ENGINEERING TOMORROW



Guida all'applicazione

## **Come progettare**

soluzioni di bilanciamento e regolazione per **applicazioni idroniche energicamente efficienti** in edifici residenziali e commerciali

44

applicazioni con descrizioni dettagliate dell'investimento, della progettazione, della costruzione e della regolazione

hbc.danfoss.com

### Struttura dei contenuti della presente guida

### 1. Applicazioni idroniche

#### 1.1 Commerciali

- 1.1.1 Portata variabile
- 1.1.2 Portata costante

#### 1.2 Residenziali

- 1.2.1 Impianto a due tubi
- 1.2.2 Impianto monotubo
- 1.2.3 Riscaldamento
  - applicazioni speciali

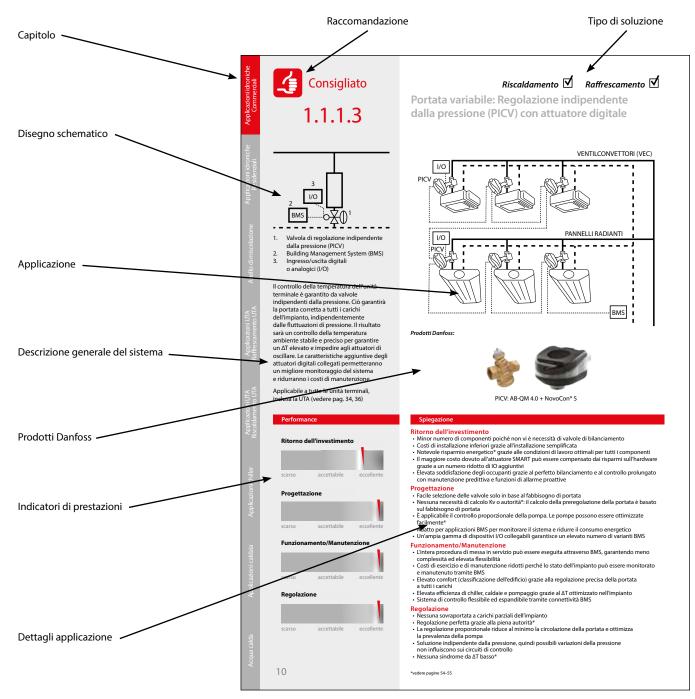
2. Anello di miscelazione

#### 3. Applicazioni UTA

- 3.1 Applicazioni UTA riscaldamento
- 3.2 Applicazioni UTA raffrescamento
- 4. Applicazioni chiller
- 5. Applicazioni caldaia

- 6. Applicazioni acqua calda
- 7. Glossario e abbreviazioni
- 8. Teoria della regolazione e delle valvole
- 9. Analisi dell'efficienza energetica
- 10. Panoramica dei prodotti

### Ciascuna pagina contiene:



#### Introduzione

Progettare sistemi HVAC non è così semplice. Prima di prendere la decisione finale sul carico di riscaldamento e/o raffrescamento, sulle unità terminali da utilizzare, su come generare riscaldamento o raffrescamento e su molti altri aspetti, è necessario considerare numerosi fattori.

Questa guida applicativa è stata sviluppata per aiutarvi a prendere alcune di queste decisioni illustrando le conseguenze di determinate scelte. Ad esempio, potreste essere tentati di optare per il costo iniziale più basso (CAPEX), ma dovreste rinunciare ad altri fattori, come il consumo di energia o la qualità dell'aria interna (IAQ). In alcuni progetti il CAPEX potrebbe essere il fattore decisivo, ma in altri l'efficienza energetica o la precisione della regolazione sono aspetti da tenere maggiormente in considerazione. Abbiamo raccolto le informazioni più importanti di ogni soluzione in un'unica pagina con chiare indicazioni sulle conseguenze previste di ogni scelta.

Lo scopo di questa guida non era quello di descrivere ogni singola applicazione: sarebbe stato impossibile. Ogni giorno, progettisti esperti propongono nuove soluzioni che potrebbero essere pertinenti solo per un problema specifico o per nuovi problemi. Questo è il compito degli ingegneri. La spinta verso soluzioni più ecologiche ed energeticamente sostenibili sta ponendo ogni giorno nuove sfide, aprendo la strada ad applicazioni inedite. In questa guida troverete informazioni sulle applicazioni più comuni.

Danfoss, inoltre, mette a disposizione personale competente che può supportarvi in problemi specifici o nei calcoli. Contattate la sede locale di Danfoss per assistenza nella vostra lingua madre.

Ci auguriamo che questa guida vi aiuti nel vostro lavoro quotidiano.

#### Ciascuna applicazione qui illustrata viene analizzata su quattro aspetti:

Ritorno dell'investimento, progettazione, funzionamento/manutenzione, regolazione



#### Tutte le applicazioni sono contrassegnate come:

Soluzioni tecnicamente ed economicamente ottimizzate, secondo le raccomandazioni di Danfoss. Questa soluzione costituisce un sistema operativo efficiente.



A seconda della situazione e delle specificità del sistema, questa soluzione costituisce una corretta installazione. Tuttavia, essa comporta alcuni compromessi.



Questa soluzione non è raccomandata in quanto determina sistemi costosi e inefficienti oppure non fornisce alcuna garanzia sulla qualità dell'aria interna.



#### Note

## Indice

| Stru             | ıttura dei contenuti della presenta guida   | 2  |
|------------------|---|----|
| Cia              | scuna pagina contiene   | 2  |
| Intr             | oduzione  | 3  |
| 1. Appl          | cazioni idroniche   |    |
| 1.1 App          | licazioni idroniche – edifici commerciali   | 6  |
| 1.1.1 <b>C</b> c | ommerciale – Portata variabile  |    |
| 1.1.             | 1.1 Portata variabile: Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con attuatore ON/OFF   | 8  |
| 1.1.             | 1.2 Portata variabile: Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con controllo proporzionale  | 9  |
| 1.1.             | 1.3 Portata variabile: Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con attuatore digitale   | 10 |
| 1.1.             | 1.4 Portata variabile: Limitazione di portata (con limitatore di portata) sull'unità terminale<br>con attuatore ON/OFF o modulare   | 11 |
| 1.1.             | 1.5 Portata variabile: Regolazione pressione differenziale con ON/OFF o modulazione   | 12 |
| 1.1.             | 1.6 Portata variabile: Installazione shell and core per uffici e centri commerciali*  | 13 |
| 1.1.             | 1.7 Portata variabile: Bilanciamento manuale  | 14 |
| 1.1.             | 1.8 Portata variabile: Bilanciamento manuale con ritorno inverso  | 15 |
| 1.1.             | 1.9 Portata variabile: Commutazione a quattro tubi (CO6) per pannelli radianti di riscaldamento/raffrescamento,<br>travi fredde, ecc. con valvola di regolazione PICV             | 16 |
| 1.1.             | 1.10 Portata variabile: Impianto di riscaldamento/raffrescamento a due tubi con commutazione centrale*  | 17 |
| 1.1.2 Co         | ommerciale – Portata costante   |    |
| 1.1.             | 2.1 Portata costante: Valvola a 3 vie con bilanciamento manuale (in ventilconvettori, travi fredde, ecc.)   | 18 |
| 1.1.             | 2.2 Portata costante: Valvola a 3 vie con limitatore di portata sulle unità terminali (ventilconvettore, trave fredda, ecc.)  | 19 |
| 1.2 App          | licazioni idroniche – edifici residenziali  |    |
| 1.2.1 Re         | esidenziale – Impianto a due tubi   |    |
| 1.2.             | 1.1 Impianto di riscaldamento a radiatori a due tubi – colonne montanti con valvole termostatiche per radiatori<br>(con preregolazione)   | 20 |
| 1.2.             | 1.2 Impianto di riscaldamento a radiatori a due tubi – colonne montanti con valvole termostatiche per radiatori<br>(senza preregolazione)   | 21 |
| 1.2.             | 1.3 Regolazione indipendente dalla pressione per impianto di riscaldamento a radiatori  | 22 |
| 1.2.             | 1.4 Colonne montanti subordinate (scala, bagno, ecc.) in impianti di riscaldamento a radiatori a due o un tubo senza<br>valvola termostatica                                      | 23 |
| 1.2.             | 1.5 Regolatore Δp per collettore con regolazione di zona/anello individuale   | 24 |
| 1.2.             | 1.6 Regolatore Δp e limitazione di portata per collettore con controllo di zona centrale  | 25 |
| 1.2.2 Re         | esidenziale – Impianto monotubo   |    |
| 1.2.             | 2.1 Riqualificazione di impianto di riscaldamento a radiatori monotubo con limitazione di portata automatica<br>e possibile limitazione della temperatura di ritorno autoazionata | 26 |
| 1.2.             | 2.2 Riqualificazione di impianto di riscaldamento a radiatori monotubo con limitazione di portata elettronica<br>e controllo della temperatura di ritorno                         | 27 |
| 1.2.             | 2.3 Riqualificazione di impianto di riscaldamento a radiatori monotubo con bilanciamento manuale  | 28 |
| 1.2.             | 2.4 Impianti di riscaldamento orizzontali monotubo con valvole termostatiche per radiatori, limitazione di portata<br>e controllo della temperatura di ritorno autoazionato       | 29 |
| 1.2.3 Re         | sidenziale – Riscaldamento – applicazioni speciali  |    |
| 1.2.             | 3.1 Impianto a tre tubi con satellite d'utenza; riscaldamento controllato da $\Delta p$ e produzione di ACS locale*   | 30 |
|                  |   |    |

| 2. Anello di miscelazione  |    |  |
|--|----|--|
| 2.1 Miscelazione con PICV – collettore con differenza di pressione                                   | 31 |  |
| 2.2 Controllo iniezione (portata costante) con valvola a 3 vie                                       | 32 |  |
| 2.3 Miscelazione con valvola a 3 vie – collettore senza differenza di pressione                      | 33 |  |
| 3 Applicazioni UTA   |    |  |
| 3.1 Applicazioni UTA – riscaldamento   |    |  |
| 3.1.1 Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) per raffrescamento                             | 34 |  |
| 3.1.2 Controllo tramite valvola a 3 vie per raffrescamento   | 35 |  |
| 3.2 Applicazioni UTA – raffrescamento  |    |  |
| 3.2.1 Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) per riscaldamento                              | 36 |  |
| 3.2.2 Controllo tramite valvola a 3 vie per riscaldamento  | 37 |  |
| 3.2.3 Mantenere la corretta temperatura di mandata davanti alla UTA in condizioni di carico parziale | 38 |  |
| 4. Applicazioni chiller  |    |  |
| 4.1 Mandata del primario variabile   | 39 |  |
| 4.2 Primario costante, secondario variabile (fase primario)  | 40 |  |
| 4.3 Primario costante e secondario variabile (primario secondario)                                   | 41 |  |
| 4.4 Primario e secondario costante (impianto a portata costante)                                     | 42 |  |
| 4.5 Impianto di teleraffrescamento   | 43 |  |
| 5. Applicazioni caldaia  |    |  |
| 5.1 Caldaia a condensazione, mandata del primario variabile  | 44 |  |
| 5.2 Caldaie tradizionali, mandata del primario variabile   | 45 |  |
| 5.3 Impianto con disaccoppiatori collettori  | 46 |  |
| 6. Acqua calda sanitaria   |    |  |
| 6.1 Bilanciamento termico nella circolazione ACS (disposizione verticale)                            | 47 |  |
| 6.2 Bilanciamento termico nella circolazione ACS (circuito orizzontale)                              | 48 |  |
| 6.3 Bilanciamento termico del ricircolo ACS con disinfezione autoazionata                            | 49 |  |
| 6.4 Bilanciamento termico del ricircolo ACS con disinfezione elettronica                             | 50 |  |
| 6.5 Controllo ricircolo ACS* con bilanciamento manuale   | 51 |  |
| 7. Glossario e abbreviazioni   |    |  |
| 8. Teoria della regolazione e delle valvole  |    |  |
| 9. Analisi dell'efficienza energetica  |    |  |
| 10. Panoramica dei prodotti  |    |  |

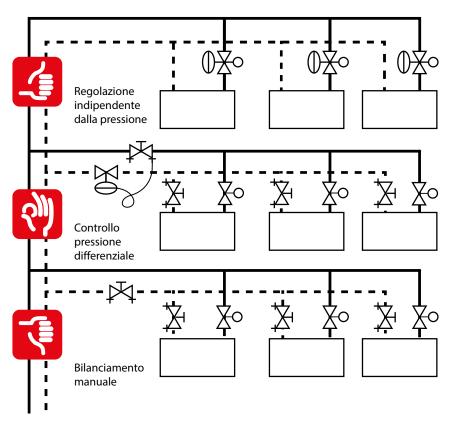
Applicazioni idroniche – edifici commerciali Impianti a portata variabile\*

## 1.1.1.1 - 1.1.1.6\*\*

Le applicazioni idroniche possono essere controllate e bilanciate in base a svariati tipi di soluzioni. È impossibile trovare la soluzione perfetta.

È necessario considerare ogni sistema e le sue specificità per determinare la soluzione più efficiente

Tutte le applicazioni con valvole di regolazione sono impianti a portata variabile\*. Il calcolo viene generalmente eseguito in base ai parametri nominali, ma durante il funzionamento la portata in ogni punto dell'impianto cambia (le valvole di regolazione sono in funzione). Le variazioni di portata provocano variazioni di pressione. Ecco perché in questo caso dobbiamo utilizzare una soluzione di bilanciamento che consenta di rispondere alle variazioni del carico parziale.



La valutazione dei sistemi (consigliato/accettabile/non consigliato) si basa principalmente sulla combinazione dei quattro aspetti menzionati a pagina 3 (ritorno dell'investimento/progettazione/ funzionamento-manutenzione/regolazione), ma i fattori più importanti sono le prestazioni e l'efficienza del sistema.

Nelle applicazioni descritte sopra, il sistema bilanciato manualmente non è consigliato in quanto gli elementi statici non sono in grado di seguire il comportamento dinamico del sistema a portata variabile\* e durante una condizione di carico parziale si verifica un'enorme sovraportata sulle valvole di regolazione (a causa della minore perdita di carico sulla rete di tubazioni).

Il sistema con regolazione di pressione differenziale funziona molto meglio (accettabile) perché la stabilizzazione della pressione è più vicina alle valvole di regolazione e, sebbene vi sia comunque un sistema a bilanciamento manuale all'interno del circuito a regolazione dp, il fenomeno di sovraportata è mitigato. L'efficienza di tale impianto dipende dalla posizione della valvola di regolazione della pressione differenziale. Quanto più vicina è alla valvola di regolazione, tanto migliore è il suo funzionamento.

Il sistema più efficiente (consigliato) che possiamo avere consiste nell'uso di PICV (valvole di regolazione indipendenti dalla pressione). In questo caso, la stabilizzazione della pressione è direttamente sulla valvola di regolazione, quindi abbiamo la piena autorità\* e siamo in grado di eliminare tutta la portata non necessaria dal sistema.

#### Note

Note

7

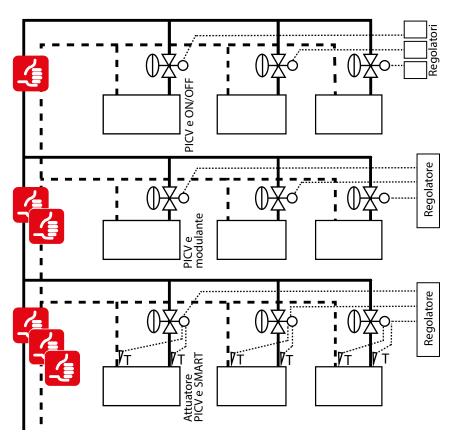
Applicazioni idroniche – edifici commerciali

Impianto a portata variabile\*: PICV - ON/OFF vs modulante vs controllo intelligente

1.1.1.1 – 1.1.1.3\*\*

Tutte queste applicazioni si basano sulla tecnologia PICV (Pressure Independent Control Valve, valvola di regolazione indipendente dalla pressione). Ciò significa che la valvola di regolazione (integrata nel corpo valvola) è indipendente dalle fluttuazioni di pressione nel sistema sia in condizioni di pieno carico che in condizioni di carico parziale. Questa soluzione ci consente di utilizzare diversi tipi di attuatori (metodo di controllo):

- Con il controllo ON/OFF, l'attuatore ha due posizioni: aperto e chiuso
- Con il controllo della modulazione, l'attuatore è in grado di impostare qualsiasi portata tra il valore nominale e zero
- Con l'attuatore SMART possiamo garantire (al di sopra del controllo della modulazione) la connettività diretta al BMS (Building Management System) per utilizzare funzioni avanzate come l'allocazione di energia, la gestione di energia, ecc.



La tecnologia PICV consente di utilizzare il controllo proporzionale della pompa o a punto finale (basato sul sensore  $\Delta p$ ).

I tipi di controllo sopra menzionati influiscono notevolmente sul consumo di energia complessivo dei sistemi.

Mentre il controllo ON/OFF assicura una portata pari al 100% o 0 durante il funzionamento, il controllo della modulazione consente di ridurre al minimo la portata sull'unità terminale in base alla richiesta reale. Ad esempio, alla stessa richiesta media di energia del 50%, abbiamo bisogno di circa 1/3 della portata per il controllo della modulazione, rispetto al controllo ON/OFF. (Ulteriori dettagli sono disponibili nel capitolo 9.)

La portata inferiore contribuisce al risparmio energetico\* su più livelli:

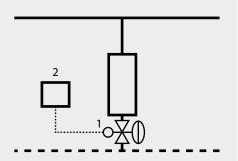
- Minori costi di pompaggio (una portata inferiore richiede meno elettricità)
- Migliore efficienza di chiller/caldaie (una minore portata assicura un ΔT maggiore nell'impianto)
- Una minore oscillazione della temperatura ambiente\* garantisce un comfort migliore e definisce il setpoint della temperatura ambiente

Il controllo SMART, rispetto ai vantaggi summenzionati, consente di ridurre i costi di manutenzione grazie all'accesso remoto e alla manutenzione predittiva.

#### vedere pagine 54–55



1.1.1.1



- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- Controllo della temperatura ambiente (RC)

Bilanciamento dell'unità terminale tramite valvole indipendenti dalla pressione. Ciò garantirà la portata corretta a tutti i carichi dell'impianto, indipendentemente dalle fluttuazioni di pressione. Il controllo ON/OFF provoca fluttuazioni della temperatura ambiente. L'impianto non funzionerà in modo ottimale perché ΔT non è ottimizzato.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

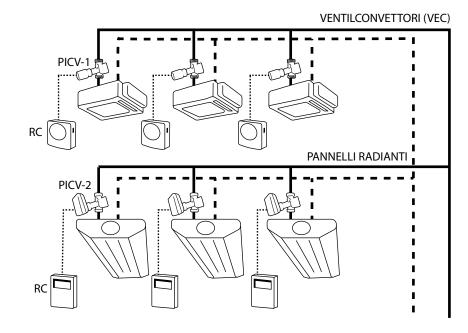


#### Regolazione



## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata variabile: Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con attuatore ON/OFF



#### Prodotti Danfoss:



PICV-1: AB-QM 4.0 + TWA-Q

PICV-2: AB-QM 4.0 + AMI-140

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Minor numero di componenti poiché non vi è necessità di valvole di bilanciamento
- Costi di installazione inferiori grazie all'installazione semplificata
- I chiller e le caldaie funzionano in modo efficiente ma non ottimale perché ΔT non è ottimizzato
- La consegna dell'edificio può essere facilmente effettuata in fasi

#### **Progettazione**

- Facile selezione delle valvole solo in base al fabbisogno di portata
- Nessuna necessità di calcolo Kv o autorità\*: il calcolo è basato sul fabbisogno di portata
- Equilibrio perfetto a ogni carico
- È applicabile il controllo proporzionale della pompa e le pompe possono essere ottimizzate\*
- Può essere utilizzato il fabbisogno  $\Delta p$  minimo disponibile sulla valvola per calcolare la prevalenza della pompa

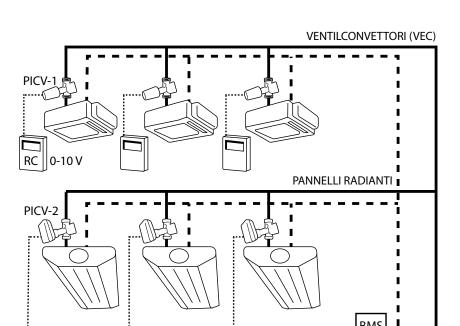
#### Funzionamento/Manutenzione

- Struttura semplificata grazie alla riduzione dei componenti
- Impostazione automatica senza complicate procedure di bilanciamento
- Variazioni della temperatura ambiente con conseguenti lamentele degli occupanti
- · Costi operativi e di manutenzione bassi con conseguente disagio degli occupanti
- $\bullet$  Buona ma ridotta efficienza di chiller, caldaie e pompaggio a causa di un  $\Delta T$  non ottimizzato nell'impianto

- Fluttuazioni di temperatura\*
- · Nessuna sovraportata\*
- Soluzione indipendente dalla pressione, quindi possibili variazioni della pressione non influiscono sui circuiti di controllo
- È improbabile che si verifichi una sindrome da ΔT basso\*

## Riscaldamento ☑ Raffrescamento ☑

Portata variabile: Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con controllo proporzionale



#### Prodotti Danfoss:





PICV-1: AB-QM 4.0 + ABNM A5

PICV-2: AB-QM 4.0 + AME 110 NL

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Minor numero di componenti poiché non vi è necessità di valvole di bilanciamento
- $\bullet \ \ Costi \ di \ installazione \ inferiori \ grazie \ all'installazione \ semplificata$
- $\bullet \ \ \text{Notevole risparmio energetico*} \ \text{grazie alle condizioni di lavoro ottimali per tutti i componenti}$
- La consegna dell'edificio può essere facilmente effettuata in fasi

#### **Progettazione**

- Facile selezione delle valvole solo in base al fabbisogno di portata
- Nessuna necessità di calcolo Kv o autorità\*: il calcolo della preregolazione della portata è basato sul fabbisogno di portata
- È applicabile il controllo proporzionale della pompa. Le pompe possono essere ottimizzate facilmente\*
- $\bullet \ \ \text{Adatto per applicazioni BMS per monitorare il sistema e ridurre il consumo energetico}$

#### Funzionamento/Manutenzione

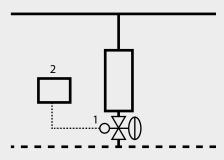
- Struttura semplificata grazie alla riduzione dei componenti
- Impostazione automatica senza complicate procedure di bilanciamento
- Buon controllo a tutti i carichi, senza lamentele da parte degli occupanti
- · Costi operativi e di manutenzione ridotti
- Elevato comfort (classificazione dell'edificio\*) grazie alla regolazione precisa della portata a tutti i carichi
- Elevata efficienza di chiller, caldaie e pompaggio grazie al  $\Delta T$  ottimizzato nell'impianto

#### Regolazione

- Regolazione perfetta grazie alla piena autorità\*
- Nessuna sovraportata\* a carichi parziali dell'impianto
- La regolazione proporzionale riduce al minimo la circolazione della portata e ottimizza la prevalenza della pompa
- Soluzione indipendente dalla pressione, quindi interdipendenza dalla pressione dei circuiti di controllo
- Nessuna sindrome da ΔT basso\*



1.1.1.2



- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- Building Management System
   (BMS) o controllo della temperatura
   ambiente (RC)

Il controllo della temperatura dell'unità terminale è garantito da valvole indipendenti dalla pressione. Ciò garantirà la portata corretta a tutti i carichi dell'impianto, indipendentemente dalle fluttuazioni di pressione. Il risultato sarà un controllo della temperatura ambiente stabile\* e preciso per garantire un  $\Delta T$  elevato e impedire agli attuatori di oscillare.

Applicabile a tutte le unità terminali, inclusa la UTA (vedere pag. 34, 36)

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



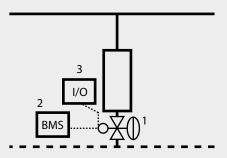
#### Funzionamento/Manutenzione







1.1.1.3



- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- **Building Management System (BMS)**
- Ingresso/uscita digitali o analogici (I/O)

Il controllo della temperatura dell'unità terminale è garantito da valvole indipendenti dalla pressione. Ciò garantirà la portata corretta a tutti i carichi dell'impianto, indipendentemente dalle fluttuazioni di pressione. Il risultato sarà un controllo della temperatura ambiente stabile e preciso per garantire un ΔT elevato e impedire agli attuatori di oscillare. Le caratteristiche aggiuntive degli attuatori digitali collegati permetteranno un migliore monitoraggio del sistema e ridurranno i costi di manutenzione.

Applicabile a tutte le unità terminali, inclusa la UTA (vedere pag. 34, 36)

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

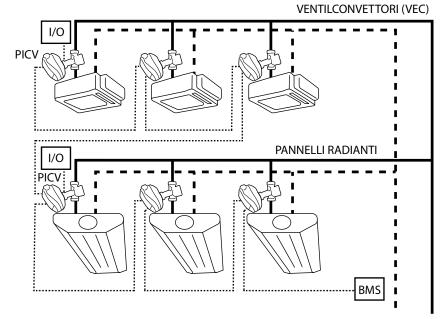


#### Regolazione



## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata variabile: Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con attuatore digitale



#### Prodotti Danfoss:



PICV: AB-QM 4.0 + NovoCon® S

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Minor numero di componenti poiché non vi è necessità di valvole di bilanciamento
- $\bullet \ \ Costi \ di \ installazione \ inferiori \ grazie \ all'installazione \ semplificata$
- Notevole risparmio energetico\* grazie alle condizioni di lavoro ottimali per tutti i componenti
- Il maggiore costo dovuto all'attuatore SMART può essere compensato dai risparmi sull'hardware grazie a un numero ridotto di IO aggiuntivi
- · Elevata soddisfazione degli occupanti grazie al perfetto bilanciamento e al controllo prolungato con manutenzione predittiva e funzioni di allarme proattive

#### **Progettazione**

- Facile selezione delle valvole solo in base al fabbisogno di portata
- Nessuna necessità di calcolo Kv o autorità\*: il calcolo della preregolazione della portata è basato sul fabbisogno di portata
- È applicabile il controllo proporzionale della pompa. Le pompe possono essere ottimizzate
- Adatto per applicazioni BMS per monitorare il sistema e ridurre il consumo energetico
- Un'ampia gamma di dispositivi I/O collegabili garantisce un elevato numero di varianti BMS

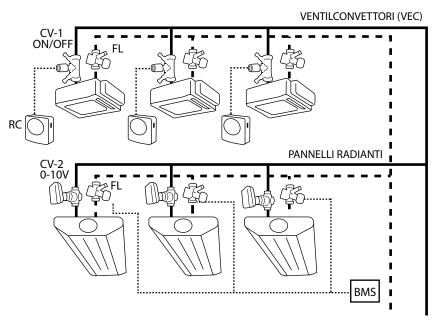
#### Funzionamento/Manutenzione

- · L'intera procedura di messa in servizio può essere eseguita attraverso BMS, garantendo meno complessità ed elevata flessibilità
- Costi di esercizio e di manutenzione ridotti perché lo stato dell'impianto può essere monitorato e manutenuto tramite BMS
- Elevato comfort (classificazione dell'edificio) grazie alla regolazione precisa della portata
- Elevata efficienza di chiller, caldaie e pompaggio grazie al  $\Delta T$  ottimizzato nell'impianto
- · Sistema di controllo flessibile ed espandibile tramite connettività BMS

- · Nessuna sovraportata a carichi parziali dell'impianto
- · Regolazione perfetta grazie alla piena autorità\*
- La regolazione proporzionale riduce al minimo la circolazione della portata e ottimizza la prevalenza della pompa
- Soluzione indipendente dalla pressione, quindi possibili variazioni della pressione non influiscono sui circuiti di controllo
- Nessuna sindrome da AT basso\*

## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata variabile: Limitazione della portata (con limitatore di portata) sull'unità terminale con attuatore ON/OFF o modulare













CV-2: VZ2 + AME130 FL: AB-QM

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Costo del prodotto relativamente elevato a causa di due valvole per tutte le unità terminali (CV + FL)
- Costi di installazione più elevati nonostante non siano necessarie valvole partner manuali\*
- Si consiglia una pompa a velocità variabile (è possibile il controllo proporzionale della pompa)

#### **Progettazione**

- È necessario un calcolo tradizionale, ma solo per il kvs della valvola di regolazione. Non è necessario calcolare l'autorità\* poiché il FL sottrarrà l'autorità della CV
- Per il controllo ON/OFF è una soluzione accettabile (disegno semplice: grande kvs della valvola di zona, limitatore di portata selezionato in base al fabbisogno di portata)
- È necessaria un'elevata prevalenza della pompa a causa delle due valvole ( $\Delta p$  aggiuntivo sul limitatore di portata)

#### Funzionamento/Manutenzione

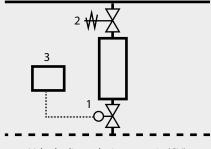
- · La forza di chiusura dell'attuatore deve essere in grado di chiudere la valvola in base alla prevalenza della pompa alla portata minima
- · La maggior parte dei limitatori di portata hanno una portata predeterminata e non è possibile alcuna regolazione
- Per il flussaggio devono essere rimosse le cartucce dall'impianto e rimontate successivamente (doppio svuotamento e riempimento del sistema)
- Le cartucce hanno piccole aperture e si ostruiscono facilmente
- · Se si tenta la modulazione, la vita utile della CV sarà molto breve a causa dell'oscillazione a carichi parziali dell'impianto
- Elevato consumo di energia con controllo della modulazione grazie alla maggiore prevalenza della pompa e alla sovraportata sulle unità terminali a carico parziale

#### Regolazione

- Fluttuazioni di temperatura dovute al controllo ON/OFF, anche con attuatori modulanti\*
- Nessuna sovraportata\*
- Nessuna interdipendenza dalla pressione dei circuiti di controllo
- · Sovraportata durante il carico parziale durante la modulazione perché l'FL manterrà la portata massima, se possibile

# Non consigliato

1.1.1.4



- Valvola di regolazione a 2 vie (CV)
- Limitatore di portata (FL) 2.
- **Building Management System** (BMS) o controllo della temperatura ambiente (RC)

Il controllo della temperatura dell'unità terminale viene effettuata tramite valvole di regolazione (CV) motorizzate convenzionali, mentre il bilanciamento idronico nell'impianto viene realizzato tramite un limitatore di portata (FL) automatico. Per il controllo ON/OFF questa potrebbe essere una soluzione accettabile, a condizione che la prevalenza della pompa non sia troppo alta. Per il controllo modulante questa soluzione non è accettabile. Il FL contrasta le azioni della CV e distorce completamente la caratteristica di controllo. Pertanto, la modulazione con questa soluzione è impossibile.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione



#### Regolazione

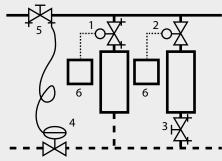


\*vedere pagine 54-55

11



.1.1.5



- Valvola di regolazione di zona (con preregolazione) (CV)
- Valvola di regolazione di zona (senza preregolazione) (CV)
- 3. Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- Regolatore Δp (DPCV)
- Valvola partner\*
- Building Management System (BMS) o controllo della temperatura ambiente (RC)

Il controllo della temperatura sull'unità terminale viene effettuato tramite una valvola di regolazione motorizzata convenzionale (CV). Il bilanciamento idronico si ottiene tramite i regolatori di pressione differenziale (DPCV) sulle diramazioni e le valvole di bilanciamento manuale (MBV) sull'unità terminale. Se la CV dispone di un'opzione di preregolazione, la MBV è superflua.

Garantisce che, indipendentemente dalle oscillazioni di pressione nella rete di distribuzione, vi siano pressione e portata adeguate nel segmento controllato dalla pressione.

#### **Performance**

### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

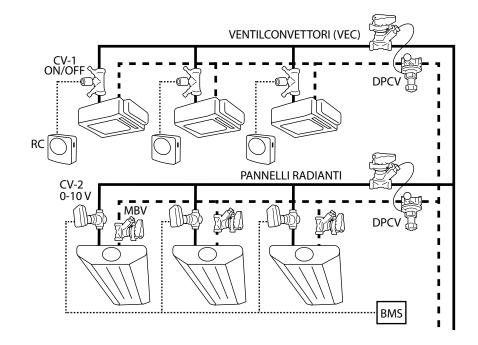


#### Regolazione



## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata variabile: Regolazione pressione differenziale con ON/OFF o modulazione





CV-1: RA-HC + TWA-A

CV-2: VZ2 + AME130

MBV: MSV-BD

DPCV: ASV-PV+ASV-BD

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Richiede regolatori Δp e valvole partner\*
- Sono necessarie MBV o CV preregolabili per ciascuna unità terminale
- I sistemi di raffrescamento possono richiedere regolatori Δp grandi e costosi (flangiati)
- Buona efficienza energetica perché le sovraportate\* a carico parziale sono limitate

#### **Progettazione**

- Progettazione semplificata perché le diramazioni sono indipendenti dalla pressione
- ullet Calcolo Kv necessario per il regolatore  $\Delta p$  e la valvola di regolazione. Per il controllo modulante è necessario anche un calcolo dell'autorità\*
- Il calcolo della preregolazione per le unità terminali è necessario per una corretta distribuzione dell'acqua all'interno della diramazione
- ullet È necessario calcolare l'impostazione per il regolatore  $\Delta p$
- · Si consiglia una pompa a velocità variabile

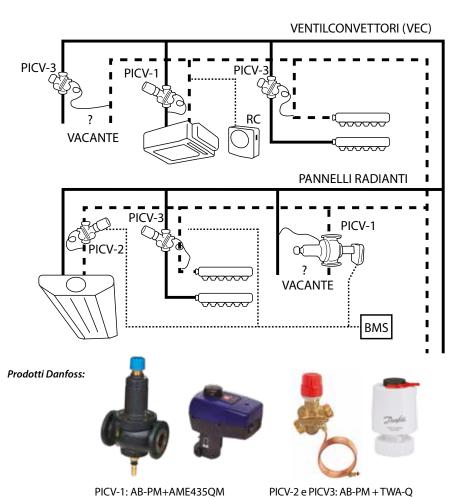
#### Funzionamento/Manutenzione

- Altri componenti da installare includono il collegamento del tubo di impulso tra  $\Delta p$ e la valvola partner\*
- · Procedura di messa in servizio\* semplificata grazie alle diramazioni indipendenti dalla pressione
- Il bilanciamento sulle unità terminali è comunque necessario, anche se semplificato dalla diramazione controllata da Ap
- Possibile messa in servizio a fasi (diramazione per diramazione)

- Generalmente accettabile per una buona controllabilità
- Le fluttuazioni di pressione che influiscono sulla controllabilità possono verificarsi con lunghe diramazioni e/o grandi Δp sulle unità terminali
- A seconda delle dimensioni delle sovraportate della diramazione, possono comunque verificarsi fluttuazioni della temperatura ambiente
- Se si impiega una limitazione di portata sulla valvola partner\* collegata al regolatore Δp (non sulle unità terminali), sono attese maggiori sovraportate e oscillazioni della temperatura ambiente\*

Riscaldamento ☑ Raffrescamento ☑

Portata variabile: Installazione shell and core per uffici e centri commerciali\*



#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- È necessaria una sola valvola
- Un attuatore per il controllo di zona o della portata
- Si consiglia una pompa a velocità variabile (è possibile il controllo proporzionale della pompa)

#### **Progettazione**

- · Nessuna necessità di calcolo kvs e autorità\*
- Calcolo della preregolazione necessario solo in base alla portata e al fabbisogno Δp del circuito
- Per la progettazione del circuito (fase successiva dell'installazione) sono disponibili i parametri di impostazione

#### Funzionamento/Manutenzione

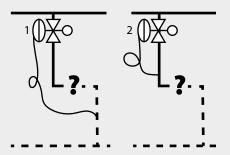
- Soluzione affidabile per il collegamento in negozio o a pavimento  $% \left( 1\right) =\left( 1\right) \left( 1\right)$
- L'impostazione della portata può essere effettuata sulla base delle misurazioni effettuate sui nippli di prova della valvola
- La distribuzione centralizzata è sempre correttamente bilanciata e indipendente da eventuali errori di dimensionamento sul lato occupante
- Le modifiche nella sezione secondaria del sistema non influenzano altri negozi o pavimenti
- Facile risoluzione dei problemi, allocazione dell'energia, gestione, ecc. con NovoCon

#### Regolazione

- Differenza di pressione stabile per negozi o pavimenti
- Se si utilizza solo la limitazione della portata, possono verificarsi piccole sovraportate all'interno del circuito durante il carico parziale
- L'attuatore sulla valvola (se presente) assicura il controllo di zona (applicazione di controllo Δp)
  o della portata (applicazione di controllo della portata)
- \*\*È possibile scegliere tra due approcci diversi:
- 1. Limitazione di portata e  $\Delta P$ . Qui la valvola limita sia la  $\Delta P$  che la portata
- Solo limitazione di portata. Questo approccio richiederà ulteriori controlli di zona e bilanciamento per le unità terminali



1.1.1.6



- 1. Valvola di bilanciamento automatica combinata come regolatore  $\Delta p$  (PICV 1)
- Valvola di bilanciamento automatica combinata come regolatore di portata (PICV 2)

Questa applicazione è utile in particolare per le situazioni in cui il sistema è costruito in due fasi da fornitori diversi. La prima fase è solitamente l'infrastruttura centrale, come caldaie, chiller e tubazioni di trasporto, mentre la seconda parte include le unità terminali e di controllo ambiente.

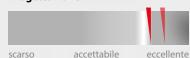
Tale situazione si verifica comunemente nei centri commerciali, dove ciascun negozio utilizza il proprio fornitore per l'installazione delle unità interne o negli edifici cosiddetti shell and core (a guscio e nucleo) dove il locatore di un piano di uffici provvede all'impiantistica (compreso il sistema HVAC) del proprio spazio.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione

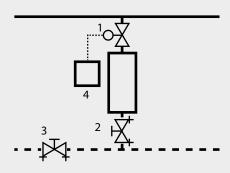


#### Funzionamento/Manutenzione





1.1.1.7



- Valvola di regolazione a 2 vie (CV) 1.
- 2. Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- Valvola partner\* (MBV) 3.
- **Building Management System** (BMS) o controllo della temperatura ambiente (RC)

Le unità terminali sono controllate da valvole di regolazione motorizzate convenzionali e il bilanciamento idronico è ottenuto tramite una valvola di bilanciamento manuale. A causa della natura statica, la valvola MBV assicura il bilanciamento idronico solo a pieno carico dell'impianto. Durante il carico parziale, sono prevedibili sovraportate e sottoportate nelle unità terminali, con conseguente consumo eccessivo di energia nonché punti caldi e freddi nell'impianto.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione



#### Regolazione



### Riscaldamento Raffrescamento

### Portata variabile: Bilanciamento manuale

# VENTILCONVETTORI (VEC) RCPANNELLI RADIANTI MRV **BMS**



CV-1: RA-HC + TWA-A

CV-2: VZ2 + AME130 MBV-1: MSV-BD

MBV-2: MSV-F2

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Sono necessari molti componenti: Due valvole per unità terminale e valvole di diramazione aggiuntive per la messa in servizio\*
- Aumento dei costi di installazione per la presenza di molte valvole
- È necessaria una complessa procedura di messa in servizio che aumenta il rischio di ritardi
- È consigliata una pompa a velocità variabile con funzione Δp costante

#### **Progettazione**

- È richiesto un dimensionamento preciso (valore Kv, autorità\*)
- I calcoli dell'autorità\* sono cruciali per una modulazione accettabile
- Si consiglia un controllo costante della pompa  $\Delta p$  per regolare correttamente la pressione
- È impossibile prevedere il comportamento del sistema a carico parziale

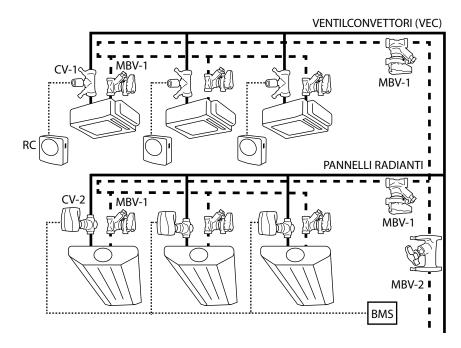
#### Funzionamento/Manutenzione

- · Procedura di messa in servizio complessa che può essere eseguita solo da personale qualificato
- Il processo di messa in servizio può essere avviato solo al termine del progetto con pieno carico sul sistema e accesso sufficiente a tutte le valvole di bilanciamento
- Elevato costo in termini di lamentele per problemi di bilanciamento, rumorosità e controllo impreciso durante il carico parziale
- Necessità di ribilanciamento periodico e in caso di variazioni dell'impianto
- Elevati costi di pompaggio\* a causa di sovraportate durante il carico parziale

- L'interdipendenza dei circuiti crea fluttuazioni di pressione che influenzano la stabilità e l'accuratezza del controllo
- · La sovraportata generata riduce l'efficienza del sistema (elevati costi di pompaggio\*, sindrome da ΔT basso\* nel sistema di raffrescamento, oscillazione della temperatura ambiente\*)
- · L'impossibilità di creare una perdita di carico sufficiente sulla valvola comporterà una scarsa autorità\* che renderà impossibile il controllo modulante

## Riscaldamento ☑ Raffrescamento ☑

Portata variabile: Bilanciamento manuale con ritorno inverso





### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- A causa di un numero maggiore di tubi l'investimento è molto più elevato
- Necessità di maggiore spazio nella colonna montante per il terzo tubo aggiuntivo
- Necessità di una pompa più grande a causa della maggiore resistenza delle tubazioni aggiuntive
- Elevato costo in termini di lamentele per problemi di bilanciamento, rumorosità e controllo impreciso durante i carichi parziali

#### **Progettazione**

- · Disegno delle tubazioni complesso
- È necessario un dimensionamento preciso della valvola di regolazione (valori Kv, autorità\*)
- I calcoli dell'autorità\* sono cruciali per una modulazione accettabile
- Si consiglia un controllo costante della pompa  $\Delta p$ , impossibile utilizzare un sensore  $\Delta p$
- Il sistema è bilanciato solo in condizioni di pieno carico
- È impossibile prevedere il comportamento del sistema a carico parziale

#### Funzionamento/Manutenzione

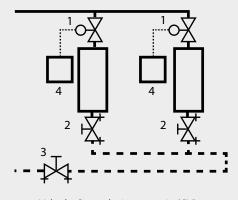
- Procedura di messa in servizio complessa\* che può essere eseguita solo da personale qualificato
- Il processo di messa in servizio può essere avviato solo al termine del progetto con pieno carico sul sistema e accesso sufficiente a tutte le valvole di bilanciamento
- Il sensore  $\Delta p$  non risolve i problemi di pompaggio eccessivo
- · Necessità di ribilanciamento in caso di variazioni dell'impianto
- Elevati costi di pompaggio\* ulteriore a causa della terza tubazione e di sovraportate durante il carico parziale

### Regolazione

- L'interdipendenza dei circuiti crea fluttuazioni di pressione che influenzano la stabilità e l'accuratezza del controllo
- La sovraportata generata riduce l'efficienza del sistema (elevati costi di pompaggio\*, sindrome da ΔT basso\* nel sistema di raffrescamento, oscillazione della temperatura ambiente\*)
- L'impossibilità di creare una perdita di carico sufficiente sulla valvola comporterà una scarsa autorità\* che renderà impossibile il controllo modulante

# Non consigliato

1.1.1.8



- 1. Valvola di regolazione a 2 vie (CV)
- 2. Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- 3. Valvola partner\* (MBV)
- 4. Building Management System (BMS) o controllo della temperatura ambiente (RC)

In un sistema di ritorno inverso (Tichelmann), le tubazioni sono progettate in modo che la prima unità terminale sulla mandata sia l'ultima sul ritorno. La teoria è che tutte le unità terminali abbiano lo stesso Δp disponibile e siano quindi bilanciate. Questo sistema può essere utilizzato solo se le unità terminali sono della stessa dimensione e hanno una portata costante\*. Per altri sistemi questa applicazione non è adatta.

### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



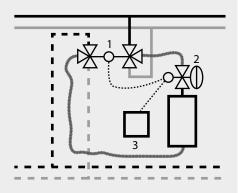
#### Funzionamento/Manutenzione







1.1.1.9



- Valvola a 6 vie
- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- **Building Management System (BMS)**

Questa applicazione è utile se si dispone di uno scambiatore di calore che necessita sia di riscaldamento che di raffrescamento. Si adatta perfettamente alle soluzioni con pannelli radianti. L'applicazione utilizza una valvola a 6 vie per la commutazione tra riscaldamento e raffrescamento e viene utilizzata una PICV per bilanciare e controllare la portata.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

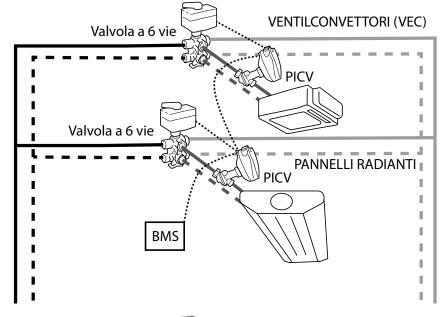


#### Regolazione



## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata variabile: Commutazione a quattro tubi (CO6) per pannelli radianti di riscaldamento/ raffrescamento, travi fredde, ecc. con valvola di regolazione PICV



Prodotti Danfoss:



Valvola a 6 vie + PICV: NovoCon ChangeOver6 + AB-QM

#### **Spiegazione**

#### Ritorno dell'investimento

- Sono necessarie solo due valvole invece di quattro. Una per la commutazione\* e una per il controllo del riscaldamento/raffrescamento
- Molto energicamente efficiente grazie all'elevato ΔT e all'assenza di sovraportate\*
- Basso costo di messa in servizio\* perché deve essere regolata solo la portata su PICV o BMS quando si utilizza un attuatore digitale
- I costi di BMS sono ridotti perché è necessario un solo datapoint

#### **Progettazione**

- Facile selezione della PICV, è necessaria solo la portata per il dimensionamento
- Nessun calcolo Kv o dell'autorità\* necessario
- Il Δp sulla valvola CO6 deve essere controllato
- · Bilanciamento e controllo perfetti sotto tutti i carichi, garantendo così un controllo preciso della temperatura ambiente

#### Funzionamento/Manutenzione

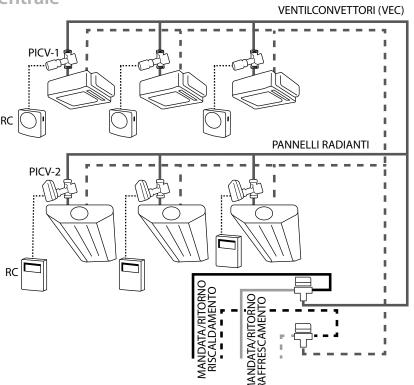
- Struttura semplificata grazie alla riduzione dei componenti e dei set premontati
- Una valvola controlla sia il raffrescamento che il riscaldamento
- · Costi in termini di lamentele ridotti grazie al bilanciamento perfetto e al controllo perfetto
- Nessuna portata incrociata tra riscaldamento e raffrescamento
- Costi operativi e di manutenzione ridotti. Flussaggio, spurgo, allocazione di energia e gestione possono essere tutti effettuati tramite BMS

- · Controllo perfetto grazie alla piena autorità\*
- Impostazioni individuali per raffrescamento e riscaldamento (portata), per un controllo perfetto in entrambe le situazioni
- · Controllo preciso della temperatura ambiente
- · L'attuatore digitale assicura un ulteriore risparmio grazie alla funzione di misurazione e gestione dell'energia

17

Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata variabile: Impianto di riscaldamento/ raffrescamento a due tubi con commutazione centrale\*











PICV-1: AB-QM 4.0 + TWA-Q

PICV-2: AB-QM 4.0 + AMI-140

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Notevole riduzione dei costi di costruzione grazie all'eliminazione di un set di tubi secondari
- Costi aggiuntivi se è necessaria la commutazione automatica\*
- Si consiglia il controllo proporzionale della pompa

#### **Progettazione**

- Semplice selezione della PICV in base alla portata di raffrescamento, che è solitamente la più alta
- La valvola deviatrice deve essere selezionata in base alla portata maggiore (raffrescamento) e si consiglia un Kvs maggiore per ridurre i costi di pompaggio\*
- È necessario garantire diverse portate per il riscaldamento e il raffrescamento, o limitando la corsa dell'attuatore o tramite la possibilità di impostare da remoto la portata massima, (attuatore digitale)
- Nella maggior parte dei casi è necessaria una prevalenza della pompa diversa per il riscaldamento e il raffrescamento

#### Funzionamento/Manutenzione

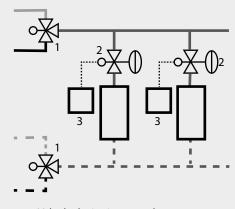
- Semplice configurazione del sistema con poche valvole, quindi costi di manutenzione ridotti
- La commutazione stagionale\* deve essere gestita
- Nessuna sovraportata\* (se la portata può essere impostata per diverse modalità di riscaldamento/ raffrescamento)

#### Regolazione

- Non è possibile riscaldare e raffrescare contemporaneamente in ambienti diversi
- Bilanciamento e regolazione idronici perfetti con PICV
- Il controllo ON/OFF provoca sovraportate quando la limitazione di portata non viene risolta per una richiesta di portata inferiore (riscaldamento)



1.1.1.10



- 1. Valvola deviatrice centrale
- 2. Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- 3. Termostato ambiente (RC)

In questa applicazione, la commutazione centralizzata fa in modo che gli ambienti possano essere raffrescati e riscaldati. Si consiglia vivamente di utilizzare una PICV per controllare la temperatura a causa dei diversi fabbisogni di portata per il riscaldamento e il raffrescamento.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



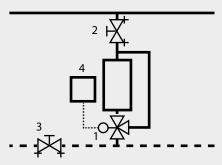
#### Funzionamento/Manutenzione







1.1.2.1



- Valvola di regolazione a 3 vie (CV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- Valvola partner\* (MBV)
- **Building Management System** (BMS) o controllo della temperatura ambiente (RC)

In questa applicazione, il controllo della temperatura sull'unità terminale viene effettuato utilizzando valvole a 3 vie. Le valvole di bilanciamento manuale vengono utilizzate per creare un bilanciamento idronico nell'impianto. Questa applicazione dovrebbe essere evitata a causa della sua elevata inefficienza energetica.

#### **Performance**

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

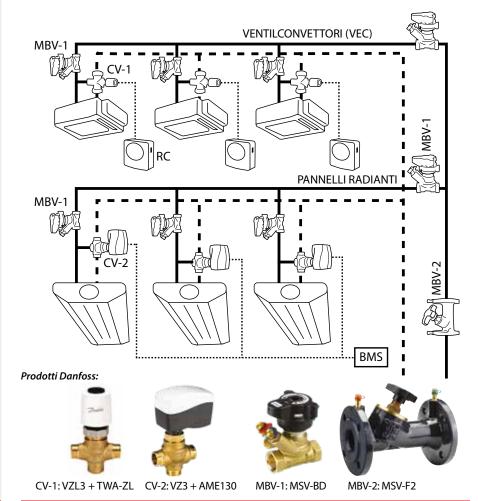


#### Regolazione



## Riscaldamento Raffrescamento

Portata costante: Valvola a 3 vie con bilanciamento manuale (in ventilconvettori, travi fredde, ecc.)



#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Sono necessari molti componenti: una valvola a 3 vie e una valvola di bilanciamento per unità terminale e ulteriori valvole di diramazione per la messa in servizio\*
- · Costi operativi estremamente elevati, grande inefficienza energetica
- · La portata è quasi costante, nessun convertitore di frequenza a velocità variabile applicato
- Con carichi parziali, ΔT molto basso nell'impianto, pertanto caldaie e chiller funzionano a un'efficienza molto bassa

#### **Progettazione**

- È richiesto il calcolo Kv, nonché il calcolo dell'autorità\* per la valvola a 3 vie in caso di modulazione
- È necessario dimensionare un bypass o montare una valvola di bilanciamento. In caso contrario, possono verificarsi grandi sovraportate nei carichi parziali che causano scarsa alimentazione dell'unità terminale e inefficienze energetiche
- Per il calcolo della prevalenza della pompa è necessario considerare il carico parziale se sono previste sovraportate sul bypass

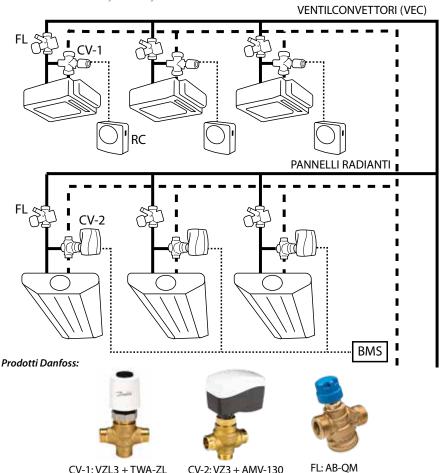
### Funzionamento/Manutenzione

- È necessaria la messa in servizio dell'impianto
- Il bilanciamento idronico a pieno carico e a carico parziale è accettabile
- Enorme consumo di energia della pompa dovuto al funzionamento costante
- Consumo di energia elevato (ΔT basso)

- La distribuzione dell'acqua e la pressione disponibile sulle unità terminali sono più o meno costanti sotto tutti i carichi
- Il controllo della temperatura ambiente è soddisfacente
- Una valvola di regolazione sovradimensionata produrrà un basso rapporto di regolazione e oscillazione\* con modulazione

Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Portata costante: Valvola a 3 vie con limitatore di portata sulle unità terminali (ventilconvettore, trave fredda, ecc.)



### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

CV-1: VZL3 + TWA-ZL

- Sono necessari molti componenti: una valvola a 3 vie e un limitatore di portata automatico
- Impostazione della valvola abbastanza semplice, nessuna valvola di bilanciamento nel bypass o altre valvole per la messa in servizio\*

CV-2: VZ3 + AMV-130

- · Costi operativi estremamente elevati, grande inefficienza energetica
- La portata è quasi costante, nessun convertitore di frequenza a velocità variabile applicato
- Con carichi parziali, ΔT molto basso nell'impianto, pertanto caldaie e chiller funzionano a un'efficienza molto bassa

- È richiesto il calcolo Ky, nonché il calcolo dell'autorità\* per la valvola a 3 vie in caso di modulazione
- Il dimensionamento e la preregolazione dei limitatori di portata si basano sulla portata nominale
- Per il calcolo della prevalenza della pompa è necessario considerare il carico parziale se sono previste sovraportate sul bypass

#### Funzionamento/Manutenzione

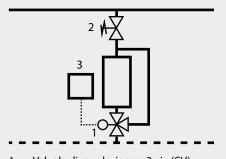
- È necessaria la messa in servizio dell'impianto
- Il bilanciamento idronico a pieno carico e a carico parziale è accettabile
- Enorme consumo di energia della pompa dovuto al funzionamento costante
- Consumo di energia elevato (ΔT basso)

- · La distribuzione dell'acqua e la pressione disponibile sulle unità terminali sono più o meno costanti sotto tutti i carichi
- Il controllo della temperatura ambiente è soddisfacente
- Una valvola di regolazione sovradimensionata produrrà un basso rapporto di regolazione e oscillazione\* con modulazione

## Non consigliato



1.1.2.2



- Valvola di regolazione a 3 vie (CV)
- Limitatore di portata (FL) 2.
- **Building Management System** (BMS) o controllo della temperatura ambiente (RC)

In questa applicazione, il controllo della temperatura sull'unità terminale viene effettuato utilizzando valvole a 3 vie. I limitatori di portata automatici vengono utilizzati per creare un bilanciamento idronico nell'impianto. Questa applicazione dovrebbe essere evitata a causa della sua elevata inefficienza energetica.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



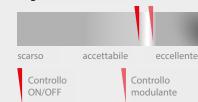
#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione



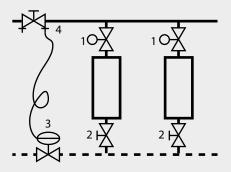
#### Regolazione



19



1.2.1.1



- Valvola termostatica per radiatori (TRV)
- 2. Detentore (RLV)
- 3. Regolatore Δp (DPCV)
- Valvola partner\*

In questa applicazione garantiamo una portata variabile\* sulle colonne montanti con valvole termostatiche per radiatori. In caso di preregolazione disponibile su TRV, il regolatore ΔP è utilizzato senza limitazione di portata sulla colonna montante.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione



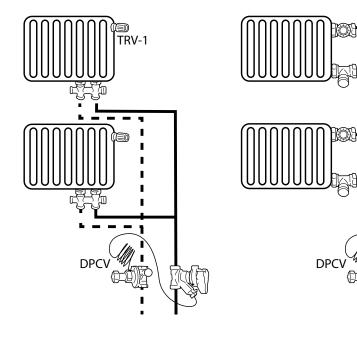
#### Regolazione



Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

TRV-2

Impianto di riscaldamento a radiatori a due tubi - colonne montanti con valvole termostatiche per radiatori (con preregolazione)



#### Prodotti Danfoss:



Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Il regolatore Δp è più costoso rispetto al bilanciamento manuale
- La messa in servizio non è necessaria; solo impostazione  $\Delta p$  sul regolatore  $\Delta p$  e preregolazione della portata sulle TRV
- · Si consiglia una pompa a velocità variabile

#### **Progettazione**

- Semplice metodo di calcolo, le colonne montanti controllate da regolatore Δp possono essere calcolate come circuiti indipendenti (è possibile dividere il sistema per colonne montanti)
- È necessario il calcolo della preregolazione dei radiatori
- Calcolo Kv necessario per il regolatore Δp e la valvola di regolazione. Calcolo dell'autorità necessario anche per il corretto funzionamento della TRV
- ullet Il fabbisogno  $\Delta p$  del circuito deve essere calcolato e impostato in base alla portata nominale e alla resistenza del sistema

#### Funzionamento/Manutenzione

- · La regolazione idraulica si trova nella parte inferiore delle colonne montanti e della preregolazione del radiatore
- Nessuna interferenza idronica tra le colonne montanti
- Bilanciamento a pieno carico e a carico parziale: buono con preregolazione TRV
- Buona efficienza: AT aumentato sulla colonna montante e la pompa a velocità variabile assicurano un risparmio energetico

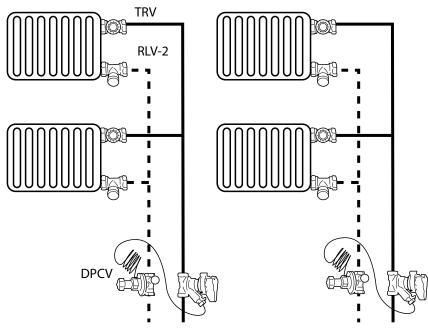
- Buona efficienza dell'impianto con preregolazione individuale sui radiatori
- Bassi costi di pompaggio: la portata delle colonne montanti è limitata
- ΔT massimo sulle colonne montanti

Riscaldamento 

✓ Raffrescamento 

□

Impianto di riscaldamento a radiatori a due tubi – colonne montanti con valvole termostatiche per radiatori (senza preregolazione)







DPCV: ASV-PV+ASV-BD

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Il regolatore  $\Delta p$  più la limitazione di portata sono più costosi del bilanciamento manuale
- La messa in servizio\* per la limitazione di portata sulla parte inferiore della colonna montante più l'impostazione dp sul regolatore Δp sono necessarie
- Si consiglia una pompa a velocità variabile

#### **Progettazione**

- Semplice metodo di calcolo, le colonne montanti controllate da regolatore Δp possono essere calcolate come circuiti indipendenti (è possibile dividere il sistema per colonne montanti)
- È necessario il calcolo della preregolazione della valvola partner\* per la limitazione di portata
- Calcolo Kv necessario per il regolatore Δp e la valvola di regolazione. È inoltre essenziale il controllo dell'autorità\* per conoscere le prestazioni di regolazione della TRV
- Il fabbisogno  $\Delta$  p del circuito deve essere calcolato e impostato in base alla portata nominale e alla resistenza del sistema

#### Funzionamento/Manutenzione

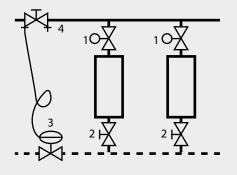
- La regolazione idronica si trova solo alla base delle colonne montanti
- Nessuna interferenza idronica tra le colonne montanti
- Il bilanciamento a pieno carico e a carico parziale è accettabile
- L'efficienza accettabile e la pompa a velocità variabile assicurano un risparmio energetico\*

#### Regolazione

- La limitazione di portata alla base della colonna montante provoca un'ulteriore perdita di carico all'interno del circuito controllato dal regolatore Δp, pertanto durante il carico parziale si verifica una sovraportata maggiore (rispetto alla preregolazione su TRV)
- Costi di pompaggio più elevati\*, tuttavia, la portata delle colonne montanti è limitata; in condizioni di carico parziale, si verifica una leggera sovraportata all'interno della colonna montante
- ΔT accettabile sulle colonne montanti (inferiore rispetto alla preregolazione su TRV)



1.2.1.2



- Valvola termostatica per radiatori (TRV)
- 2. Detentore (RLV)
- 3. Regolatore Δp (DPCV)
- 4. Valvola partner\*

In questa applicazione garantiamo una portata variabile\* sulle colonne montanti con valvole termostatiche per radiatori. Nessuna possibilità di preregolazione su TRV, il regolatore  $\Delta P$  è utilizzato con limitazione di portata sulla colonna montante con valvola partner\*.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



#### Funzionamento/Manutenzione



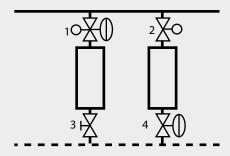
#### Regolazione



21



1.2.1.3



- 1. Valvola dinamica per radiatore (RDV)
- 2. Valvola termostatica per radiatori (TRV)
- 3. Detentore (RLV)
- 4. Detentore dinamico (RLDV)

In questa applicazione, le valvole di regolazione indipendenti dalla pressione utilizzate in impianti di riscaldamento a radiatori più piccoli, abbinate al sensore termostatico (controllo proporzionale autoazionato della temperatura ambiente), garantiscono la portata corretta, indipendentemente dall'oscillazione della pressione all'interno dell'impianto e l'erogazione della giusta quantità di calore nell'ambiente. (Disponibile con radiatore tradizionale o raccordo ad «H».)

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



#### Funzionamento/Manutenzione



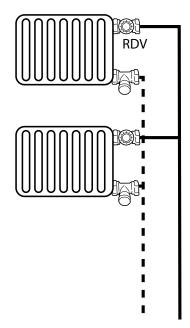
#### Regolazione

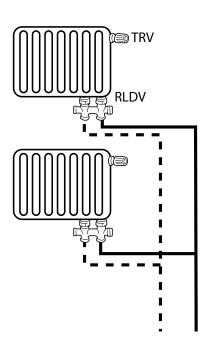


## Riscaldamento 🗹

Raffrescamento  $\Box$ 

Regolazione indipendente dalla pressione per impianto di riscaldamento a radiatori





#### Prodotti Danfoss:







RDV: RA-DV + RA

TRV-1: RA integrato + RA

RLDV: RLV-KDV

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- È necessario un numero minimo di componenti, il che significa minori costi di installazione
- Costi in termini di lamentele ridotti grazie al bilanciamento perfetto e al controllo perfetto a tutti i carichi
- Elevata efficienza energetica grazie alla precisa limitazione di portata a tutti i carichi
- Elevata efficienza delle caldaie e del pompaggio grazie all'elevato ΔT nell'impianto

#### Progettazione

- Facile selezione delle valvole solo in base al fabbisogno di portata
- Nessuna necessità di calcolo Kv o autorità\*: il calcolo della preregolazione è basato sul fabbisogno di portata
- Bilanciamento e controllo perfetti a ogni carico
- Si consiglia il controllo proporzionale della pompa, la velocità della pompa può essere ettimizzata facilmente.
- Questa soluzione è applicabile fino a una portata massima di 135 l/h sull'unità terminale e una differenza di pressione massima di 60 kPa nella valvola
- Δp min. disponibile sulla valvola 10 kPa

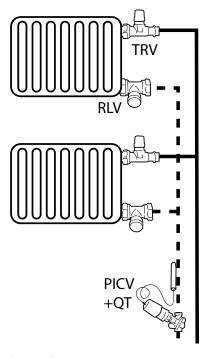
#### Funzionamento/Manutenzione

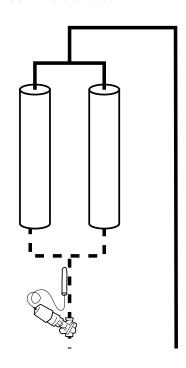
- Struttura semplificata grazie alla riduzione dei componenti
- Impostazione automatica senza complicate procedure di bilanciamento
- Le modifiche dell'impostazione della portata non influiscono sugli altri utenti
- È possibile verificare la portata sulla valvola con uno strumento speciale

- · Controllo perfetto grazie alla piena autorità\*
- Nessuna sovraportata\*
- Banda Xp proporzionale 2K fissa
- Completamente indipendente dalla pressione, quindi nessuna interferenza da fluttuazioni di pressione e pertanto temperature ambiente stabili\*

Riscaldamento  ${f extstyle d}$  Raffrescamento  ${f extstyle \Box}$ 

Colonne montanti subordinate (scala, bagno, ecc.) in impianti di riscaldamento a radiatori a due o una tubazione senza valvola termostatica





#### Prodotti Danfoss:





TRV: RA-N+RA

PICV+QT: AB-QT

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Il QT (sensore limitatore di temperatura) comporta un costo aggiuntivo (il limitatore di portata è consigliato in ogni caso)
- La messa in servizio del sistema non è necessaria; solo impostazione della portata sulla PICV e della temperatura sul QT
- Si consiglia una pompa VSD

#### **Progettazione**

- Per la portata della colonna montante è necessario un semplice calcolo, basato sul fabbisogno energetico e ΔT; le dimensioni del radiatore e del convettore devono essere progettate di conseguenza
- La portata è controllata dal segnale della temperatura di ritorno
- Il calcolo della preregolazione del radiatore è fondamentale perché non è presente un regolatore della temperatura ambiente; l'emissione di calore dipenderà dalla portata e dalle dimensioni del radiatore. Il calcolo della preregolazione si basa sulla portata tra i radiatori e la caduta di pressione della tubazione
- Calcolo idraulico semplificato (è possibile dividere il sistema per colonne montanti)

#### Funzionamento/Manutenzione

- Nessun surriscaldamento sulla colonna montante in condizioni di carico parziale (fortemente consigliato per la riqualificazione)
- Buon bilanciamento a pieno carico e a carico parziale ulteriore risparmio energetico\*
- La maggiore efficienza, la temperatura di ritorno limitata e la pompa a velocità variabile assicurano un risparmio energetico\*

#### Regolazione

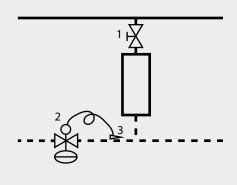
\*vedere pagine 54-55

- Gli ambienti interni (generalmente i bagni) hanno un fabbisogno energetico costante per mantenere costante la produzione di calore; con l'aumento della temperatura di mandata, il QT riduce la portata
- Minore surriscaldamento delle colonne montanti risparmio energetico\*
- L'incre surriscaldamento delle colorine montanti risparmio energetico.

   L'incrento di AT assicura una minore perdita di calore e una migliore efficienza della
- Costi di pompaggio BASSI\* la portata delle colonne montanti subordinate è limitata e ridotta ulteriormente con la limitazione della temperatura del QT
- Efficienza limitata del controllo QT quando la temperatura di mandata diminuisce. Il regolatore elettronico (CCR3+) aumenta l'efficienza a temperature esterne più elevate



1.2.1.4



- 1. Valvola radiatore (senza sensore) (RV)
- 2. Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- 3. Sensore termico (QT)

In questa applicazione abbiamo una portata teorica costante\* sulle colonne montanti subordinate e nessun sensore termostatico sulla valvola del radiatore (come scala, bagno, ecc.). Per una migliore efficienza, garantiamo una portata variabile\* in caso di condizioni di carico parziale quando la temperatura di ritorno aumenta, con limitazione della temperatura di ritorno.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



#### Funzionamento/Manutenzione



#### Regolazione

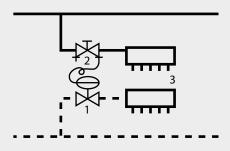


The gold and the control (control ) administration and a temperature esterne plus elected

23



1.2.1.5



- Regolatore Δp (DPCV) 1.
- Valvola partner\* 2.
- Collettore con valvole preregolabili

In questa applicazione assicuriamo una portata variabile\* nella tubazione di distribuzione e una pressione differenziale costante su ciascun collettore, indipendentemente dal carico temporale e dalle fluttuazioni di pressione nell'impianto. Applicabile sia ai radiatori che agli impianti di riscaldamento a pavimento.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

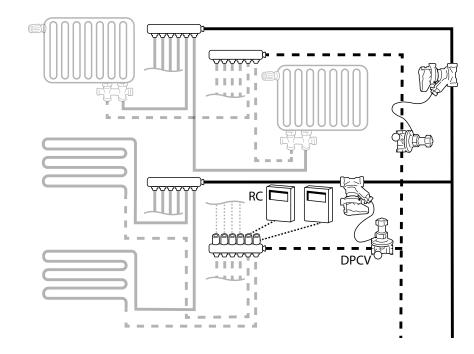


#### Regolazione



## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

Regolatore Δp per collettore con regolazione di zona/anello individuale



#### Prodotti Danfoss:



Collettore: FHF + TWA-A

DPCV: ASV-PV + ASV-BD

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Oltre al collettore, abbiamo bisogno di una DPCV con valvola partner\*. Viene spesso utilizzato un misuratore di calore per le singole connessioni d'utenza
- Attuatore termico per controllo di zona (riscaldamento a pavimento) o sensore termostatico (radiatore)
- La messa in servizio non è necessaria; solo impostazione  $\Delta p$  e impostazione della portata sui circuiti del collettore
- · Con un investimento aggiuntivo, può essere aumentato il comfort dell'utente con il controllo individuale a tempo della temperatura ambiente cablato o wireless
- · Si consiglia una pompa a velocità variabile

#### **Progettazione**

- Dimensionamento DPCV semplice in base al calcolo kvs e al fabbisogno di portata totale
- Il calcolo della preregolazione è necessario solo per le valvole di zona integrate
- È necessaria la preregolazione dei circuiti, che limita la portata per garantire l'assenza di sottoportate e sovraportate sulle connessioni

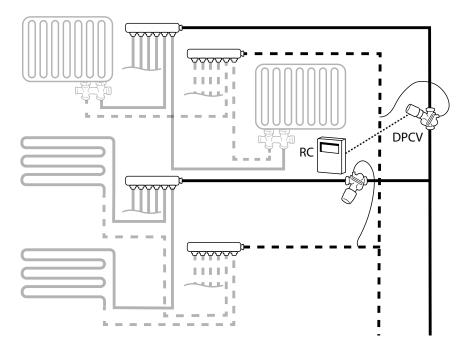
#### Funzionamento/Manutenzione

- · Soluzione affidabile e indipendente dalla pressione per singola connessione d'utenza/collettore
- · La valvola partner\* può avere diverse funzioni, come collegamento tubo di impulso, intercettazione, ecc.
- L'impostazione della portata può essere effettuata con precisione tramite l'impostazione Δp sulla DPCV con il misuratore di calore usato più di frequente
- ullet Nessun rischio di rumore grazie ai collettori controllati da regolatore  $\Delta p$
- Alta efficienza, in particolare con il controllo della temperatura ambiente individuale programmabile

- Differenza di pressione stabile per i collettori
- La limitazione di portata è stata risolta, nessuna sovraportata\* o sottoportata per ogni connessione
- · Gli attuatori termici (riscaldamento a pavimento) assicurano il controllo del collettore o di ogni singola zona di temperatura ambiente temporizzata (ON/OFF) con un regolatore della temperatura ambiente appropriato
- Il sensore termostatico (radiatore) assicura un controllo proporzionale dell'ambiente con la banda Xp corretta

## Riscaldamento ${f extstyle d}$ Raffrescamento ${f extstyle \Box}$

Regolatore Δp e limitazione di portata per collettore con regolazione di zona centrale



#### Prodotti Danfoss:



### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Solo DPCV e attacco del tubo di impulso necessari. Misuratore di calore spesso utilizzato per singole connessioni d'utenza
- Attuatore termico per il controllo di zona opzionale (installato su DPCV)
- Possibilità di controllo individuale di zona (riscaldamento a pavimento) o sensore termostatico (radiatore)
- I tempi di installazione possono essere ridotti con l'uso della soluzione impostata
- La messa in servizio non è necessaria; solo impostazione della portata sulla DPCV e preregolazione di ciascun circuito
- Si consiglia una pompa a velocità variabile

#### **Progettazione**

- Calcolo semplice, senza kvs e autorità\*, selezione della valvola basata sulla portata e sul fabbisogno  $\Delta p$  del circuito
- Il calcolo della preregolazione è necessario per le valvole di zona integrate (se presenti)
- La preregolazione della limitazione di portata assicura l'assenza di sottoportate/sovraportate sul collettore
- Il calcolo della prevalenza della pompa è molto semplice; viene fornita la differenza di pressione minima disponibile per la DPCV (incluso il circuito Δp)

#### Funzionamento/Manutenzione

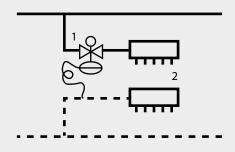
- Soluzione affidabile e indipendente dalla pressione per singole connessioni d'utenza
- La valvola partner\*, se presente, può avere funzioni diverse, come collegamento tubo di impulso, intercettazione, ecc.
- Nessun rischio di rumore grazie al collettore controllato da regolatore  $\Delta p$
- Alta efficienza, in particolare con il controllo della temperatura ambiente individuale programmabile

#### Regolazione

- Differenza di pressione massimizzata per il collettore
- La limitazione di portata è stata risolta, nessuna sovraportata\* o sottoportata per ogni connessione
- ...ma leggera sovraportata all'interno del circuito durante il carico parziale
- L'attuatore termico assicura il controllo di zona (ON/OFF) con un regolatore della temperatura ambiente adatto



1.2.1.6



- Regolatore Δp (DPCV)
- 2. Collettore con valvole preregolabili

In questa applicazione assicuriamo una portata variabile\* nella tubazione di distribuzione e una differenza di pressione massima su ciascun collettore, indipendentemente dal carico temporale e dalle fluttuazioni di pressione nell'impianto. Inoltre, limitiamo la portata per il collettore e siamo in grado di garantire la regolazione di zona con l'aggiunta di un attuatore termico sulla DPCV. Applicabile sia ai radiatori che agli impianti di riscaldamento a pavimento.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



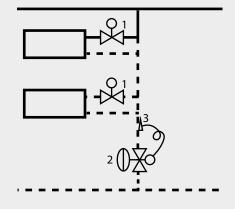
#### Funzionamento/Manutenzione







1.2.2.1



- Valvola per radiatori (TRV)
- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- Opzionale Sensore termico (QT)

Questa applicazione è adatta per la riqualificazione dell'impianto di riscaldamento verticale a radiatori monotubo. Si consiglia di installare una valvola termostatica per radiatori ad alta capacità e un limitatore di portata sulla colonna montante. Per una maggiore efficienza, consigliamo di utilizzare il controllo della temperatura di ritorno con QT (sensore termostatico).

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

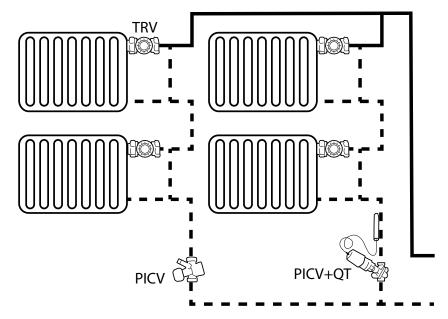


#### Regolazione



Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

Riqualificazione di impianto di riscaldamento a radiatori monotubo con limitazione di portata automatica e possibile limitazione della temperatura di ritorno autoazionata



#### Prodotti Danfoss:



#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- I costi di investimento sono maggiori (valvola termostatica per radiatori + limitatore di portata + QT sulle colonne montanti) rispetto al bilanciamento manuale
- Semplice installazione QT con costi aggiuntivi ridotti
- Nessuna messa in servizio\*; necessaria solo l'impostazione della portata
- Si consiglia l'uso di una pompa a velocità variabile (senza QT il controllo della pompa non è necessario)

### **Progettazione**

- Calcolo «a» (quota radiatore) con iterazione
- È necessaria una TRV di elevata capacità per aumentare «α»
- Le dimensioni del radiatore dipendono dalle variazioni della temperatura di mandata
- Occorre tenere conto dell'effetto gravitazionale
- · Semplice calcolo idronico relativo al regolatore della colonna montante, selezione basata sulla portata, ma dobbiamo garantire la pressione minima disponibile sullo stesso
- L'impostazione del QT dipende dalle condizioni dell'impianto

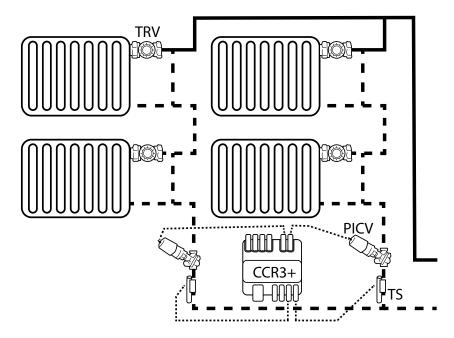
#### Funzionamento/Manutenzione

- Impianto meno sensibile all'effetto gravitazionale grazie alla limitazione di portata
- «a» (quota radiatore) sensibile alla puntualità dell'installazione
- Portata costante effettiva\* senza QT, portata variabile\* con QT
- Il QT contribuisce al risparmio energetico\* sul pompaggio
- Il QT garantisce un'allocazione più accurata dei costi di riscaldamento

- Distribuzione accurata e semplice dell'acqua tra le colonne montanti
- Migliore controllo della temperatura ambiente
- L'emissione di calore del radiatore dipende dalle variazioni della temperatura di mandata
- Il quadagno di calore dal tubo nelle stanze influisce sulla temperatura ambiente
- · L'effetto del QT è limitato in caso di temperatura esterna superiore

Riscaldamento  ${f extstyle d}$  Raffrescamento  ${f extstyle \Box}$ 

Riqualificazione di impianto di riscaldamento a radiatori monotubo con limitazione elettronica della portata e controllo della temperatura di ritorno













CCR3+

TRV: RA-G + RA PICV: AB-QM + TWA-Q

### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Costi di investimento elevati (valvola termostatica per radiatori + limitatore di portata con attuatore termico, sensore su colonne montanti + CCR3+)
- Necessari cablaggio elettronico, programmazione CCR3+
- Nessuna messa in servizio\*; necessaria solo l'impostazione della portata
- Si consiglia una pompa a velocità variabile

#### **Progettazione**

- Calcolo «a» (quota radiatore) con iterazione
- È necessaria una TRV di elevata capacità per aumentare «a»
- Le dimensioni del radiatore dipendono dalle variazioni della temperatura di mandata
- Occorre tenere conto dell'effetto gravitazionale
- Semplice calcolo idronico relativo al regolatore della colonna montante, selezione basata sulla portata, ma dobbiamo garantire la pressione minima disponibile sullo stesso
- Definizione della caratteristica di ritorno necessaria

#### Funzionamento/Manutenzione

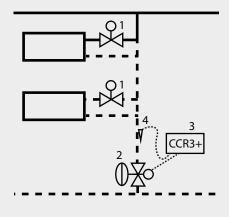
- Impianto meno sensibile all'effetto gravitazionale grazie alla limitazione di portata
- «a» (quota radiatore) sensibile alla puntualità dell'installazione
- Programmazione CCR3+, registrazione dati, manutenzione e accesso da remoto
- Maggiore efficienza grazie a  $\Delta T$  migliorato e perdita di calore dal tubo ridotta

#### Regolazion

- Distribuzione accurata e semplice dell'acqua tra le colonne montanti
- Migliore controllo della temperatura ambiente
- L'emissione di calore del radiatore dipende dalle variazioni della temperatura di mandata
- Il guadagno di calore dal tubo nelle stanze influisce sulla temperatura ambiente
- Compensazione climatica CCR3+ su temperatura di ritorno in tutte le singole colonne montanti



1.2.2.2



- 1. Valvola per radiatori (TRV)
- 2. Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- 3. Regolatore elettronico (CCR3+)
- . Sensore di temperatura (TS)

Questa applicazione è adatta per la riqualificazione dell'impianto di riscaldamento verticale a radiatori monotubo. Si consiglia di installare una valvola termostatica per radiatori ad alta capacità e un limitatore di portata sulla colonna montante. Per la massima efficienza, si consiglia di utilizzare il regolatore elettronico CCR3+.

### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



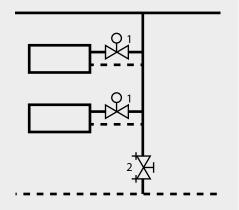
#### Funzionamento/Manutenzione







1.2.2.3



- Valvola per radiatori (TRV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)

Questa applicazione è adatta per la riqualificazione dell'impianto di riscaldamento verticale a radiatori monotubo. Molti impianti monotubo vengono rinnovati mediante l'uso di valvole termostatiche per radiatori e valvole di bilanciamento manuale. Ciò non è consigliato a causa della bassa efficienza.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

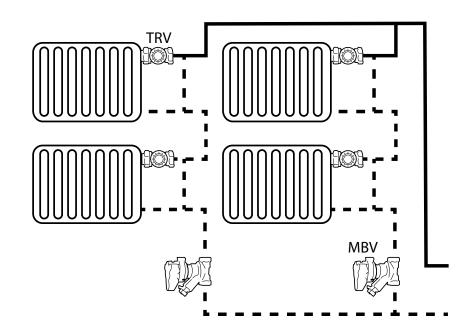


#### Regolazione



Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

Rinnovo di impianto di riscaldamento a radiatori monotubo con bilanciamento manuale





#### **Spiegazione**

#### Ritorno dell'investimento

- Costo medio dell'investimento (valvola termostatica per radiatori + bilanciamento manuale)
- Messa in servizio\* necessaria
- · Possono verificarsi lamentele in caso di messa in servizio non corretta
- È accettabile una pompa tradizionale a velocità costante

#### **Progettazione**

- Difficoltà di dimensionamento dell'impianto idronico; il calcolo della preregolazione della MBV è importante
- Calcolo «a» (quota radiatore) con iterazione
- È necessaria una TRV di elevata capacità per aumentare «a»
- Le dimensioni del radiatore dipendono dalle variazioni della temperatura di mandata
- Occorre tenere conto dell'effetto gravitazionale

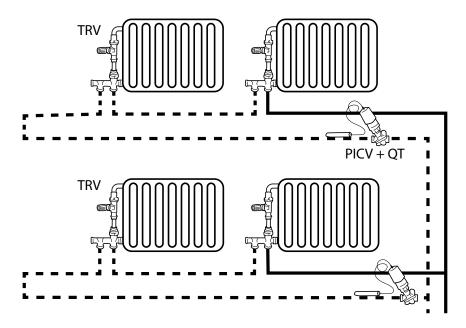
#### Funzionamento/Manutenzione

- Impianto sensibile all'effetto gravitazionale (sovrapompaggio/sottopompaggio) durante
- «a» (quota radiatore) sensibile alla precisione dell'installazione
- Portata costante non effettiva\*, la portata può variare del 70–100% a seconda del funzionamento
- Elevato consumo di energia di pompaggio dovuto alla portata «costante»
- Impianto inefficiente; temperatura di ingresso nei radiatori e temperatura di ritorno complessiva troppo elevate in condizioni di carico parziale (quando le TRV si chiudono)

- Controllo della temperatura ambiente impreciso
- L'emissione di calore del radiatore dipende dalle variazioni della temperatura di mandata
- Il guadagno di calore dal tubo nelle stanze influisce sulla temperatura ambiente
- · Allocazione imprecisa dei costi di riscaldamento

## Riscaldamento ✓ Raffrescamento □

Impianti di riscaldamento orizzontali monotubo con valvole termostatiche per radiatori, limitazione di portata e controllo della temperatura di ritorno autoazionato



#### Prodotti Danfoss:



#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Costo dell'investimento buono (valvola termostatica per radiatori + limitatore di portata + QT sulle colonne montanti)
- Meno valvole rispetto al bilanciamento manuale, costi di installazione inferiori
- Installazione e regolazione del QT semplici. (Reimpostazione raccomandata in base all'esperienza operativa)
- Messa in servizio\* dell'impianto non richiesta (solo regolazione della portata e della temperatura)
- Si consiglia una pompa a velocità variabile

#### **Progettazione**

- Collegamento tradizionale del radiatore. Effetto «a» (quota radiatore) sulla selezione del radiatore
- Calcolo idraulico semplificato, i circuiti sono indipendenti dalla pressione
- · Nessuna preregolazione delle TRV
- Impostazione della temperatura di ritorno sul sensore del limitatore di portata in base alle caratteristiche dell'impianto
- Calcolo della prevalenza della pompa in base alla portata nominale e al fabbisogno di dp del limitatore di portata
- · Misurazione del calore applicabile

#### Funzionamento/Manutenzione

- Lunghezza minima della tubazione
- Maggiore fabbisogno di prevalenza della pompa (rispetto all'impianto a due tubi), a causa di Δp
  minimo sul limitatore di portata, maggiori perdite di pressione sulla tubazione, Δp maggiore sulla
  valvola del radiatore se non è selezionato un alto Kvs
- La potenza termica del radiatore dipende dalle condizioni di carico parziale a causa delle variazioni della temperatura di ingresso
- Ottimizzazione\* della prevalenza della pompa consigliata (se è disponibile il controllo variabile della pompa)

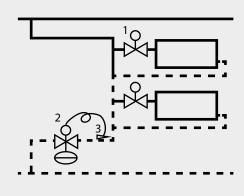
#### Regolazione

- La valvola termostatica per radiatori ha un valore Xp ridotto
- · Limitazione della portata nel circuito tramite QT quando la temperatura di ritorno è in aumento
- Il fabbisogno di portata del circuito varia a seconda della condizione di carico parziale
- Regolazione idraulica solo alla fine del circuito, bilanciamento a pieno carico e carico parziale

   buono
- Si verifica un'oscillazione della temperatura ambiente\*



1.2.2.4



- Valvola per radiatori (TRV)
- 2. Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- 3. Sensore termico (QT)

In questa applicazione assicuriamo la limitazione di portata automatica per tutti i circuiti di riscaldamento e limitiamo la temperatura di ritorno con QT (sensore termostatico) per evitare piccoli ΔT nei circuiti in condizioni di carico parziale. (Più efficiente in caso di temperatura esterna inferiore.)

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



#### Funzionamento/Manutenzione

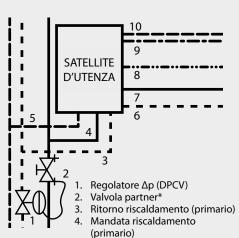


#### Regolazione



29

1.2.3.1



- Acqua fredda sanitaria (AFS) (primario)
- 6. Ritorno riscaldamento (secondario)
- 7. Mandata riscaldamento (secondario)
- 8. Ricircolo (ACS-C)
- Acqua calda sanitaria (ACS) (secondario)
- Acqua fredda sanitaria (AFS) (secondario)

In questa applicazione utilizziamo solo tre tubi (mandata/ritorno riscaldamento e acqua fredda) per il riscaldamento degli appartamenti e la produzione istantanea di ACS\* localmente (nell'appartamento). Assicuriamo portata variabile\*, controllo Δp dell'impianto di riscaldamento e limitazione di portata sulla colonna montante, tenendo conto dell'effetto simultaneo.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione



#### Funzionamento/Manutenzione

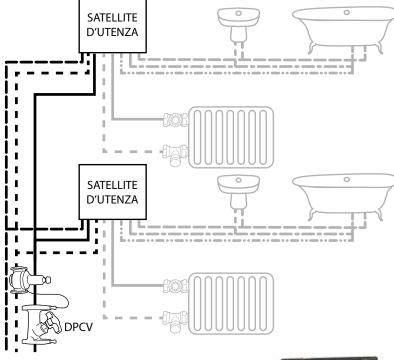


#### Regolazione



## Riscaldamento oxdot Raffrescamento oxdot Approvvigionamento idrico oxdot

Impianto a tre tubi con satellite d'utenza; riscaldamento controllato da  $\Delta p$  e produzione di ACS locale\*



#### Prodotti Danfoss:





DPCV: ASV-PV + MSV-F2

Satellite d'utenza: EvoFlat

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- I costi di investimento sono significativi (satelliti d'utenza, MBV davanti agli appartamenti + controllo Δp nelle colonne montanti), ma vale la pena prendere in considerazione l'intero costo dell'investimento
- Meno tubazioni e apparecchiature aggiuntive (nessun impianto di ACS\* primario), meno costi di installazione
- È necessaria la messa in servizio\* della MBV e l'impostazione della DPCV con limitazione di portata
- Si consiglia una pompa a velocità variabile (caratteristica della pompa costante)

#### Progettazione

- È necessario un calcolo idraulico speciale per la tubazione: la dimensione della tubazione dipende dal fattore simultaneo
- È necessario il calcolo della preregolazione per le TRV
- Regolatore Δp per colonne montanti: impostazione Δp (satellite d'utenza + tubazione)
   + limitazione di portata in base all'effetto simultaneo
- Il satellite d'utenza è dotato di regolatore Δp per il riscaldamento
- La caratteristica della pompa per appartamento è vantaggiosa; è necessaria una rapida reazione del VSD\* (a causa di variazioni di carico molto rapide nell'impianto dovute alla fluttuazione dell'acqua calda sanitaria\*)

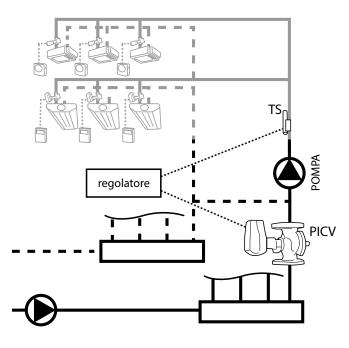
#### Funzionamento/Manutenzione

- La TRV controllata da Δp assicura un buon controllo della temperatura ambiente
- Le perdite di calore sul tubo primario sono basse (un tubo caldo invece di due)
- Maggiore fabbisogno di prevalenza della pompa necessità di elevato fabbisogno Δp sul satellite d'utenza e perdita di pressione supplementare sul regolatore Δp + limitatore di portata
- Semplice configurazione del sistema, misurazione dell'energia semplificata
- Nessun problema di legionella

- Bilanciamento a pieno carico e a carico parziale molto buono
- · Soluzione energicamente efficiente, bassa dispersione termica nell'impianto
- Comfort elevato; TRV e/o possibilità di temporizzatore
- Produzione di ACS\* indipendente dalla pressione, riscaldamento controllato da  $\Delta p$ , limitazione di portata sulla colonna montante

Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

### Miscelazione con PICV – collettore con differenza di pressione







PICV: AB-QM + AME435QM

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Numero minimo di componenti non sono necessarie MBV
- · Costi di installazione ridotti
- Pompe primarie necessarie per coprire il fabbisogno Δp fino ai punti di miscelazione
- È necessaria una MBV sul lato secondario in assenza di VSD\* o di stabilizzazione della pressione
- È necessario il bilanciamento sul lato secondario
- Si consiglia un VSD sul lato primario

#### **Progettazione**

- Facile selezione della PICV in base ai requisiti di portata
- Le dimensioni della valvola PICV possono essere inferiori se la temperatura secondaria è inferiore alla temperatura primaria
- Bilanciamento e controllo idronici perfetti a tutti i carichi,
- ullet Deve essere utilizzato il fabbisogno  $\Delta p$  minimo disponibile sulla valvola per la selezione della pompa primaria
- È possibile utilizzare il controllo proporzionale della pompa primaria

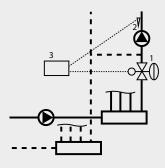
#### Funzionamento/Manutenzione

- Struttura semplificata grazie alla riduzione dei componenti
- Nessun bilanciamento necessario: è sufficiente impostare la portata sulla PICV
- È consigliata una valvola di non ritorno nella linea di bypass per evitare il riflusso in caso di arresto della pompa secondaria
- Soluzione flessibile: l'impostazione della portata non influisce sugli altri anelli di miscelazione
- · Costi operativi e di manutenzione ridotti

#### Regolazione

- Autorità completa\* della valvola di regolazione, controllo preciso della temperatura dell'acqua secondaria
- Nessuna sovraportata\*
- Soluzione indipendente dalla pressione, senza interferenze dovute a fluttuazioni
- di pressione nell'impianto • La risposta del sistema lineare corrisponde alla caratteristica della PICV lineare
- · Si verifica un'oscillazione della temperatura ambiente\*





- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- 2. Sensore di temperatura (TS)
- Regolatore

Indipendentemente dalle fluttuazioni di pressione nell'impianto, abbiamo la portata giusta per il controllo della temperatura del lato secondario. La valvola PICV assicura la temperatura di mandata miscelata/controllata fatta circolare dalla pompa secondaria. La pompa primaria assicura la differenza di pressione necessaria fino ai punti di miscelazione, incluso il fabbisogno Δp della PICV.

La singola unità terminale deve essere controllata in base alle applicazioni descritte nel capitolo 1 o 2. La figura mostra una delle opzioni.

### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**

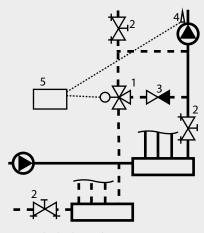


#### Funzionamento/Manutenzione









- Valvola di regolazione a 3 vie (CV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- 3. Valvola di non ritorno (N-RV)
- Sensore termico (TS)
- Regolatore

La valvola a 3 vie controlla la portata per assicurare la temperatura richiesta sul lato secondario. Sono necessarie una pompa di circolazione e una MBV sul lato secondario per garantire la miscelazione e (in genere) una portata costante\* attraverso l'anello (per esempio con riscaldamento radiante). Nel circuito primario vengono utilizzate una valvola a 3 vie e una MBV per assicurare un corretto controllo della temperatura nell'anello e per bilanciare i circuiti. Da utilizzarsi solo in caso di grandi differenze di temperatura tra primario e secondario.

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

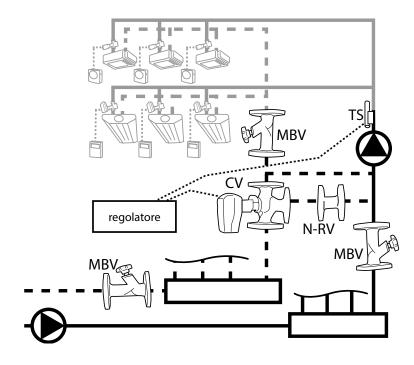


#### Regolazione



## Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Controllo iniezione (portata costante) con valvola a 3 vie



Prodotti Danfoss:



CV: VF3 + AME435

#### MBV: MSV-F2

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Molto alto: valvola a 3 vie + 2 MBV per bilanciamento e controllo (è necessaria una valvola partner\* per la pompa per l'impostazione della prevalenza)
- Più valvole comportano costi di installazione più elevati
- Entrambe le MBV devono essere bilanciate
- Nessun VSD\* richiesto sul lato primario grazie alla portata costante\*

#### **Progettazione**

- La valvola a 3 vie ha una buona autorità\* grazie alla lieve perdita di carico sulla rete primaria
- La valvola a 3 vie deve essere dimensionata in base alla portata del lato primario
- Il calcolo del Kv e della preregolazione della portata della MBV è essenziale per la regolazione
- Il calcolo della MBV viene effettuato in base ai valori nominali ed è valido per tutti i carichi del sistema

#### Funzionamento/Manutenzione

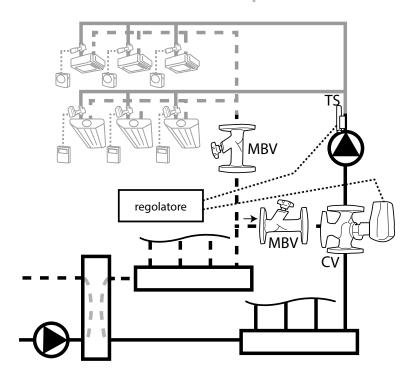
- Configurazione dell'impianto complessa con molte valvole e un notevole bilanciamento
- · Lievi variazioni di portata durante il carico parziale grazie all'autorità ideale\* della valvola a 3 vie
- Bilanciamento semplice della MBV secondaria, ma è necessario un bilanciamento complesso sul
- È consigliata una valvola di non ritorno nella linea di bypass per evitare il riflusso in caso di arresto della pompa secondaria
- In caso di fabbisogno energetico secondario ridotto, il ΔT del circuito primario diminuirà
- · Nessuna possibilità di risparmio energetico\* sulla pompa a causa della portata costante\*

- Buon controllo grazie all'elevata autorità\* della valvola di regolazione
- Portata costante, quindi nessuna oscillazione della pressione. Pertanto, non vi è interferenza
- Sindrome da ΔT basso\* nel raffrescamento
- · Consigliato solo se la temperatura di mandata secondaria è significativamente inferiore a quella primaria

Riscaldamento 

Raffrescamento

### Miscelazione con valvola a 3 vie - collettore senza differenza di pressione







MBV: MSV-F2

#### **Spiegazione**

#### Ritorno dell'investimento

- Sono necessarie una valvola a 3 vie e una MBV; più valvole comportano costi di installazione più elevati
- Il bilanciamento della MBV è importante
- Il lato secondario deve essere dotato di un convertitore di frequenza a velocità variabile (portata variabile)
- È necessario il bilanciamento del lato secondario
- Se possibile, il controllo della pompa primaria deve essere effettuato tramite la temperatura di ritorno, il che comporta costi aggiuntivi per il regolatore

- Dimensionamento semplice della valvola a 3 vie (la prevalenza della pompa deve diminuire del 50% sulla valvola di regolazione)
- Necessaria la caratteristica lineare della valvola a 3 vie e dell'attuatore
- Il calcolo del Kv e della preregolazione per la MBV è essenziale per compensare le differenze Δp tra la linea di bypass e il circuito del collettore verso il disaccoppiatore
- La pompa secondaria deve coprire il fabbisogno Δp da e verso il disaccoppiatore

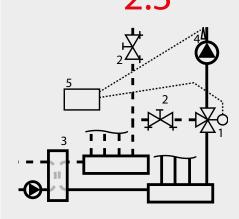
#### Funzionamento/Manutenzione

- · Sono necessari una complessa configurazione dell'impianto con diverse valvole e il bilanciamento delle valvole MBV
- Per un funzionamento stabile della valvola a 3 vie è necessario prendere in considerazione l'autorità\* e il rapporto di regolazione
- Se la pompa primaria non è controllata, l'acqua ritornerà in circolo inutilmente durante
- Bassa efficienza energetica a causa del basso ΔT e dell'elevato fabbisogno di prevalenza della pompa primaria

#### Regolazione

- Buon controllo se l'autorità\* è pari o superiore al 50%\*
- · Sovraportate molto basse\* sul lato secondario
- Gli anelli di miscelazione sono indipendenti dalla pressione
- La pompa primaria con sindrome da ΔT basso\* non è controllata correttamente
- La risposta del sistema lineare è abbinata a una caratteristica lineare della valvola a 3 vie, quindi la temperatura è controllata in modo stabile





- Valvola di regolazione a 3 vie (CV)
- Valvola di bilanciamento 2. manuale (MBV)
- 3. Disaccoppiatore
- Sensore termico (TS) 4.
- Regolatore

La valvola a 3 vie controlla la temperatura di mandata sul lato secondario. Questa configurazione consente diverse portate nei circuiti primario e secondario. La pompa secondaria fa circolare l'acqua attraverso i collettori e il disaccoppiatore integrati nell'impianto. La pompa primaria si trova prima del disaccoppiatore; non vi è alcuna differenza di pressione tra i collettori.

La singola unità terminale deve essere controllata in base alle applicazioni descritte nel capitolo 1 o 2. La figura mostra una delle opzioni.

### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione



#### Regolazione

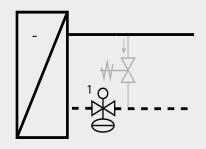


\*vedere pagine 54-55

33



3.1.1



Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)

Viene utilizzata una PICV per controllare la UTA in modo che, indipendentemente dalle fluttuazioni di pressione nell'impianto, viene garantita la portata corretta. È applicabile se è disponibile un regolatore Δp per la PICV. Si consiglia di utilizzare un bypass davanti alla PICV (grigio chiaro) per garantire una temperatura di mandata corretta in condizioni di carico parziale anche quando non vi è alcuna circolazione nella UTA. È possibile utilizzare diversi tipi di controllo bypass (vedere pagina 38).

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



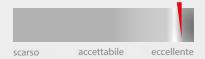
#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

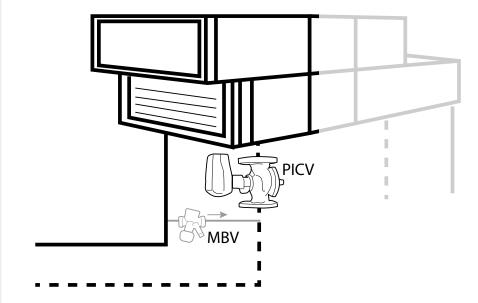


#### Regolazione



Riscaldamento 
Raffrescamento

Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) per raffrescamento



#### Prodotti Danfoss:



PICV: AB-QM + AME345QM

#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- È necessario un numero minimo di componenti perché non è presente alcuna MBV sul lato primario e/o valvola partner\*. Di conseguenza, i costi di installazione sono ridotti
- Costi in termini di lamentele minimi grazie al bilanciamento perfetto a tutti i carichi
- · Nessun bilanciamento\* necessario
- Efficienza energetica grazie al corretto ΔT nell'impianto

- Facile selezione delle valvole solo in base al fabbisogno di portata
- Nessun calcolo Kv o dell'autorità\* necessario Il calcolo della preregolazione della portata è basato sul fabbisogno di portata
- Equilibrio perfetto a ogni carico
- Si consiglia il controllo proporzionale della pompa
- Deve essere utilizzato il fabbisogno  $\Delta p$  minimo disponibile sulla valvola per la selezione della pompa primaria

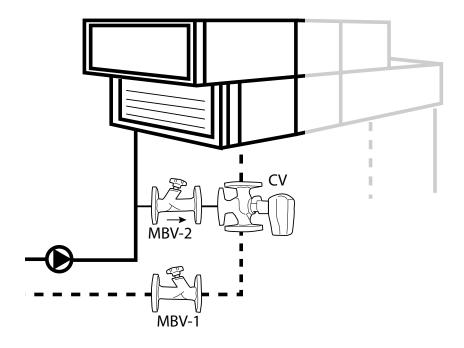
#### Funzionamento/Manutenzione

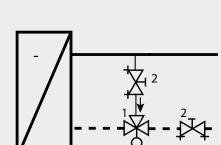
- Struttura semplificata grazie al numero ridotto di componenti
- Impostazione automatica senza complicate procedure di bilanciamento per il lato primario
- · Costi operativi e di manutenzione ridotti

- · Controllo perfetto grazie alla piena autorità\*
- Nessuna sovraportata\*
- Soluzione indipendente dalla pressione, senza interferenze dovute a fluttuazioni di pressione in qualsiasi punto dell'impianto
- Nessuna sindrome da ΔT basso\*
- · Controllo stabile della temperatura senza oscillazione della valvola

Riscaldamento 
Raffrescamento

# Controllo tramite valvola a 3 vie per raffrescamento





3.1.2

Non consigliato

- 1. Valvola di regolazione a 3 vie (CV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)

È diffuso il controllo della temperatura ambiente basato sul controllo dell'aria erogata nella stanza. Questa operazione può essere eseguita con una valvola a 3 vie. Nel bypass è necessaria una MBV per compensare la differenza tra la perdita di carico della UTA a e il bypass. Inoltre, è necessaria una MBV nel circuito primario per poter bilanciare le UTA. La portata sul lato primario è sempre quasi costante.

#### Prodotti Danfoss:



#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

- Sono necessari molti componenti: una valvola a 3 vie e 2 MBV, nonché valvole partner aggiuntive per la messa in servizio\* in sistemi più grandi
- Costi operativi estremamente elevati, grande inefficienza energetica
- La portata è quasi costante, nessun VSD applicato
- Con carichi parziali il  $\Delta T$  è molto basso nell'impianto, pertanto i chiller funzionano a un'efficienza molto bassa

#### **Progettazione**

- È richiesto il calcolo del Kvs, nonché il calcolo dell'autorità\* per la valvola a 3 vie
- La preregolazione delle MBV è fondamentale per un corretto funzionamento e controllo dell'impianto
- Deve essere calcolata la MBV di bypass o per compensare la perdita di carico dell'unità terminale, altrimenti si verificano grandi sovraportate ai carichi parziali che causano scarsa alimentazione dell'unità terminale e inefficienza energetica
- È necessario un rapporto di regolazione elevato (min. 1:100) per un corretto controllo della portata bassa sulla valvola a 3 vie

#### Funzionamento/Manutenzione

- È necessaria la messa in servizio dell'impianto
- Il bilanciamento idronico a pieno carico e a carico parziale è accettabile
- Enorme consumo di energia della pompa grazie al funzionamento costante
- Consumo di energia elevato (ΔT basso)

#### Regolazione

- Buon controllo in caso di circa 50% di autorità\* sulla valvola a 3 vie
- Portata costante, nessuna oscillazione della pressione, quindi nessuna interferenza tra le UTA
- Sindrome da DT basso\*
- Il controllo della temperatura ambiente è soddisfacente...
- ... ma l'elevato consumo di energia dovuto al basso ΔT riduce l'efficienza del chiller e il pompaggio costante consuma più elettricità

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### Progettazione

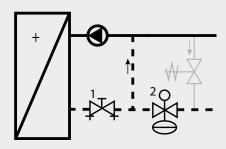


#### Funzionamento/Manutenzione





3.2.1



- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)

Viene utilizzata una PICV per controllare la UTA in modo che, indipendentemente dalle fluttuazioni di pressione nell'impianto, viene garantita la portata corretta. È applicabile se è disponibile un regolatore Δp per la PICV. Sono necessarie una pompa di circolazione e una MBV per assicurare una portata costante\* attraverso il serpentino, in modo da evitarne il congelamento. Si consiglia di utilizzare un bypass (all'ultima UTA del circuito) di fronte alla PICV (grigio chiaro) per garantire una temperatura di mandata corretta anche in caso di carico parziale, in assenza di circolazione nella UTA.

È possibile utilizzare diversi tipi di controllo bypass (vedere pagina 38).

#### Performance

#### Ritorno dell'investimento



#### **Progettazione**



#### Funzionamento/Manutenzione

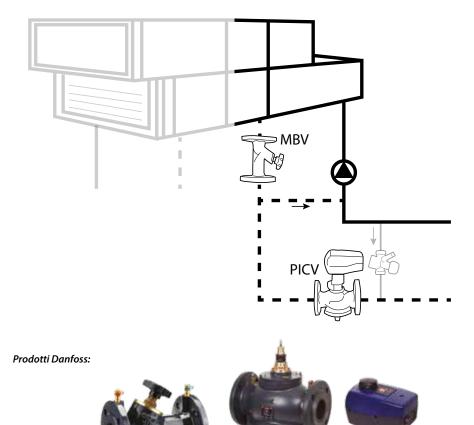


#### Regolazione



Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

Regolazione indipendente dalla pressione (PICV) per riscaldamento



#### Spiegazione

#### Ritorno dell'investimento

• È necessario un numero minimo di componenti (non sono necessarie MBV sul lato primario e valvole partner\*). Di conseguenza, il costo di installazione è basso

PICV: AB-QM + AME345QM

- Costi in termini di lamentele minimi grazie al bilanciamento perfetto a tutti i carichi
- Nessuna messa in servizio\* necessaria (solo impostazione della MBV per la portata nominale sulla pompa)
- Utilizzo efficiente della caldaia grazie al corretto ΔT nell'impianto

MBV: MSV-F2

- Facile selezione delle valvole solo in base al fabbisogno di portata
- Nessuna necessità di calcolo Kv o autorità\*: il calcolo della preregolazione della portata è basato sul fabbisogno di portata
- È applicabile il controllo proporzionale della pompa primaria Pompa senza controllo sul lato secondario
- Deve essere utilizzato il fabbisogno Δp minimo disponibile sulla valvola per la selezione della pompa primaria
- Le dimensioni della valvola PICV possono essere inferiori se la temperatura di mandata secondaria è inferiore a quella primaria
- L'utilizzo dell'attuatore SMART\* garantisce la connessione delle periferiche, l'allocazione di energia, la gestione di energia, ecc.

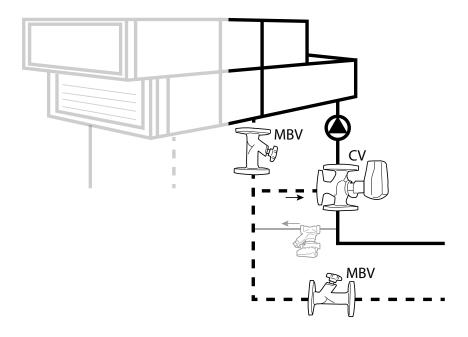
#### Funzionamento/Manutenzione

- · Struttura semplificata grazie alla riduzione dei componenti
- Impostazione automatica senza complicate procedure di bilanciamento per il lato primario
- Semplice impostazione della MBV sul lato secondario
- · Costi operativi e di manutenzione ridotti
- · La pompa secondaria contribuisce alla protezione antigelo (facilmente gestibile con l'attuatore SMART\*)

- · Controllo perfetto grazie alla piena autorità\*, nessuna sovraportata\*
- Soluzione indipendente dalla pressione, senza interferenze dovute a fluttuazioni di pressione\* in qualsiasi punto dell'impianto
- Controllo della temperatura dell'aria stabile\* nelle UTA senza oscillazione
- Possono essere utilizzate connessioni I/O all'attuatore SMART\* per funzioni di controllo aggiuntive delle UTA

# Riscaldamento ✓ Raffrescamento □

# Controllo tramite valvola a 3 vie per riscaldamento







# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Sono necessarie una valvola a 3 vie e due MBV per il bilanciamento e la regolazione, nonché valvole di diramazione in un impianto più grande per il bilanciamento
- Più valvole comportano costi di installazione più elevati
- Entrambe le MBV devono essere bilanciate
- Sono previsti costi in termini di lamentele a causa della scarsa autorità\* della valvola a 3 vie

# **Progettazione**

- Il dimensionamento della valvola a 3 vie deve essere effettuato in base alla portata sul lato secondario in caso di  $\Delta T$  inferiore
- Il calcolo del Kv e della preregolazione della portata delle MBV è essenziale
- La preregolazione della MBV del lato primario è valida solo a pieno carico; in caso di carichi parziali si verificheranno sovraportate
- Le pompe secondarie non necessitano di VSD\* poiché funzionano a pieno carico a tutti i carichi

# Funzionamento/Manutenzione

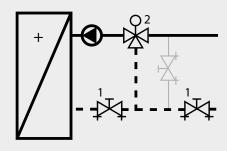
- Configurazione dell'impianto complessa con molte valvole e un notevole bilanciamento
- Può verificarsi l'oscillazione della valvola a 3 vie, con conseguente riduzione della durata della valvola
- Semplice impostazione della MBV sul lato secondario
- Le sovraportate riducono l'efficienza energetica
- La messa in servizio del lato primario è fondamentale

## Regolazione

- Scarsa capacità di controllo a carichi ridotti
- Possono verificarsi sovraportate\* a seconda dell'autorità\* della valvola a 3 vie
- Non è una soluzione indipendente dalla pressione, pertanto la pressione disponibile oscilla notevolmente sulla valvola a 3 vie del lato primario
- Controllo della temperatura non accettabile a bassi carichi

# Non consigliato

3.2.2



- 1. Valvola di regolazione a 3 vie (CV)
- 2. Valvola di bilanciamento manuale (MBV)

È diffuso il controllo della temperatura ambiente basato sul controllo dell'aria erogata nella stanza. Questa operazione può essere eseguita con una valvola a 3 vie. Sono necessarie una pompa di circolazione e una MBV per assicurare una portata costante\* attraverso il serpentino, in modo da evitarne il congelamento. Inoltre, è necessaria una MBV nel circuito primario per poter bilanciare le UTA.

Si consiglia un bypass all'unità più lontana per evitare il raffreddamento del tubo a carichi ridotti.

È possibile utilizzare diversi tipi di controllo bypass, vedere applicazione 2.3.1

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# Progettazione

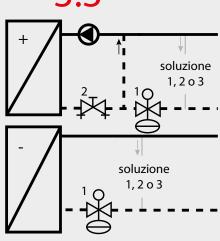


# Funzionamento/Manutenzione









- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)





# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**

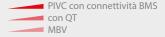


# Funzionamento/Manutenzione



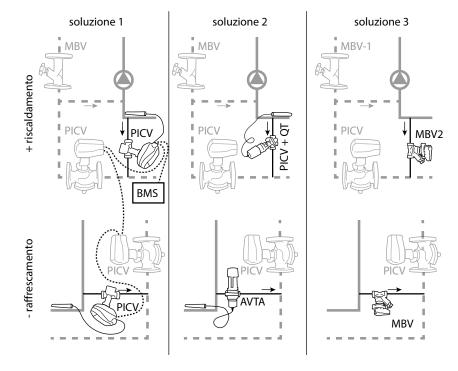
# Regolazione





# Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗹

Mantenere la corretta temperatura di mandata davanti alla UTA in condizioni di carico parziale



Nelle installazioni a portata variabile\*, è possibile che l'acqua nell'impianto abbia una velocità di portata talmente bassa che si riscalda (raffrescamento) o si raffredda (riscaldamento) e che la UTA possa impiegare un po' di tempo prima di iniziare a raffrescare o riscaldare. In questi casi si consiglia di installare un bypass all'unità più lontana per mantenere la temperatura nell'impianto. È possibile utilizzare diversi tipi\* di controllo bypass. Le opzioni sono:

- 1) Una PICV collegata al sistema BMS attuatore SMART opzionale\* per ridurre la richiesta hardware.
- 2) Controlli autoazionati, come un sensore PICV e QT (riscaldamento) o un'AVTA (raffrescamento),
- 3) Una MBV con impostazione di portata costante\*

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Sono necessarie solo valvole di dimensioni ridotte
- Ridurre la complessità (passando dalla soluzione 1-3) riduce i costi ma anche l'efficienza energetica
- È necessario il bilanciamento\* nell'opzione 3; per le opzioni 1 e 2 è necessaria solo l'impostazione della portata o della temperatura
- La soluzione 1 richiede cablaggio aggiuntivo e programmazione aggiuntiva nel BMS

## Progettazione

- Il calcolo del fabbisogno di portata è basato sulla perdita/guadagno di calore sulla relativa rete
- Per le soluzioni 1 e 2 viene selezionata una semplice valvola in base alla portata. Per l'opzione 3 è necessario un calcolo completo del Kv e della preregolazione
- Per le opzioni 1 e 2 è necessario solo impostare la portata/temperatura. Per l'opzione 3 è necessario il bilanciamento
- Le opzioni 1 e 2 consentono solo la portata minima necessaria per mantenere la temperatura. L'opzione 3 avrà sempre portata, indipendentemente dal carico dell'impianto
- · La pressione disponibile è definita dalla richiesta della PICV da parte della UTA

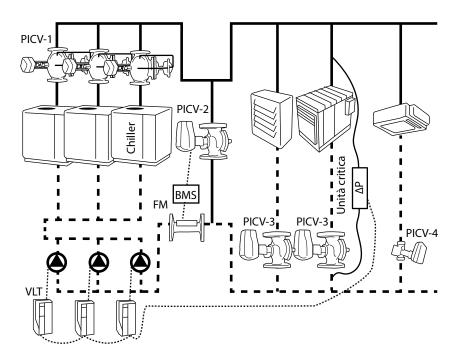
# Funzionamento/Manutenzione

- È possibile ottenere il controllo preciso della temperatura di mandata indipendentemente dal carico dell'impianto
- · Può essere prevista una temperatura imprecisa a causa della banda Xp del regolatore autoazionato
- Bypass sempre aperto e portata variabile, nonostante il bilanciamento, in base alle fluttuazioni Δp causate da carichi parziali
- · Le opzioni 1 e 2 sono più energicamente efficienti rispetto all'opzione 3 grazie alla portata minima

- Le opzioni 1 e 2 offrono un bilanciamento idronico e un controllo perfetti grazie all'indipendenza
- · L'opzione 3 è caratterizzata da una portata inutilmente elevata attraverso il bypass durante la maggior parte dei carichi dell'impianto
- Sindrome da ΔT basso limitata\* nelle applicazioni 1 e 2; il ΔT nell'opzione 3 è notevolmente
- · La connettività BMS assicura un controllo stabile della temperatura di mandata e l'attuatore Smart è in grado di aggiungere ulteriori funzioni come un segnale Δp per l'ottimizzazione della pompa\*
- Consumo di energia minimo

# Riscaldamento Raffrescamento

# Portata primaria variabile



Per un impianto a portata variabile\*, questo è considerato il sistema più efficiente per la gestione termica di un edificio. I chiller possono essere dotati di più compressori a velocità variabile.

Questo sistema è dotato di un circuito primario (e secondario) variabile in cui non sono presenti pompe secondarie. Il bypass viene utilizzato per controllare la portata minima per i chiller in condizioni di carico parziale.

I chiller possono essere programmati in base all'efficienza ottimale dei chiller a un determinato carico. Portata adeguata nei chiller controllati da PICV dedicate nel circuito del chiller.

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Sono necessari chiller a velocità variabile più costosi
- Massimo ritorno sull'investimento se utilizzato in combinazione con PIBCV anche sul lato
- Bypass con PICV e flussometro necessari per il controllo del bypass
- PICV per l'impostazione della portata, l'isolamento e il controllo in linea con i chiller. Una MBV + valvola di isolamento è una soluzione alternativa nel caso in cui i chiller abbiano le stesse dimensioni

- · Selezione PICV e impostazione della portata in base al fabbisogno di portata massimo dei chiller
- La valvola di bypass è dimensionata in base alla richiesta minima di portata del chiller
- Si consiglia di installare una PICV in ciascuna unità terminale sul lato secondario per massimizzare
- È obbligatorio un VSD\* con sensore  $\Delta p$  sul punto critico
- È possibile aggiungere pompe aggiuntive per garantire l'affidabilità operativa

# Funzionamento/Manutenzione

- · Struttura semplice e trasparente
- · Facile messa in servizio basata solo sull'impostazione della portata. Si consiglia l'ottimizzazione\* della prevalenza della pompa
- L'isolamento (con PICV) è importante per i chiller non in funzione

- Si raccomanda il controllo della pompa primaria in base al segnale Δp dell'unità critica per ridurre al minimo il consumo energetico
- Il controllo di bypass assicura la portata minima necessaria per il funzionamento del chiller in base al segnale del flussometro
- Bassa probabilità di sindrome da  $\Delta T$  basso\*. I chiller a velocità variabile sono in grado di gestire portate basse e pertanto il bypass si apre raramente
- · Massima efficienza rispetto ad altri sistemi ad acqua refrigerata
- Necessaria logica di controllo avanzata del chiller per massimizzare l'efficienza



## Prodotti Danfoss:

PICV – Valvola di regolazione indipendente dalla pressione

PICV-1: AB-QM 4.0 + AME 655



PICV-2,3: AB-QM + AME345QM



PICV-4: AB-QM 4.0 + AME 110



Flussometro

**VLT®HVAC** FM: SonoMeterS Drive FC102

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione





PICV - Valvola di regolazione indipendente dalla pressione

### Prodotti Danfoss:

PICV-1,2: AB-QM + AME345QM





PICV-3: AB-QM 4.0 + AME 110





Flussometro FM: SonoMeterS

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione

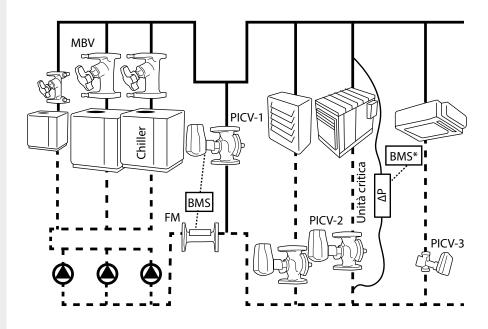


# Regolazione



# Riscaldamento Raffrescamento

Primario costante, secondario variabile (fase primario)



\*BMS – solo per monitoraggio, nessun controllo della pompa (opzionale)

Questo sistema è dotato di un circuito primario costante, un circuito secondario variabile e nessuna pompa secondaria. Il bypass viene utilizzato per controllare la portata minima per i chiller. Per un'efficienza ottimale, si consiglia un chiller di tipo swing. I chiller possono essere programmati in base alla variazione di carico e la portata costante\* attraverso il chiller può essere mantenuta dalla capacità della pompa dedicata. La portata adeguata nei chiller può essere garantita dal flussometro e dal controllo del bypass. (Per la descrizione del lato secondario, vedere le applicazioni: 1.1.1.1-1.1.1.3)

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Costo dell'investimento medio non sono necessarie pompe secondarie ma le dimensioni del bypass e della valvola di regolazione sono grandi
- Per il controllo del bypass è necessario un flussometro
- Sono necessarie valvole di isolamento motorizzate e valvole MBV per la programmazione del chiller (la PIBCV è una soluzione alternativa per la limitazione di portata e l'isolamento)
- · Sono necessarie pompe dedicate per ogni singolo chiller

## **Progettazione**

- È necessario calcolare il Kvs dell'isolamento e della valvola di bilanciamento manuale e la preregolazione delle MBV è importante
- Il by-pass e la valvola devono essere dimensionati in base alla portata del chiller più grande
- Il dimensionamento del flussometro si basa sulla portata nominale dell'impianto
- La prevalenza della pompa deve coprire il fabbisogno  $\Delta p$  dell'intero impianto
- È necessaria la regolazione della prevalenza della pompa con chiller di diverse dimensioni • Possono essere aggiunte altre pompe in base alla sicurezza operativa

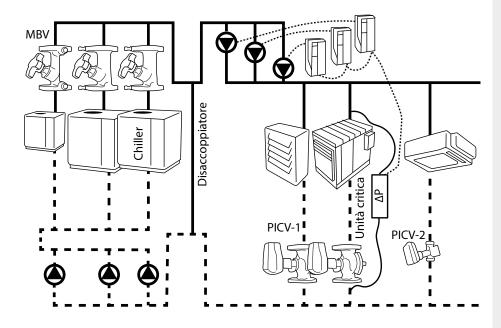
# Funzionamento/Manutenzione

- È necessaria l'installazione del bypass tra la mandata e il ritorno
- È essenziale una portata costante\* sul chiller per il suo corretto funzionamento
- È necessario bilanciare il sistema
- · L'isolamento dei chiller inattivi è importante
- · Le pompe funzionano a velocità costante ma, grazie a una migliore programmazione del chiller, l'efficienza energetica è migliore rispetto all'applicazione 4.3

- Il funzionamento del chiller e della pompa deve essere armonizzato
- Il controllo di bypass assicura l'esatto fabbisogno di portata per i chiller attivi in base al segnale del flussometro
- · Per massimizzare l'efficienza è necessaria una logica di controllo avanzata del chiller
- Possibile sindrome da ΔT basso\* a carico parziale a causa del bypass

Riscaldamento 
Raffrescamento

Primario costante e secondario variabile (primario secondario)



Questo sistema è una variante del sistema primario costante (portata costante\*). Vengono utilizzati convertitori di frequenza a velocità variabile per controllare le pompe sul lato secondario. Disaccoppiando i circuiti primario e secondario, i chiller possono essere programmati in base alla variazione di carico, mantenendo una portata costante\*. (Per la descrizione del lato secondario, vedere le applicazioni: 1.1.1.1–1.1.1.3)

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Elevati costi di investimento sono necessarie pompe primarie e secondarie
- Sono necessarie valvole di isolamento motorizzate e valvole MBV per la programmazione del chiller (la PICV è una soluzione alternativa per la limitazione di portata e l'isolamento)
- È necessario il bilanciamento
- Pompe a velocità costante sul lato primario e pompe a velocità controllata sul lato secondario

# **Progettazione**

- · Calcolo Kvs delle valvole di isolamento e di bilanciamento manuale; la preregolazione delle valvole MBV è importante (si consiglia una bassa perdita di carico sulla valvola di isolamento)
- La perdita di carico sul disaccoppiatore non deve essere superiore a 10-30 kPa per ridurre al minimo l'interdipendenza idraulica
- Le capacità delle pompe devono essere correlate al fabbisogno di portata del singolo chiller
- · La prevalenza della pompa secondaria è spesso maggiore di quella del lato primario

# Funzionamento/Manutenzione

- · Spazio aggiuntivo necessario per le pompe sul lato secondario
- · La messa in servizio del sistema è complessa
- L'isolamento è importante per i chiller inattivi

- Un disaccoppiatore idronico impedisce l'interazione tra i circuiti primario e secondario
- Le pompe secondarie devono essere controllate in base a un segnale Δp del circuito critico, per ottimizzare l'efficienza energetica
- · Semplice logica di controllo del chiller
- Sindrome da ΔT basso\* a carichi parziali a causa del disaccoppiamento
- Le pompe primarie funzionano a velocità costante, quindi non è possibile risparmiare energia\*



# Prodotti Danfoss:



PICV-1: AB-QM + AME345QM



PICV-2: AB-QM 4.0 + AME 110



**VLT®HVAC** Drive FC102



Valvola di bilanciamento manuale MBV: MSV-F2

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione





Valvola di regolazione a 3 vie



## Prodotti Danfoss:





CV-2: VF3 + AME435

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione

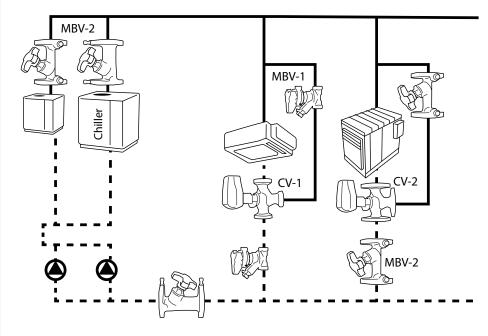


# Regolazione



# Riscaldamento Raffrescamento

# Primario e secondario costante (impianto a portata costante)



Si tratta di una delle applicazioni chiller più vecchie, senza convertitori di frequenza a velocità variabile per pompe e chiller. I chiller possono gestire solo portate fisse, quindi sul lato secondario dell'impianto sono presenti valvole di regolazione a 3 vie per mantenere una portata costante\*. Controllano la portata attraverso le unità terminali per mantenere una temperatura ambiente costante. (Per la descrizione del lato secondario, vedere le applicazioni: 1.1.2.1, 2.2 e 3.2.1)

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Vengono utilizzati chiller a portata costante\*
- Sono necessarie MBV\* per una corretta distribuzione dell'acqua tra i chiller. In alternativa, ma solo se i chiller hanno le stesse dimensioni, è possibile utilizzare un sistema Tichelman
- La portata è costante nella stazione di pompaggio del collettore, quindi non esiste alcuna opzione di risparmio energetico utilizzando VSD\*

# **Progettazione**

- È necessario il calcolo del Kv e della preregolazione per le MBV del chiller
- Impossibile programmare il chiller
- La selezione e il funzionamento della pompa devono essere regolati in base alla capacità
- La portata effettiva nell'impianto è in genere del 40–50% superiore al fabbisogno di portata nominale in condizioni di carico parziale
- · Calcolo della prevalenza della pompa in base all'intera perdita di carico dell'impianto

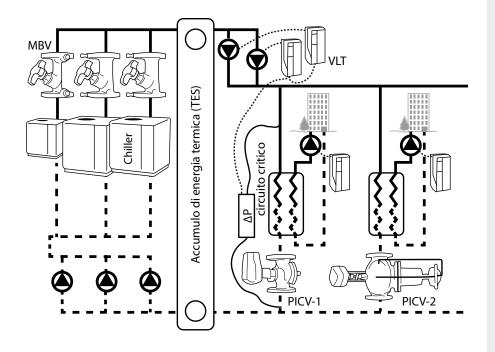
# Funzionamento/Manutenzione

- La portata nei chiller deve essere sempre costante. In caso contrario, scatta l'allarme di portata bassa del chiller e questo smette di funzionare
- Il bilanciamento delle valvole MBV è fondamentale per impostare la portata in base al funzionamento della pompa
- È un sistema rigido. Non è possibile escludere o aggiungere unità terminali durante il funzionamento
- Elevato fabbisogno di prevalenza della pompa e consumo di energia elevato

- Per il funzionamento del chiller è necessario garantire una portata costante\*
- Il funzionamento del chiller e della pompa deve essere armonizzato
- Non è presente alcun bypass nell'impianto, quindi è necessario mantenere sempre la portata nominale in tutto l'impianto
- Elevato rischio di sindrome da ΔT basso\*
- Un  $\Delta T$  basso nell'impianto e un funzionamento costante della pompa comportano una scarsa efficienza del chiller

Riscaldamento 
Raffrescamento

# Impianto di teleraffrescamento



L'impianto di teleraffrescamento consiste in una rete di raffrescamento su larga scala atta ad alimentare diversi edifici. Contiene un sistema di accumulo di energia termica (TES) in grado di immagazzinare l'energia termica come una batteria ricaricabile. Questa applicazione deve essere utilizzata con una capacità di raffrescamento superiore a 35 MW. L'obiettivo è quello di aumentare l'efficienza della centrale elettrica abbattendo i carichi di picco. La funzione aggiuntiva del TES è la separazione idronica del lato primario e secondario (applicazioni sul lato secondario simili alle applicazioni: 1.1.1.1-1.1.3)

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Soluzione costosa ma rispettosa dell'ambiente, in grado di fornire raffrescamento a molti edifici
- È necessario includere i costi del TES
- In genere sono necessari enormi chiller. Min. 3,5 MW per chiller
- Per massimizzare l'efficienza dell'impianto è necessaria una logica di controllo avanzata del chiller
- Pompa a velocità costante per il lato primario e VSD\* sul circuito secondario

# **Progettazione**

- · Calcolo Kvs delle valvole di isolamento e MBV; la preregolazione delle valvole MBV è importante (si consiglia una bassa perdita di carico sulla valvola di isolamento)
- Il TES funziona anche come disaccoppiatore idronico, immagazzinando la portata in eccesso dal circuito primario costante
- Sono fortemente consigliate PICV installate in ogni stazione di trasferimento di energia per massimizzare l'efficienza
- Si consiglia un sensore  $\Delta p$  posizionato su punti critici per assicurare un controllo adeguato della pompa
- Il funzionamento del chiller e della pompa deve essere armonizzato

# Funzionamento/Manutenzione

- Struttura semplice e trasparente
- È essenziale una portata costante\* nel chiller per il suo corretto funzionamento
- È necessaria la messa in servizio\* per analizzare il modello di carico nel tempo
- L'isolamento è importante per i chiller inattivi

# Regolazione

- · Possono essere collegate pompe secondarie e terziarie a unità critiche con controllo proporzionale della pompa per risparmiare energia
- · Il controllo dell'alimentazione e dello svuotamento del TES è importante per garantire la corretta energia frigorifera nel carico di picco e per ottenere una migliore efficienza
- Non vi è alcuna sindrome da ΔT basso\* se il TES non è sovraccarico
- Le pompe primarie funzionano a velocità costante ma, grazie alla programmazione del chiller, l'efficienza è buona



# Prodotti Danfoss:



PICV-2: AB-QM 4.0 + AME 655



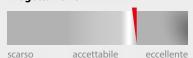
**VLT®HVAC** 

# **Performance**

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione







- Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV)
- 2. **Building Management System (BMS)**
- Sensore di temperatura
- Pompa VSD\*

### Prodotti Danfoss:





PICV: AB-QM + AME345QM o Novocon M

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione

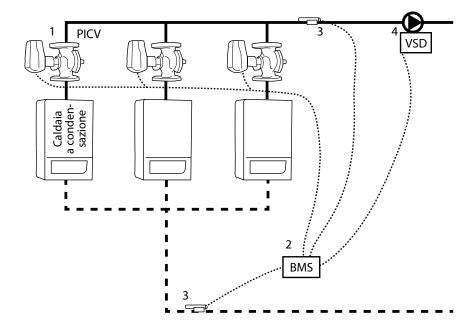


# Regolazione



# Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

Caldaia a condensazione, mandata del primario variabile



Questa applicazione utilizza un numero variabile di caldaie a condensazione. Tutti i circuiti della caldaia sono dotati di valvole PICV collegate al sistema BMS. Assicurano il corretto bilanciamento, la programmazione e il controllo in condizioni di carico totale e parziale. Vengono utilizzati convertitori di frequenza a velocità variabile per ridurre al minimo i costi di pompaggio\*. È inoltre fortemente consigliato il controllo tramite PICV o Δp sul lato secondario per ridurre al minimo il consumo di energia.

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Basso un gruppo di pompe e PICV dedicate con attuatori modulanti per il controllo e l'isolamento delle caldaie
- · Le valvole devono essere collegate al BMS che controlla la portata in ogni caldaia per ottimizzare l'efficienza energetica
- È necessario un convertitore di frequenza a velocità variabile sulla pompa

## Progettazione

- Semplice selezione della PICV in base al fabbisogno di portata delle singole caldaie
- La prevalenza della pompa deve anche coprire la perdita di carico dell'intero impianto
- · Si consiglia l'ottimizzazione della prevalenza della pompa\* utilizzando sensori Δp sull'unità critica

# Funzionamento/Manutenzione

- L'ottimizzazione della temperatura di ritorno è possibile con il controllo proporzionale PICV o Δp sul lato secondario
- L'aumento di ΔT assicura un'efficienza ottimale della caldaia a condensazione
- Portata nell'impianto ridotta al minimo, quindi bassi costi di pompaggio\*
- Il sistema di regolazione deve essere allineato con la logica interna della caldaia

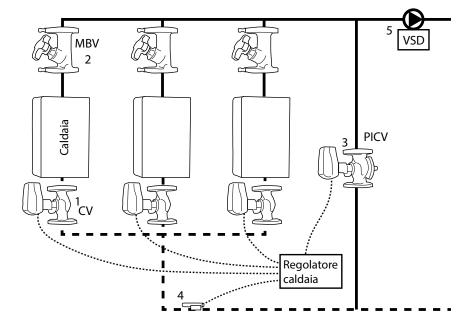
- · Perfetto controllo della portata in ogni caldaia per ottenere un'efficienza ottimale della stessa
- Buon controllo della temperatura di ritorno dovuto alla mancanza di un bypass nell'impianto
- Massima efficienza delle caldaie a carico di progettazione e parziale
- Portata variabile prevista\* sul lato secondario con controllo PICV o Δp, pertanto è necessario un VSD\*

Riscaldamento 

✓ Raffrescamento 

□

Caldaie tradizionali, mandata del primario variabile



Questa applicazione viene utilizzata per le caldaie tradizionali (senza condensa). Per evitare una temperatura di ingresso bassa nelle caldaie, è necessario un bypass controllato (con una PICV). In questa applicazione usiamo solo un gruppo di pompe per far circolare la portata sia nel sistema primario che in quello secondario.

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Medio sono necessari solo un set di pompe, MBV e valvole di isolamento
- È necessario un bypass aggiuntivo con una PICV per assicurare una temperatura minima in ingresso della caldaia
- Sensore termico per il controllo del bypass
- È necessaria la messa in servizio della valvola di bilanciamento manuale In alternativa, ma solo se le caldaie hanno le stesse dimensioni, è possibile utilizzare un sistema Tichelman
- Per risparmiare energia è necessario un convertitore di frequenza a velocità variabile sulla pompa

# **Progettazione**

- È necessario il calcolo della preregolazione delle MBV per garantire la portata nominale in tutte le caldaie
- La valvola di bypass è dimensionata in base al fabbisogno di portata della caldaia più grande
- La prevalenza della pompa deve anche coprire la perdita di carico del sistema secondario
- Le caldaie inattive devono essere isolate
- È consigliata una valvola limitatrice di pressione all'estremità dell'impianto per assicurare la portata minima per la pompa

# Funzionamento/Manutenzione

- Le caldaie funzionano a portata variabile\* a seconda del carico dell'impianto. Pertanto, è difficile mantenere un controllo stabile della caldaia
- Il regolatore dell'impianto deve controllare la valvola di bypass in base alla temperatura di ritorno
- Costi di pompaggio moderati\*

## Regolazione

- Logica di controllo semplice basata sulla temperatura della mandata di ritorno prevista
- Programmazione della caldaia in base alla temperatura di mandata e in base al fabbisogno energetico nell'impianto
- La temperatura di ritorno non può essere ottimizzata, il che ha effetti negativi, soprattutto sulle caldaie a condensazione, e riduce l'efficienza dell'impianto
- Con portata variabile\* sul lato secondario con controllo PICV o Δp, è necessario un VSD\*



5.2

- 1. Valvola di isolamento (CV)
- 2. Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- 3. Valvola bypass (PICV)
- 4. Sensore di temperatura
- 5. Pompa VSD\*

# Prodotti Danfoss:



CV: VF2 + AME345



PICV: AB-QM + AME345QM

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# Progettazione



# Funzionamento/Manutenzione







- Valvola di isolamento (CV)
- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- Pompa
- Collettore  $\Delta P=0$ 4.
- Disaccoppiatore

### Prodotti Danfoss:

CV: VF2 + AME435



# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

MBV

• Sono necessarie pompe sia sul lato primario che su quello secondario

Impianto con disaccoppiatori collettori

- È necessario un grosso bypass tra i collettori
- È necessaria la messa in servizio\* delle MBV. In alternativa, ma solo se le caldaie hanno le stesse dimensioni, è possibile utilizzare un sistema Tichelman

Questa è la disposizione degli impianti a caldaia a portata primaria costante più comune (cascata). I sistemi primario e secondario sono indipendenti dal punto di vista idronico. I collettori sono collegati con un bypass che consente la circolazione dell'acqua tra di essi.

Riscaldamento 🗹 Raffrescamento 🗌

Per ogni caldaia sono necessarie valvole di isolamento motorizzate e MBV. In alternativa, è possibile utilizzare una PICV per la limitazione di portata e l'isolamento

## **Progettazione**

- È necessario il calcolo della preregolazione delle valvole MBV per garantire la portata nominale di ogni caldaia
- Il collettore e il bypass devono essere correttamente dimensionati per evitare interferenze tra le pompe primarie e secondarie
- Il corretto dimensionamento delle pompe primarie e secondarie è fondamentale per ridurre al minimo la portata sul bypass
- · Si consiglia il controllo proporzionale della pompa con una portata variabile\* sul lato secondario

## Funzionamento/Manutenzione

- · Le pompe primarie non richiedono una protezione di portata minima
- Il funzionamento della caldaia è indipendente dal sistema secondario
- La programmazione della caldaia deve essere eseguita in base al fabbisogno di calore dell'impianto secondario
- In caso di caldaie senza condensa, è necessario un bypass aggiuntivo prima di ogni caldaia per garantire una temperatura di ingresso minima per la caldaia

## Regolazione

- · La programmazione delle caldaie deve essere basata sulla temperatura di ritorno del lato
- · La temperatura di ritorno potrebbe essere elevata, il che influisce negativamente sulle caldaie a condensazione e riduce l'efficienza dell'impianto
- · Logica della caldaia individuale in base alla temperatura di mandata

- 3.





MBV: MSV-F2

Performance

**Progettazione** 

scarso

scarso

scarso

Regolazione

Ritorno dell'investimento

accettabile

accettabile

accettabile

accettabile

Funzionamento/Manutenzione

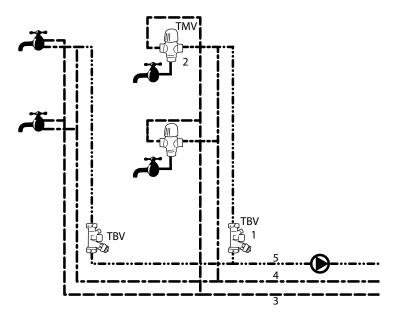
eccellente

eccellente

eccellente

# Erogazione di acqua calda e fredda

Bilanciamento termico nel ricircolo ACS (disposizione verticale)



In questa applicazione assicuriamo una portata variabile\* nella tubazione di ricircolo ACS\* e una temperatura di prelievo costante\* su entrambi i rubinetti, indipendentemente dalla distanza dal cilindro e dall'utilizzo temporaneo di acqua calda. In questo modo riduciamo la quantità di acqua di ricircolo in tutti i periodi. La disinfezione termica\* è possibile con apparecchiature aggiuntive. La TMV (opzionale) assicura una temperatura di prelievo massima per evitare scottature.

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Solo valvole MTCV a basso investimento, non sono necessari ulteriori elementi idraulici
- Costi di installazione ridotti
- Nessuna messa in servizio solo impostazione della temperatura
- Convertitore di frequenza a velocità variabile consigliato

## **Progettazione**

- Portata in funzione della perdita di calore nella tubazione e dei cali di temperatura nelle diramazioni quando i rubinetti sono chiusi, non sono necessari calcoli di kvs e di preregolazione della portata
- L'impostazione della temperatura sulla valvola si basa sul calo di temperatura dall'ultimo rubinetto alla valvola
- Calcolo della prevalenza della pompa in base alla portata nominale in assenza di consumo di ACS\*

# Funzionamento/Manutenzione

- Perdite di temperatura minime nella tubazione elevato risparmio energetico\*
- La rimessa in funzione\* non è necessaria controllo automatico della temperatura
- Costi di manutenzione inferiori grazie alle temperature costanti/ottimali nell'impianto (meno scottature, corrosione, ecc.)
- Il termometro può essere collegato alla valvola per l'ispezione e la corretta messa in servizio termica

## Regolazion

- Temperatura di prelievo stabile\* su tutte le colonne montanti
- Bilanciamento perfetto a pieno carico e carico parziale
- · Accesso immediato all'acqua calda
- Quantità di portata di ricircolo ridotta al minimo; nessuna sovraportata
- Il deposito di calcare non ha alcun effetto sull'accuratezza del controllo

# Consigliato 👍

6.1

- 1. Valvola di bilanciamento termostatica (TBV)
- Valvola miscelatrice termostatica (TMV) (opzionale)
- 3. Acqua fredda sanitaria (AFS)
- 4. Acqua calda sanitaria (ACS)
  - . Ricircolo (ACS-C)

## Prodotti Danfoss:



# Performance

## Ritorno dell'investimento



# Progettazione



# Funzionamento/Manutenzione







6.2

 Valvola di bilanciamento termostatica (TBV)

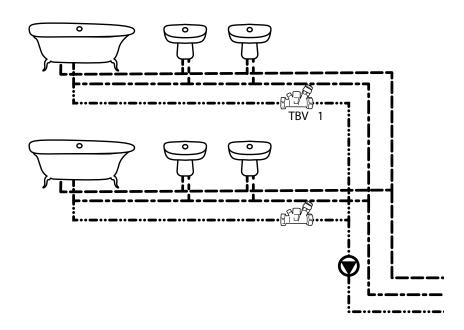
## Prodotti Danfoss:



TBV: MTCV-A

# Erogazione di acqua calda e fredda 🗹

# Bilanciamento termico nel ricircolo ACS (circuito orizzontale)



In questa applicazione assicuriamo una portata variabile\* nella tubazione di ricircolo ACS\* e una temperatura di prelievo costante\* su entrambi i rubinetti, indipendentemente dalla distanza dal cilindro e dall'utilizzo temporaneo di acqua calda. In questo modo riduciamo la quantità di acqua di ricircolo in tutti i periodi. La disinfezione termica\* è possibile con apparecchiature aggiuntive.

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# Progettazione



# Funzionamento/Manutenzione



# Regolazione



# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Solo valvole MTCV a basso investimento, non sono necessari ulteriori elementi idraulici
- Costi di installazione ridotti
- Nessuna messa in servizio solo impostazione della temperatura
- Si consiglia un convertitore di frequenza a velocità variabile (VSD\*)

## **Progettazione**

- Portata in funzione della perdita di calore nella tubazione e dei cali di temperatura nelle diramazioni quando i rubinetti sono chiusi, non sono necessari calcoli di kvs e di preregolazione della portata
- Impostazione della temperatura sulla valvola in base al calo di temperatura dall'ultimo rubinetto alla valvola
- Calcolo della prevalenza della pompa in base alla portata nominale in assenza di consumo di ACS\*
- Se si utilizza la MTCV in circuiti orizzontali, è necessario applicare la regola del volume d'acqua di 31

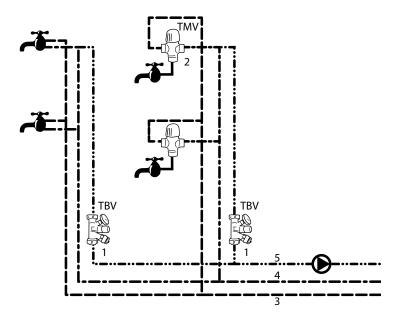
# Funzionamento/Manutenzione

- Perdite di temperatura minime in una tubazione elevato risparmio energetico\*
- La rimessa in funzione\* non è necessaria controllo automatico della temperatura
- Costi di manutenzione inferiori grazie alle temperature costanti/ottimali nell'impianto (meno scottature, corrosione, ecc.)
- Il termometro può essere collegato a una valvola per l'ispezione e la corretta messa in servizio termica

- Temperatura di prelievo stabile\* su tutti i circuiti orizzontali
- Bilanciamento perfetto a pieno carico e carico parziale
- Accesso immediato all'acqua calda
- · Quantità portata ricircolo minima, no sovraportata
- Il deposito di calcare non ha alcun effetto sull'accuratezza del controllo

# Erogazione di acqua calda e fredda

# Bilanciamento termico nel ricircolo ACS c on disinfezione autoazionata



In questa applicazione assicuriamo una portata variabile\* nella tubazione di ricircolo ACS\* e una temperatura di prelievo costante\* su entrambi i rubinetti, indipendentemente dalla distanza dal cilindro e dall'utilizzo temporaneo di acqua calda. In questo modo riduciamo la quantità di acqua di circolazione in tutti i periodi. È possibile eseguire la disinfezione termica autoazionata grazie a un modulo speciale nelle valvole MTCV. La TMV (opzionale) assicura una temperatura di prelievo massima per evitare scottature.

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- MTCV a basso investimento con modulo di disinfezione autoazionato; non sono necessari ulteriori elementi idraulici
- Costi di installazione ridotti
- Nessuna messa in servizio\* solo impostazione della temperatura
- Si consiglia un convertitore di frequenza a velocità variabile (VSD\*)

# **Progettazione**

- Come le applicazioni 6.1 e 6.2
- · Necessaria verifica della prevalenza della pompa per il processo di disinfezione
- Durante la disinfezione termica è necessaria una temperatura di mandata più elevata (65–70  $^{\circ}$ C)

# Funzionamento/Manutenzione

- $\bullet\,$  Cono valvola MTCV composito per una maggiore vita utile
- La disinfezione termica\* dell'impianto non può essere garantita (capacità della pompa, perdite di calore, ecc.) e ottimizzata
- Le valvole TMV sono in grado di limitare la temperatura di prelievo\* durante la disinfezione termica\*
- Il termometro può essere collegato alla valvola per l'ispezione e la corretta messa in servizio termica

# Regolazione

- Temperatura di prelievo stabile\* su tutte le colonne montanti/circuiti
- Soluzione accettabile per piccoli edifici residenziali se è disponibile una sorgente di calore propria
- Bilanciamento perfetto a pieno carico e carico parziale
- Quantità portata ricircolo minima, no sovraportata

# Consigliato

6.3

- 1. Valvola di bilanciamento termostatica (TBV)
- 2. Valvola miscelatrice termostatica (TMV) (opzionale)
- 3. Acqua fredda sanitaria (AFS)
- 4. Acqua calda sanitaria (ACS)
- . Ricircolo (ACS-C)

## Prodotti Danfoss:





TBV: MTCV-B

TMV: TMV-W

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# Progettazione



# Funzionamento/Manutenzione







- Valvola di bilanciamento termostatica (TBV)
- Valvola miscelatrice termostatica (TMV) (opzionale)
- Regolatore elettronico (CCR2+) 3.
- Sensore di temperatura

## Prodotti Danfoss:



TBV: MTCV-C





TMV: TMV-W

CCR2+

# Performance

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione



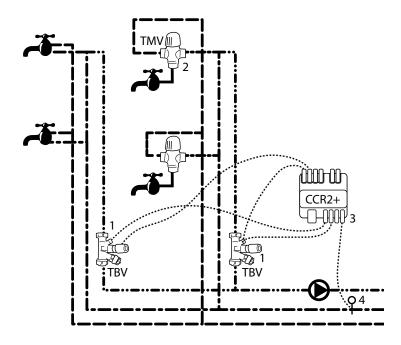
# Regolazione



# Erogazione di acqua calda e fredda 🗹



# Bilanciamento termico nella circolazione ACS con disinfezione elettronica



In questa applicazione assicuriamo una portata variabile\* nella tubazione di ricircolo ACS\* e una temperatura di prelievo costante\* su entrambi i rubinetti, indipendentemente dalla distanza dal cilindro e dall'utilizzo temporaneo di acqua calda. In questo modo riduciamo la quantità di acqua di ricircolo in tutti i periodi. Le valvole TMV assicurano una temperatura di prelievo costante\* anche in termini di tempo di disinfezione termica. La disinfezione termica\* è controllata da un dispositivo elettronico CCR2+.

# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- · Alto. Necessaria apparecchiatura di controllo: valvola MTCV con attuatore e CCR2+ per il controllo della disinfezione; inoltre (come opzione) valvola miscelatrice della temperatura
- Costi di installazione più elevati inclusi con i costi di cablaggio
- La messa in servizio dell'impianto idronico non è necessaria
- È necessaria la programmazione del CCR2+
- Si consiglia un convertitore di frequenza a velocità variabile (VSD\*)

# **Progettazione**

- Come le applicazioni 6.1 e 6.2
- Ingegneria eccellente consumo di energia minimo
- La disinfezione termica\* è risolta
- Nessuna necessità di verificare la capacità di disinfezione della pompa

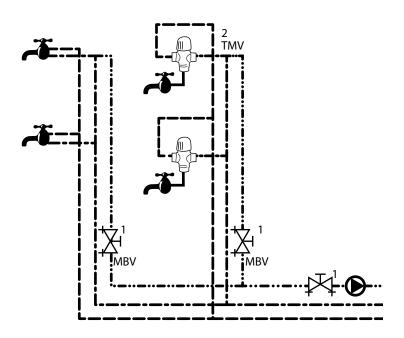
# Funzionamento/Manutenzione

- Cono valvola MTCV composito per una maggiore vita utile
- Eccellente disinfezione termica\* dell'impianto programmabile e ottimizzata
- Le valvole TMV sono in grado di limitare la temperatura di prelievo\* durante la disinfezione termica\*
- · La registrazione della temperatura è gestita da CCR2+
- È possibile programmare processi di disinfezione automatizzati
- Tutti i dati e le impostazioni sono disponibili da remoto

- Nessuna sovraportata\*; la portata è conforme al fabbisogno temporaneo
- Tempo minimo richiesto per la disinfezione
- La pompa a velocità variabile e la buona efficienza della caldaia garantiscono un risparmio energetico\*
- Connettività con BMS e moduli di automazione ACS\*

# Erogazione di acqua calda e fredda 🗹

# Controllo ricircolo ACS\* con bilanciamento manuale



In questa applicazione assicuriamo una portata costante\* nella tubazione dell'acqua calda sanitaria indipendentemente dal consumo e dal fabbisogno temporanei di acqua calda. La TMV (opzionale) assicura una temperatura di prelievo massima per evitare scottature.



- Valvola di bilanciamento manuale (MBV)
- Valvola miscelatrice termostatica (TMV) (opzionale)

# Prodotti Danfoss:



# Spiegazione

# Ritorno dell'investimento

- Basso investimento MBV, pompa a velocità costante, valvola partner\* (utilizzata raramente)
- · Costi di installazione più elevati se si utilizzano valvole partner\*
- È necessaria la messa in servizio dell'impianto
- Nessuna necessità di convertitori di frequenza a velocità variabile (VSD\*)

## **Progettazione**

- · Calcolo tradizionale: kvs della valvola di bilanciamento manuale
- È necessario il calcolo della preregolazione delle valvole
- Il complicato fabbisogno di portata in ricircolo viene calcolato in base alla perdita di calore sulla linea di mandata dell'acqua calda e sulla tubazione di circolazione
- Calcolo della prevalenza della pompa in base alla portata nominale in assenza di consumo di ACS\*
- La pompa di circolazione e le MBV sono spesso sovradimensionate

# Funzionamento/Manutenzione

- Elevate perdite di energia nella tubazione; elevato consumo di energia
- È necessaria la rimessa in servizio\* periodica dell'impianto
- Minore efficienza della caldaia grazie all'elevata temperatura di ritorno
- Costi di manutenzione più elevati a causa di un maggiore deposito di calcare (temperatura di circolazione più elevata)
- Rischio di proliferazione della legionella
- Grande consumo d'acqua

# Regolazione

- Temperatura di prelievo variabile\* (dipende dalla distanza dal serbatoio ACS\*)
- Il controllo statico non segue il comportamento dinamico dell'utilizzo dell'acqua
- · Quantità di portata di ricircolo indipendente dal fabbisogno reale; sovraportata per la maggior parte del tempo

# **Performance**

## Ritorno dell'investimento



# **Progettazione**



# Funzionamento/Manutenzione





| INO | ۲e |
|-----|----|
| 110 |    |

Glossario e abbreviazioni

Teoria della regolazione e delle valvole

Analisi dell'efficienza energetica

# 7.1

# Glossario e abbreviazioni

**Calcolo tradizionale:** per un buon controllo, dobbiamo prendere in considerazione le due caratteristiche di regolazione più importanti: l'autorità della valvola di regolazione e l'equivalenza di pressione a monte di ogni unità terminale. Per questo requisito dobbiamo calcolare il valore kvs richiesto delle valvole di regolazione e trattare l'intero impianto idraulico come un'unica unità.

**Bilanciamento** – regolazione della portata tramite valvole di bilanciamento per ottenere la portata corretta in ciascun circuito dell'impianto di riscaldamento o raffrescamento.

**Messa in servizio:** tuttavia, dobbiamo calcolare le impostazioni necessarie della valvola di bilanciamento manuale o automatica durante il calcolo tradizionale, prima di consegnare l'edificio all'utente. Dobbiamo assicurarci che la portata sia sempre conforme al valore richiesto. Pertanto, (in caso di installazione imprecisa), dobbiamo controllare la portata sui punti di misurazione e correggerla se necessario.

**Rimessa in servizio:** la messa in servizio deve essere ripetuta periodicamente (ad es. in caso di modifica della funzione e delle dimensioni dell'ambiente, di regolazione della perdita e del guadagno di calore).

**Attuatore SMART:** attuatore passo-passo digitale ad alta precisione con connettività diretta con il sistema BMS, dotato di funzioni speciali aggiuntive per facilitare l'installazione e il funzionamento.

**Buona autorità:** l'autorità è un rapporto di pressione differenziale che indica la perdita di pressione della valvola di regolazione e viene confrontata con la pressione differenziale disponibile garantita dalla pompa o dal regolatore  $\Delta p$  (se presente)  $a = \frac{\Delta p_{CV}}{\Delta p_{CV} + \Delta p_{pipes+units}}$  Il controllo è migliore in caso di autorità maggiore. L'autorità minima raccomandata è 0.5.

Costo di pompaggio: la spesa che dobbiamo affrontare per il consumo di energia della pompa.

Portata costante: la portata nell'impianto o nell'unità non cambia durante l'intero periodo operativo.

**Sindrome da ΔT basso:** è più importante per i sistemi di raffrescamento. Se non è possibile garantire il ΔT richiesto nell'impianto, l'efficienza della macchina di raffrescamento diminuisce drasticamente. Questo sintomo può verificarsi anche negli impianti di riscaldamento.

**Ritorno dell'investimento:** la velocità con cui, in base ai risparmi di esercizio, recupereremo l'intero importo da pagare per una determinata parte dell'installazione.

**Ottimizzazione della pompa:** in caso di utilizzo della pompa a controllo elettronico, la prevalenza della pompa può essere ridotta al punto da garantire ancora la portata richiesta nell'intero impianto, portando il consumo di energia al minimo.

**Oscillazione della temperatura ambiente:** la temperatura ambiente reale si discosta costantemente dalla temperatura impostata in ogni momento. L'oscillazione indica la dimensione di questa deviazione.

Nessuna sovraportata: la portata costante in un'unità terminale in linea con la portata desiderata.

**Valvola partner:** per una corretta messa in servizio è necessaria un'ulteriore valvola di bilanciamento manuale per tutte le diramazioni. Possiamo definire valvola partner una valvola che consente di collegare il tubo di impulso dalla valvola del regolatore di pressione differenziale (DPCV).

**Portata variabile:** la portata nell'impianto varia continuamente in base al carico parziale temporale. Dipende da circostanze esterne quali luce solare, guadagni di calore interni, occupazione della stanza, ecc.

**Disinfezione termica:** negli impianti ACS, il numero di batteri della legionella aumenta drasticamente intorno alla temperatura di prelievo. Ciò provoca malattie e a volte può causare la morte. Per evitare che ciò accada, è necessaria una disinfezione periodica. Il modo più semplice per farlo è aumentare la temperatura della ACS a oltre 60–65 °C. A questa temperatura i batteri vengono distrutti.

**Convertitore di frequenza a velocità variabile (VSD):** la pompa di circolazione è dotata di un regolatore elettronico integrato o esterno, che garantisce una pressione differenziale costante proporzionale (o parallela) nell'impianto.

Risparmio energetico: riduzione dei costi elettrici e/o di riscaldamento.

**Commutazione:** nei sistemi in cui il raffrescamento e il riscaldamento non funzionano in parallelo, l'impianto deve essere commutato tra queste modalità operative.

**Classificazione dell'edificio:** gli ambienti sono classificati in base alla capacità di comfort (norma UE). «A» indica il grado più elevato, con oscillazione minima della temperatura ambiente e un migliore comfort.

**Temperatura ambiente stabile:** ottenibile con un regolatore proporzionale autoazionato o elettronico. Questa applicazione evita fluttuazioni indesiderate della temperatura ambiente a causa dell'isteresi del termostato ambiente on/off.

Temperatura di prelievo: la temperatura dell'acqua all'apertura del rubinetto.

Carico parziale: qualsiasi carico, durante il tempo di funzionamento dell'impianto, inferiore al carico di progetto.

ACS: impianto di acqua calda sanitaria. FL: limitatore di portata

**UTA:** unità trattamento aria **DPCV:** valvola di regolazione Δp

**BMS:** Building Management System MBV: valvola di bilanciamento manuale (sistema di gestione dell'edificio)

**CO6:** valvola deviatrice a 6 vie

dalla pressione **TRV:** valvola termostatica per radiatori

CV: valvola di regolazione

RLV: valvola di blocco di ritorno

RC: controllo della temperatura ambiente

TES: accumulo di energia termica

**VEC:** ventilconvettore

PICV: valvola di bilanciamento indipendente

Teoria della regolazione e delle valvole

# 8

# Teoria della regolazione e delle valvole

# 8.1

# Autorità valvola

L'autorità della valvola è una misura della capacità della valvola di regolazione (CV) di imporre la sua caratteristica sul circuito che sta controllando. Maggiore è la resistenza nella valvola, e quindi la perdita di carico nella valvola, migliore sarà la capacità della valvola di regolazione di controllare l'emissione di energia del circuito.

L'autorità ( $a_{cv}$ ) è generalmente espressa come il rapporto tra la pressione differenziale nella valvola di regolazione al 100% del carico e con la valvola completamente aperta (il valore minimo  $\Delta$ Pmin) e la pressione differenziale nella valvola di regolazione quando è completamente chiusa ( $\Delta$ Pmax). Quando la valvola è chiusa, le perdite di carico in altre parti dell'impianto (ad esempio tubi, chiller e caldaie) scompaiono e la pressione differenziale totale disponibile viene applicata alle valvole di regolazione. Questo rappresenta il valore massimo ( $\Delta$ Pmax).

Formula:  $a_{cv} = \Delta Pmin / \Delta Pmax$ 

Le perdite di carico nell'installazione sono illustrate nella Fig. 1

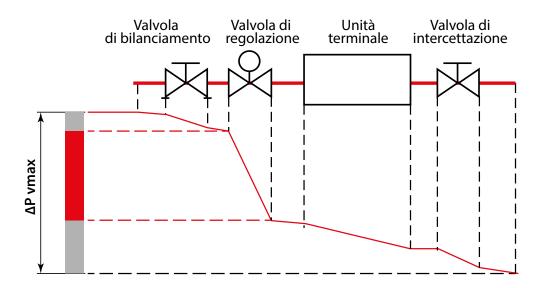


Fig. 1

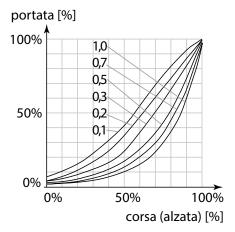
# Caratteristica della valvola

Ogni valvola di regolazione ha una propria caratteristica, definita dalla relazione tra l'alzata (corsa) della valvola e la portata d'acqua corrispondente. Questa caratteristica è definita a una pressione differenziale costante attraverso la valvola, quindi con un'autorità del 100% (vedere formula). Durante l'applicazione pratica in un'installazione, tuttavia, la pressione differenziale non è costante, il che significa che la caratteristica effettiva della valvola di regolazione cambia. Minore è l'autorità della valvola, maggiore è la distorsione della caratteristica della valvola. Durante il processo di progettazione dobbiamo garantire che l'autorità della valvola di regolazione sia la più alta possibile per ridurre al minimo la deformazione della caratteristica.

Le caratteristiche più comuni sono presentate di seguito nei grafici:

- 1. Caratteristica logaritmica/equipercentuale della valvola di regolazione (Fig. 2)
- 2. Caratteristica lineare della valvola di regolazione (Fig. 3)

La linea designata con 1,0 è la caratteristica a un'autorità di 1 e le altre linee rappresentano autorità progressivamente più piccole.



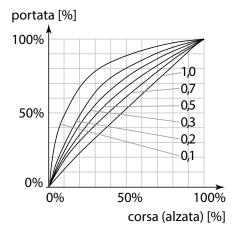


Fig. 2 Fig. 3

# Controllo a circuito chiuso in un impianto HVAC

La parola «controllo» viene utilizzata in molti contesti diversi. Parliamo di controllo qualità, controllo finanziario, comando e controllo, controllo della produzione e così via: termini che coprono un'enorme varietà di attività. Tuttavia, tutti questi tipi di controllo, affinché funzionino, devono avere alcune caratteristiche in comune. Una di queste è che tutti presuppongono l'esistenza di un sistema di cui vogliamo influenzare il comportamento e la libertà di intraprendere azioni che lo obblighino a comportarsi come noi desideriamo.

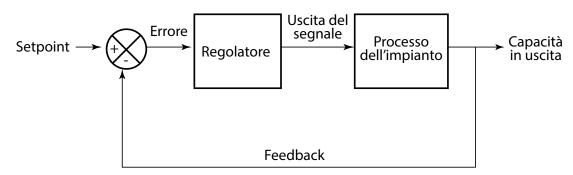


Fig. 4

8.3

57

Il diagramma a blocchi raffigurato sopra (Fig. 4) rappresenta un modello di controllo a modulazione continua in cui viene utilizzato un regolatore in retroazione per controllare automaticamente un processo o un funzionamento. Il sistema di controllo confronta il valore o lo stato della variabile di processo che viene controllata con il valore desiderato o setpoint (SP) e applica la differenza come segnale di comando per portare l'uscita della variabile di processo dell'impianto allo stesso valore del setpoint.

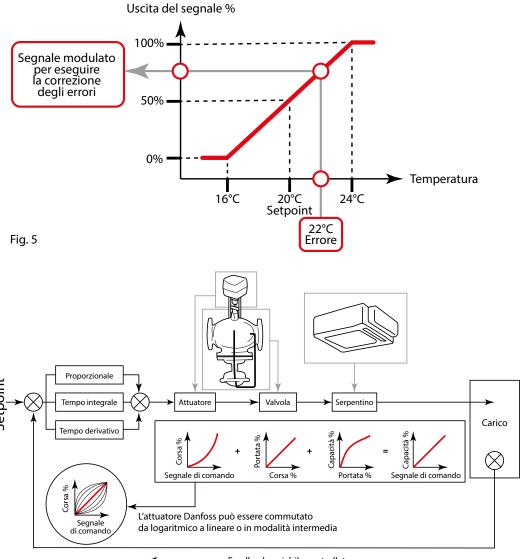


Fig. 6

Ogni singolo componente del sistema ha la propria caratteristica. Combinando correttamente ogni componente con un regolatore adeguatamente impostato e tarato si ottiene una buona risposta di controllo e un'efficienza ottimale dell'impianto HVAC.

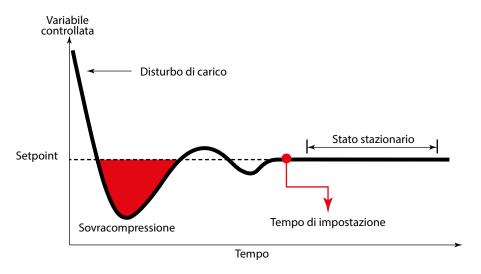
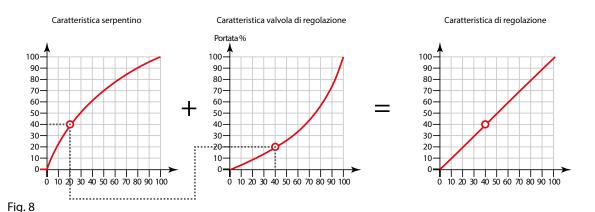


Fig. 7

L'esempio precedente è una risposta di controllo tipica dell'applicazione di raffrescamento. Il disturbo di carico è considerato una variazione significativa del carico o del setpoint (Fig. 6).

L'obiettivo di un buon sistema di controllo è quello di ottenere il prima possibile il tempo di stabilizzazione con la più bassa deviazione massima durante lo stato stazionario.

# Richiesta di controllo di processo – Corrispondenza con la caratteristica del sistema



Ogni sistema di processo ha caratteristiche diverse. Il produttore della valvola di regolazione deve sempre soddisfare il design della caratteristica del serpentino. Come possiamo osservare nei grafici sopra riportati, la caratteristica del serpentino è logaritmica, pertanto è necessaria una caratteristica esattamente opposta per soddisfare la richiesta di controllo lineare. Prevediamo che al segnale di comando del 40% sarà attribuita un'uscita del 40% della capacità. L'autorità della valvola di regolazione illustrata sopra è uguale a 1, il che nella pratica corrisponde a uno scenario non realistico. Una valvola di regolazione convenzionale varia sempre quando la pressione differenziale cambia all'interno dell'impianto idronico. Le variazioni differenziali dovute al carico sono sempre variabili all'interno dell'impianto.



Fig. 9

In realtà, il serpentino può avere caratteristiche diverse. Questo dipende molto dall'entità dell'energia termica nel liquido. Ad esempio, nell'applicazione di raffrescamento, più fredda è l'acqua, più ripide sono le caratteristiche del serpentino. Sicuramente ci sono anche molti fattori come la superficie di trasferimento di energia e la velocità dell'aria. In definitiva, per soddisfare esattamente la caratteristica opposta, Danfoss ha aggiunto una caratteristica dell'attuatore regolabile. L'attuatore consente di passare dalla caratteristica lineare a quella logaritmica o in modalità intermedia. La funzione è chiamata impostazione del valore alfa (Fig. 9).

8.4

59

Feoria della regolazione e delle valvole

# 8.5

# La «sindrome da ΔT basso»

I chiller sono dimensionati in base a determinate condizioni estreme che dipendono dal clima per il quale l'impianto è stato progettato. È importante comprendere che, in generale, ciò significa che i chiller sono sovradimensionati, poiché queste circostanze estreme si verificano in meno dell'1% del tempo di funzionamento. Possiamo affermare che l'impianto funziona a carico parziale per il 99% del tempo. Quando l'impianto funziona a carico parziale, si può verificare un fenomeno di sindrome da  $\Delta T$  basso che può causare efficienze molto basse del chiller con conseguenti accensioni/spegnimenti rapidi. Inoltre, la sindrome da  $\Delta T$  basso impedisce ai chiller di funzionare nella cosiddetta modalità Max-Cap. Durante il Max-Cap, il chiller è in grado di superare la sua capacità nominale con efficienze molto elevate.

La sindrome da ΔT basso si verifica quando la temperatura di ritorno al chiller è inferiore a quella prevista. Se l'impianto è progettato per una differenza di temperatura di 6 K ma l'acqua immessa nel chiller è inferiore di soli 3 K rispetto al setpoint di mandata dell'acqua fredda, è facile capire che il chiller può fornire al massimo solo il 50% della sua capacità nominale. Se ciò è insufficiente allo scopo, l'impianto non avrà una capacità sufficiente oppure sarà necessario mettere in funzione un chiller supplementare.

Prendiamo questo esempio: quando la temperatura dell'acqua di ritorno del circuito secondario è inferiore alla temperatura di progetto (a causa di problemi di sovraportata, ecc.), i chiller non possono essere caricati alla loro capacità massima. Se i chiller dell'impianto ad acqua refrigerata sono progettati per refrigerare l'acqua di ritorno da 13 °C a 7 °C e riceve una portata di progetto a 11 °C anziché alla temperatura di progetto di 13 °C, il chiller verrà caricato al rapporto di:

CHL(%) = 
$$\left[\frac{\text{CWRTR} - \text{CWSTD}}{\text{CWRTR} - \text{CWSTD}}\right]$$
**x**100% =  $\left[\frac{11-7}{13-7}\right]$ **x**100% = 66,6%

### Dove

- CHL (%) percentuale di carico del chiller
- CWRTR temperatura effettiva dell'acqua refrigerata di ritorno (nel nostro caso, 11 °C)
- CWSTD temperatura di progetto dell'acqua refrigerata di mandata (nel nostro caso, 7 °C)
- CWRTD temperatura di progetto dell'acqua refrigerata di ritorno (nel nostro caso, 13 °C)

In questo caso, dove il  $\Delta T$  nell'impianto (la differenza tra la temperatura di ritorno e la temperatura di mandata dell'acqua refrigerata) è diminuito da 6 °C (13 °C-7 °C) a 4 °C (11 °C-7 °C) , la capacità del chiller è stata ridotta del 33,4 %.

In molti casi l'efficienza operativa del chiller può diminuire del 30–40% quando la temperatura di ritorno dell'acqua refrigerata è inferiore a quella prevista. Invece, quando il  $\Delta T$  viene aumentato, l'efficienza del chiller può aumentare fino al 40%.

# Come risolvere il problema

# Esistono diverse potenziali cause della sindrome da ΔT basso:

# Utilizzo delle valvole di regolazione a 3 vie:

le valvole a 3 vie bypassano per loro natura l'acqua refrigerata di mandata nella linea di ritorno in condizioni di carico parziale, determinando una temperatura dell'acqua refrigerata inferiore a quella prevista. Ciò aggrava il problema da ΔT basso (presentato nell'applicazione 1.1.12.1; 3.1.2).

Il rimedio: non utilizzare valvole di regolazione a 3 vie, ma un sistema a portata variabile con controllo modulante. Se le valvole di regolazione a 3 vie sono inevitabili, si consiglia l'applicazione 1.1.2.2. per limitare le sovraportate in condizioni di carico parziale.

# Scarsa selezione della valvola di regolazione a 2 vie con bilanciamento dell'impianto inadeguato:

una valvola di regolazione a 2 vie di dimensioni non corrette può consentire una portata d'acqua superiore al necessario. La sindrome da ΔT basso è peggiore in condizioni di carico parziale a causa delle variazioni di pressione nell'impianto, con conseguente sovraportata elevata attraverso le valvole di regolazione. Questo fenomeno si verifica in particolare negli impianti con bilanciamento idraulico difettoso, come illustrato nell'applicazione 1.1.1.7.

Il rimedio: valvole di regolazione a 2 vie con regolatori di pressione integrati. La funzione di controllo della pressione sulle valvole di regolazione elimina il problema di sovraportata e quindi elimina la sindrome da ΔT basso.

# Altri fattori come:

setpoint non corretto, taratura di controllo o ridotta efficacia del serpentino.

# Il «fenomeno della sovraportata»

Una delle cause dei noti problemi degli impianti ad acqua refrigerata, come la sindrome da  $\Delta T$  basso, è il fenomeno della sovraportata. In questo capitolo, cercheremo brevemente di spiegare cos'è e da cosa è causato.

Tutti gli impianti sono progettati per condizioni nominali (carico al 100%). I progettisti calcolano le prevalenze delle pompe in base alla perdita di carico combinata nelle tubazioni, nelle unità terminali, nelle valvole di bilanciamento, nelle valvole di regolazione e in altri elementi dell'impianto (filtri, misuratori di portata, ecc.), presupponendo che l'impianto funzioni alla capacità massima.

Si consideri un sistema tradizionale come illustrato di seguito nella fig. 10.1, in base all'applicazione 1.1.1.7. È ovvio che il serpentino e la valvola di regolazione situati più vicino alla pompa avranno una pressione disponibile maggiore rispetto a quella dell'ultima installazione. In questa applicazione, la pressione non necessaria deve essere ridotta con le valvole di bilanciamento manuali; quindi, le valvole di bilanciamento manuali più vicine alla pompa saranno maggiormente strozzate. Il sistema funziona correttamente solo al 100% del carico.

Nella fig. 10.2 vediamo un cosiddetto sistema di ritorno inverso (Tichelman). L'idea alla base di questo sistema è che, poiché la lunghezza totale dei tubi per ogni unità terminale è uguale, non è necessario alcun bilanciamento perché la pressione disponibile per tutte le unità è la stessa. Si noti che se le unità terminali richiedono portate diverse, è comunque necessario bilanciare il sistema con valvole di bilanciamento. In generale, possiamo affermare che l'unica applicazione corretta di sistema di ritorno inverso è quando si parla di sistema a portata costante (valvole a 3 vie) e quando tutte le unità terminali sono della stessa dimensione.

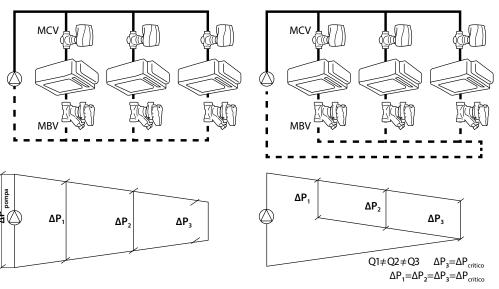


Fig. 10.1 Sistema di ritorno diretto (sistema non consigliato)

Fig. 10.2 Controllo VEC statico a portata variabile (sistema non consigliato)

Per controllare la portata in ciascun serpentino, vengono utilizzate valvole di regolazione a due vie. Si consideri la situazione a carico parziale (vale a dire con il serpentino 2 chiuso).

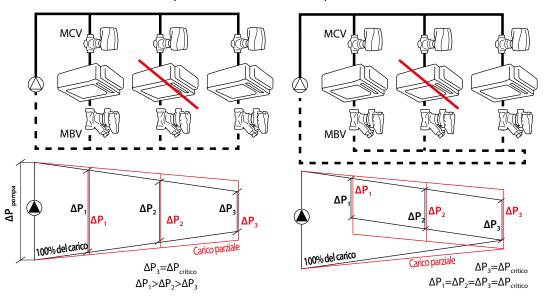


Fig. 11.1 Carico parziale – sistema di ritorno diretto

Fig. 11.2 Carico parziale – sistema di ritorno inverso

A causa di una portata inferiore nel sistema, la perdita di carico nel sistema di tubazioni diminuisce, fornendo una maggiore pressione disponibile nei circuiti ancora aperti. Poiché sono state utilizzate valvole di bilanciamento manuali (MBV) con impostazioni fisse e statiche per bilanciare l'impianto, quest'ultimo si sbilancia. Di conseguenza, una pressione differenziale più elevata nelle valvole di regolazione a 2 vie provoca sovraportate nei serpentini. Questo fenomeno si verifica nei sistemi di ritorno diretto e nei sistemi di ritorno inverso. Questo è il motivo per cui queste applicazioni non sono consigliate, in quanto i circuiti dipendono dalla pressione.

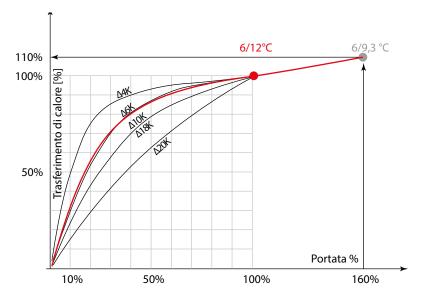


Fig. 12 Caratteristica di emissione dell'unità terminale

Il VEC tradizionale è generalmente progettato per un  $\Delta T$  di 6 K. L'emissione del 100% si ottiene con una portata del 100% attraverso l'unità a una temperatura di mandata di 6 °C e di ritorno di 12 °C. La sovraportata nell'unità ha poca influenza sull'emissione. Tuttavia, per il corretto funzionamento del sistema ad acqua refrigerata è più critico un altro fenomeno. Una portata maggiore nelle unità ha un'influenza incredibile sul trasferimento di calore/freddo, il che significa che la temperatura di ritorno non raggiunge mai la temperatura di progetto. La temperatura effettiva, anziché essere quella di progetto, ovvero 12 °C, è molto più bassa, per esempio 9,3 °C. La conseguenza di una temperatura di ritorno dal VEC inferiore può essere una sindrome da  $\Delta T$  basso.

Per gli impianti a portata variabile non si consiglia l'uso di pompe a velocità fissa poiché peggiorano il problema della sovraportata. Nella fig. 13 questo può essere visto chiaramente. La figura rappresenta la curva della pompa e le aree di colore diverso rappresentano le perdite di carico nell'impianto. L'area rossa rappresenta la perdita di carico nella valvola di regolazione. Se lasciamo che la pompa segua la sua curva naturale, vediamo che, diminuendo la portata, la pressione differenziale aumenterà. Confrontando la pressione differenziale al 50% del carico, è possibile vedere che la prevalenza della pompa disponibile è molto più alta (P<sub>1</sub>) rispetto alla prevalenza della pompa a pieno carico (P<sub>nom</sub>). Tutta la pressione in eccesso deve essere assorbita dalla valvola di regolazione. Ciò causerà sovraportate nell'impianto, nonché una grave deformazione della caratteristica della valvola.

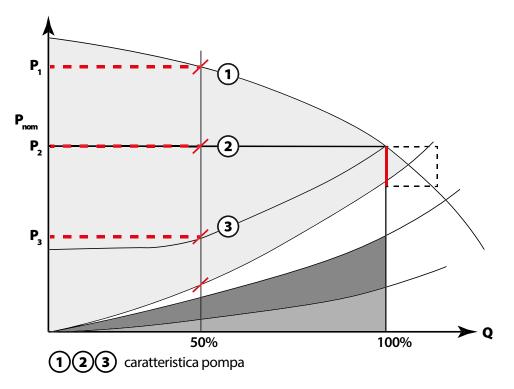


Fig. 13 Variazione della caratteristica della pompa

Oggi i convertitori di frequenza a velocità variabile (VSD\*) comunemente utilizzati con trasmettitori di pressione possono modificare la caratteristica della pompa in base alle variazioni di portata e pressione nel sistema idrico. La portata nominale al 100% del carico e la summenzionata perdita di carico nel sistema determinano la prevalenza della pompa che è uguale alla pressione nominale Pnom. Vediamo che una pressione differenziale costante determina una situazione molto migliore a carico parziale; la pressione differenziale nella valvola di regolazione aumenterà molto meno di quando viene seguita la curva naturale della pompa. Si noti, tuttavia, che la pressione nella valvola di regolazione continuerà a salire considerevolmente.

Le moderne pompe sono dotate di regolatori di velocità che possono modificare la pompa non solo in base alla pressione ma anche alla portata, la cosiddetta regolazione proporzionale. Se la portata viene ridotta, anche la pressione differenziale si riduce. In teoria ciò fornisce i migliori risultati, come si può vedere in  $P_3$  nella fig. 13. Purtroppo, non si può prevedere dove verrà ridotta la portata nell'impianto, quindi non vi è alcuna garanzia che la pressione possa essere ridotta nella misura mostrata nella fig. 13. Pertanto, si consiglia vivamente di limitare la differenza di pressione a livello  $P_2$  per evitare che parti dell'impianto non siano alimentate in certe situazioni.

La conclusione inevitabile è che i problemi di sovraportata e di sottoportata non possono essere risolti dalla sola pompa. Pertanto, si consiglia vivamente di utilizzare soluzioni indipendenti dalla pressione. Le valvole di bilanciamento e di regolazione indipendenti dalla pressione (AB-QM) possono gestire le fluttuazioni di pressione nell'impianto e forniranno alle unità terminali sempre la portata corretta, a tutti i carichi dell'impianto. Si consiglia vivamente di utilizzare VSD\* sulla pompa, poiché i risparmi saranno molto elevati. Per quanto riguarda il metodo di controllo, raccomandiamo di utilizzare una regolazione pressione differenziale fissa che garantisca una pressione sufficiente in tutte le circostanze. Se si desidera un controllo proporzionale, l'AB-QM può funzionare in tali condizioni, ma si consiglia di mantenere al minimo la differenza di pressione al livello P<sub>3</sub> per evitare che alcune parti dell'impianto non siano alimentate durante il carico parziale.

Feoria della regolazione e delle valvole

# 8.

# Il «fenomeno della sottoportata»

Come si può vedere dalla fig. 10.1, la pressione disponibile per il primo circuito è molto più alta della pressione dell'ultimo circuito. In questa applicazione, devono occuparsene le MBV strozzando la portata in eccesso. Quindi, l'ultima MBV deve essere aperta il più possibile e le altre MBV devono essere sempre più strozzate quanto più vicine sono alla pompa.

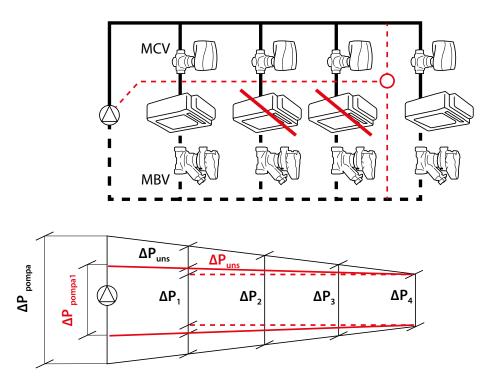


Fig. 14 Sistema diretto con controllo proporzionale della pompa

Un'applicazione molto comune colloca il sensore di pressione differenziale che controlla la pompa nell'ultima unità terminale per ridurre al minimo il consumo della pompa. Vediamo cosa succede quando le due unità terminali centrali sono chiuse. Poiché la portata nelle tubazioni è notevolmente ridotta, anche la resistenza nel sistema diminuisce, il che significa che la maggior parte della prevalenza della pompa finisce alla fine dell'installazione dove si trova il sensore. Ciò è rappresentato dalle linee rosse nella fig. 14. Osservando la prima unità si può vedere che, anche se la pressione sul circuito dovrebbe essere la stessa, in realtà ottiene una pressione differenziale molto più bassa e quindi una portata troppo bassa. Ciò può determinare una situazione di confusione in cui l'impianto funziona senza problemi a pieno carico, mentre quando il carico viene ridotto si verificano problemi di capacità in prossimità della pompa. Inutile dire che il controllo proporzionale della pompa migliorerà notevolmente i problemi. La pompa rileva un calo del 50% della portata e ridurrà la pressione differenziale, creando così portate ancora inferiori nella prima unità terminale e un problema di capacità anche nell'ultima unità terminale.

Un compromesso spesso suggerito, tra la creazione di sottoportate e la riduzione al minimo del consumo della pompa, consiste nel posizionare il sensore a una lunghezza di due terzi dell'impianto. Si tratta comunque di un compromesso e non vi è alcuna garanzia di avere la portata corretta in tutte le circostanze. Una soluzione semplice consiste nel montare valvole di bilanciamento e regolazione indipendenti dalla pressione (AB-QM) su ogni unità terminale e controllare la pompa con una pressione differenziale costante. In questo modo si ottimizzano i risparmi sulla pompa senza problemi di sottoportata o di sovraportata.

# Analisi dell'efficienza energetica

# **Obiettivo:**

In questo capitolo descriviamo in dettaglio le differenze tra 4 soluzioni di bilanciamento e controllo idronici per un'ipotetica struttura alberghiera.

Ai fini comparativi, l'impianto HVAC della nostra struttura alberghiera è dotato di un sistema di riscaldamento/raffrescamento a quattro tubi.

Per ognuna delle quattro soluzioni analizziamo il consumo di energia/l'efficienza. Aggiungendo i costi di investimento e operativi, viene calcolato il tempo di recupero dell'investimento per ciascuna soluzione.

- MBV\_ON/OFF Valvola di regolazione a 2 vie con attuatore ON/OFF su unità terminale e valvole di bilanciamento manuali su tubo di distribuzione, colonne montanti, diramazioni e unità terminali
- DPCV\_ON/OFF Valvola di regolazione a 2 vie con attuatore ON/OFF sull'unità terminale e valvole di regolazione della pressione differenziale sulle diramazioni
- DPCV\_modulation Valvola di regolazione a 2 vie con attuatore modulante su unità terminale e valvole di regolazione della pressione differenziale sulle diramazioni
- PICV\_modulation Raccomandazione Danfoss Valvola di regolazione indipendente dalla pressione (PICV) con attuatore modulante attivo sull'unità terminale. MBV opzionale per la verifica della portata sulle diramazioni

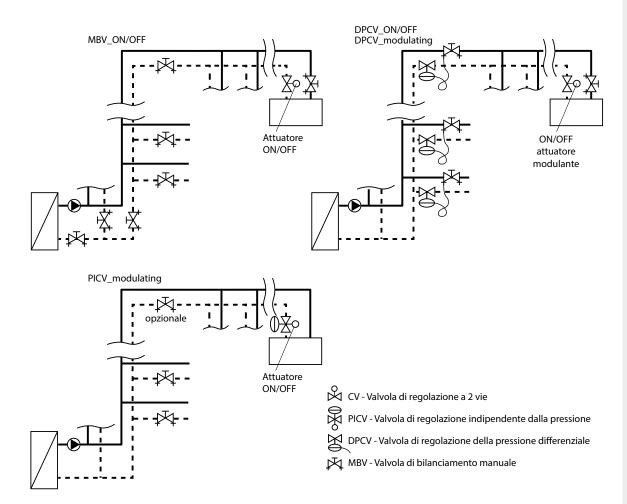


Fig. 15

65

# 9.2 Dati

| Dati dell'edificio |       |                |
|--------------------|-------|----------------|
| Volume             | 57600 | m³/h           |
| Superficie totale  | 18000 | m <sup>2</sup> |
| N. solai           | 15    |                |
| Superficie solaio  | 1200  | m²             |

| Fabbisogno di raffrescamento           |         |             |  |  |  |  |  |
|--|---------|-------------|--|--|--|--|--|
| Capacità                               | 900     | kW          |  |  |  |  |  |
| Regime                                 | 7/12    | °C          |  |  |  |  |  |
| Fabbisogno di<br>raffrescamento/m²     | 50      | W/m²        |  |  |  |  |  |
| Fabbisogno di<br>raffrescamento/m³     | 15,6    | W/m³        |  |  |  |  |  |
|  |         |             |  |  |  |  |  |
| DATI DEL SISTEMA DI RAFFR              | ESCAMEN | го          |  |  |  |  |  |
| N. di colonne montanti                 | 2       |             |  |  |  |  |  |
| N. di diramazioni/<br>colonne montanti | 15      |             |  |  |  |  |  |
| N. di unità/diramazioni                | 20      |             |  |  |  |  |  |
| N. totale unità                        | 600     |             |  |  |  |  |  |
| Capacità/unità                         | 1,5     | kW          |  |  |  |  |  |
| Capacità/diramazione                   | 30      | kW          |  |  |  |  |  |
| Portata/unità                          | 258     | 1/h         |  |  |  |  |  |
| Portata/diramazione                    | 5160    | 1/h         |  |  |  |  |  |
| Portata/colonna montante               | 77400   | 1/h         |  |  |  |  |  |
| Portata/edificio                       | 154800  | 1/h         |  |  |  |  |  |
| C                                      | 0.45    | ELID (1341) |  |  |  |  |  |
| Costo dell'elettricità                 |         | EUR/kWh     |  |  |  |  |  |
| Stagione di raffrescamento             | 150     | giorni      |  |  |  |  |  |
| COP chiller                            | 3,5     |             |  |  |  |  |  |

| Fabbisogno di riscaldamento            | 0             |         |  |  |
|--|---------------|---------|--|--|
| Capacità                               | 630           | kW      |  |  |
| Regime                                 | 50/40         | °C      |  |  |
| Fabbisogno di<br>raffrescamento/m²     | 35            | W/m²    |  |  |
| Fabbisogno di<br>raffrescamento/m³     | 11            | W/m³    |  |  |
|  |               |         |  |  |
| DATI DEL SISTEMA DI RISCAL             | DAMENT        | Ō       |  |  |
| N. di colonne montanti                 | 2             |         |  |  |
| N. di diramazioni/<br>colonne montanti | 15            |         |  |  |
| N. di unità/diramazioni                | 20            |         |  |  |
| N. totale unità                        | 600           |         |  |  |
| Capacità/unità                         | 1,05          | kW      |  |  |
| Capacità/diramazione                   | 21,0          | kW      |  |  |
| Portata/unità                          | 01            | 1/h     |  |  |
|  |               |         |  |  |
| Portata/diramazione                    | 1820          | .,      |  |  |
| Portata/colonna montante               | 27300         | 1/h     |  |  |
| Portata/edificio                       | 54600         | 1/h     |  |  |
|  |               |         |  |  |
| Costo dell'elettricità                 | 0,008         | EUR/kWh |  |  |
| Stagione di raffrescamento             | 180           | giorni  |  |  |
| COP chiller                            | Condensazione |         |  |  |

# 9.3 Schema del sistema:

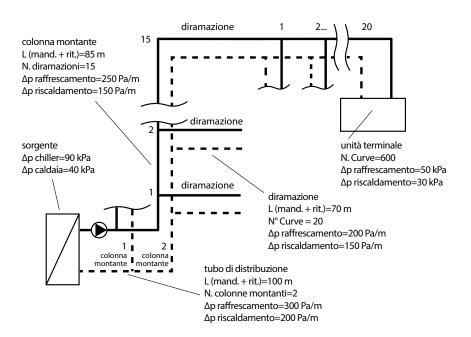


Fig. 16

# Profilo di carico:

# Profilo del carico di raffrescamento:

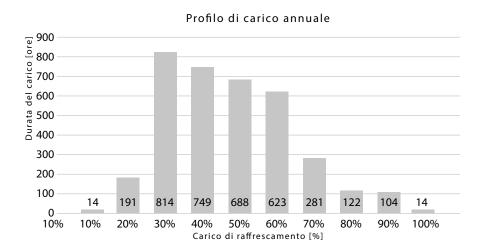


Fig. 17

| Carico [%]                  | 10%   | 20%   | 30%    | 40%    | 50%    | 60%    | 70%    | 80%   | 90%   | 100%  |
|-----------------------------|-------|-------|--------|--------|--------|--------|--------|-------|-------|-------|
| Tempo [%]                   | 0,40% | 5,30% | 22,60% | 20,80% | 19,10% | 17,30% | 7,80%  | 3,40% | 2,90% | 0,40% |
| Capacità [kW]               | 90    | 180   | 270    | 360    | 450    | 540    | 630    | 720   | 810   | 900   |
| Tempo [ore]                 | 14    | 191   | 814    | 749    | 688    | 623    | 281    | 122   | 104   | 14    |
| Consumo di<br>energia [kWh] | 1296  | 34344 | 219672 | 269568 | 309420 | 336312 | 176904 | 88128 | 84564 | 12960 |

Consumo di energia atteso raffrescamento [kWh/a] Consumo di energia elettrica atteso (COP=3,5) [kWh/a] Costo energetico previsto [EUR/a] 1533168,0 438048,0 65707,20

# Profilo del carico di riscaldamento:

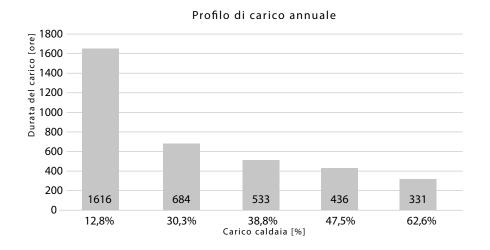


Fig. 18

| Carico [%]   | 12,8%  | 30,3%  | 38,8%  | 47,5%  | 62,6%  |
|--|--------|--------|--------|--------|--------|
| Tempo [%]  | 44,9%  | 19,0%  | 14,8%  | 12,1%  | 9,2%   |
| Capacità [kW]  | 115,2  | 272,7  | 349,2  | 427,5  | 563,4  |
| Tempo [ore]  | 1616   | 684    | 533    | 436    | 331    |
| Consumo di<br>energia [kWh]                              | 186209 | 186527 | 186054 | 186219 | 186598 |
| Consumo di energia atteso riscaldamento [kWh/a] 931606.9 |        |        |        |        |        |

Consumo di energia atteso riscaldamento [kWh/a] 931606,9 Costo energetico previsto [EUR/a] 26830,28

# 9.5

# Consumo di energia

# Raffrescamento:

# Consumo di energia della pompa

Il controllo della pompa più adatto verrà abbinato a una soluzione di bilanciamento e controllo adeguata.

MBV\_ON/OFF DPCV\_ON/OFF DPCV\_modulation PICV\_modulation controllo della pompa a pressione differenziale costante pressione proporzionale, controllo calcolato pressione proporzionale, controllo calcolato pressione proporzionale, controllo calcolato

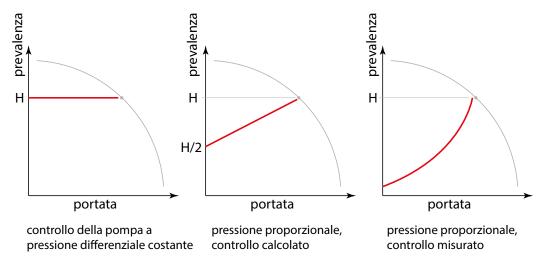
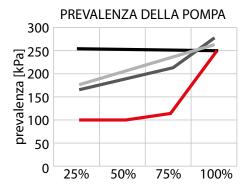


Fig. 19



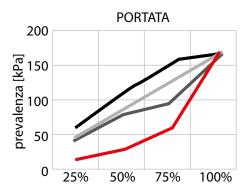


Fig. 20

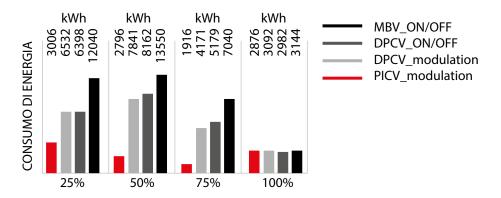


Fig. 21

# Confronto del consumo di energia dei chiller:

# Condizioni di progetto:

Impianto chiller:

COP:

Temperatura di mandata acqua di raffrescamento (costante):

Temperatura di ritorno acqua di raffrescamento (variabile):

Progettazione

# **Presupposto:**

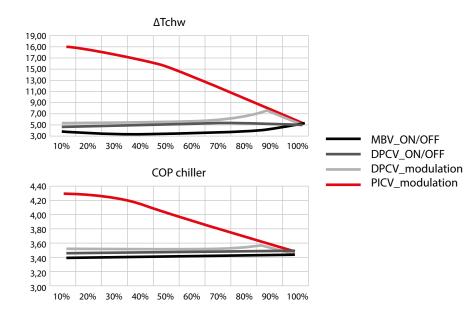
Se 
$$\Delta T_{chw}$$
 <5 K =>  $T_{chw, ritorno}$  <12 °C, COP diminuirà  
Se  $\Delta T_{chw}$  >5 K =>  $T_{chw, ritorno}$  >12 °C, COP aumenterà

Primario variabile 3,5 kW/kW (100% del carico)

 $T_{chw, mandata} = 7 \, {}^{\circ}C$ 

 $T_{chw, ritorno} = 12 \, {}^{\circ}C$ 

 $\Delta T_{chw} = 5 \text{ K}$ 



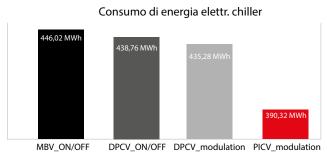


Fig. 22

# Confronto del consumo di energia per il controllo della temperatura:

Deviazione temperatura ambiente prevista:

 MBV\_ON/OFF
  $\pm 1,5 \,^{\circ}\text{C}$  =
 22,5%

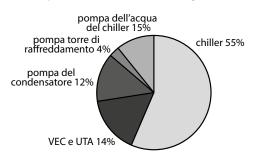
 DPCV\_ON/OFF
  $\pm 1,0 \,^{\circ}\text{C}$  =
 15%

 DPCV\_modulation
  $\pm 0,5 \,^{\circ}\text{C}$  =
 8%

 PICV\_modulation
  $\pm 0,0 \,^{\circ}\text{C}$  =
 0%

Ogni deviazione di  $1^{\circ}$ C causa dal 12% al 18% in più di consumo di energia per l'intero sistema di raffrescamento. Per il calcolo viene considerato il 15% per  $1^{\circ}$ C di deviazione.

# Scomposizione del consumo di energia HVAC



Il consumo di energia del chiller rappresenta circa il 55% del consumo di energia dell'intero sistema di raffrescamento. Prendiamo come riferimento un consumo di energia del chiller di 390 MWh. L'intero sistema di raffrescamento consuma 710 MWh di energia elettrica per stagione.

Fig. 23

# Consumo di energia aggiuntivo dovuto al controllo della temperatura ambiente

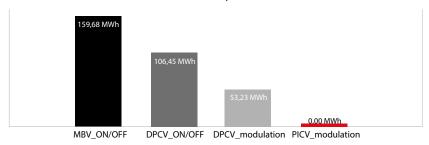


Fig. 24

# **Confronto:**

|  | MBV_ON/OFF   | DPCV_ON/OFF  | DPCV_MODULATION | PICV_MODULATION |
|--|--------------|--------------|-----------------|-----------------|
| Consumo di energia   |              |              |                 |                 |
| Pompaggio  | 35774,0 kWh  | 22721,0 kWh  | 21636,0 kWh     | 10594,0 kWh     |
| Consumo di energia chiller                                     | 446022,2 kWh | 438761,6 kWh | 435275,7 kWh    | 390322,6 kWh    |
| Cons. en. agg. controllo temp.                                 | 159676 kWh   | 106450,9 kWh | 53225,5 kWh     | 0,0 kWh         |
| SOMMA  | 641472,6 kWh | 567933,5 kWh | 510137,1 kWh    | 400916,6 kWh    |
|  |              |              |                 |                 |
| Costo del consumo di energia                                   |              |              |                 |                 |
| Pompaggio  | 5366,10 kWh  | 3408,15 kWh  | 3245 kWh        | 1589,1 kWh      |
| Consumo di energia chiller                                     | 66903,33 kWh | 65814,24 kWh | 65291,35 kWh    | 58548,4 kWh     |
| Consumo di energia con controllo della temperatura ambiente    | 23951,45 kWh | 15967,64 kWh | 7983,82 kWh     | - kWh           |
| SOMMA  | 96220,89 kWh | 85190,02 kWh | 76520,57 kWh    | 60137,50 kWh    |
|  |              |              |                 |                 |
| Investimento   |              |              |                 |                 |
| Bilanciamento tubo di distribuzione                            | 2239,20€     | -€           | - €             | -€              |
| Bilanciamento colonne montanti                                 | 3141,80 €    | -€           | - €             | - €             |
| Bilanciamento diramazioni/verifica della portata               | 6522,00€     | 27894,00€    | 26874,00 €      | 6522,00€        |
| Unità terminale  | 34800,00 €   | 34800,00€    | 53100,00€       | 85140,00€       |
| Termostato ambiente  | 15000,00€    | 15000,00€    | 21000,00 €      | 21000,00 €      |
| Sensore dp remoto  | -€           | -€           | - €             | 2000,00 €       |
| SOMMA  | 61703,00€    | 77694,00€    | 100974,00€      | 114662,00€      |
|  | _            |              |                 |                 |
| Tempo di recupero dell'investimento                            |              |              |                 |                 |
| Costo dell'energia   | 96220,89€    | 85190,02€    | 76520,57 €      | 60137,50 €      |
| Investimento   | 61703,00€    | 77694,00€    | 100974,00€      | 114662,00 €     |
|  |              |              |                 |                 |
| Tempo di recupero dell'investimento rispetto a MBV_on/off      |              | 1,45 anni    | 1,99 anni       | 1,47 anni       |
| Tempo di recupero dell'investimento rispetto a DPCV_on/off     |              |              | 2,69 anni       | 1,48 anni       |
| Tempo di recupero dell'investimento rispetto a DPCV_modulation |              |              |                 | 0,8 anni        |

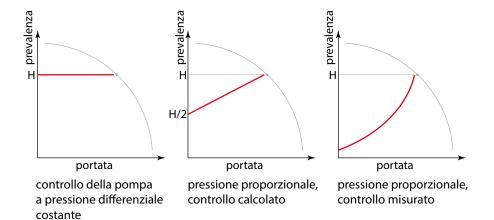
# Riscaldamento:

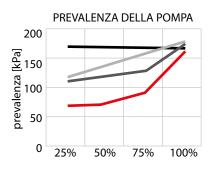
# Consumo di energia della pompa

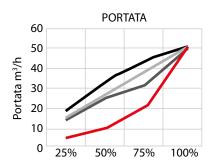
MBV\_ON/OFF DPCV\_ON/OFF DPCV\_modulation PICV\_modulation

Fig. 25

controllo della pompa a pressione differenziale costante pressione proporzionale, controllo calcolato pressione proporzionale, controllo calcolato pressione proporzionale, controllo calcolato







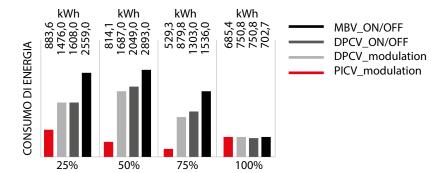


Fig. 26

# Confronto del consumo di energia delle caldaie:

# Condizioni di progetto:

Temperatura di mandata acqua di riscaldamento (costante):  $T_{chw, mandata} = 50 \, ^{\circ}\text{C}$ Temperatura di ritorno acqua di riscaldamento (variabile):  $T_{chw, ritorno} = 40 \, ^{\circ}\text{C}$ Progettazione  $\Delta T_{hw} = 10 \, \text{K}$ 

# **Presupposto:**

Se  $\Delta T_{hw}$  <10 K =>  $T_{hw,\,ritorno}$  >40 °C, l'efficienza della caldaia diminuirà Se  $\Delta T_{chw}$  >10 K =>  $T_{hw,\,ritorno}$  <40 °C, l'efficienza della caldaia aumenterà

# Consumo di energia caldaia

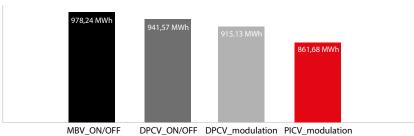


Fig. 27

# Confronto del consumo di energia per il controllo della temperatura:

Deviazione temperatura ambiente prevista:

 MBV\_ON/OFF
  $\pm 1,5 \, ^{\circ}\text{C}$  =
 9,75%

 DPCV\_ON/OFF
  $\pm 1,0 \, ^{\circ}\text{C}$  =
 6,5%

 DPCV\_modulation
  $\pm 0,5 \, ^{\circ}\text{C}$  =
 3,25%

 PICV\_modulation
  $\pm 0,0 \, ^{\circ}\text{C}$  =
 0%

Ogni deviazione di 1 °C causa dal 5% all'8% in più di consumo di energia per l'intero sistema di riscaldamento. Per il calcolo si considera il 6,5%.

# Consumo di energia aggiuntivo dovuto al controllo della temperatura ambiente

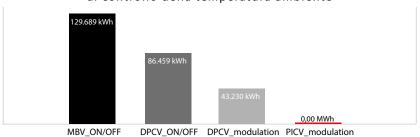


Fig. 28

## Tabella comparativa – impianto a quattro tubi (raffrescamento e riscaldamento):

|   | MBV_ON/OFF                              | DPCV_ON/OFF                             | DPCV_MODULATION                         | PICV_MODULATION                         |
|---|---|---|---|---|
| Consumo di energia riscaldamento  |   |   |   |   |
| Pompaggio   | 7689,0 kWh                              | 5711,0 kWh                              | 4797,0 kWh                              | 2912,0 kWh                              |
| Consumo di energia caldaia  | 978240,0 kWh                            | 941570,0 kWh                            | 915130,0 kWh                            | 861680,0 kWh                            |
| Consumo di energia dovuto alla<br>deviazione della temperatura ambiente | 172918,4 kWh                            | 129688,8 kWh                            | 86459,2 kWh                             | 43229,6 kWh                             |
| SOMMA   | 1158847,4 kWh                           | 1076969,8 kWh                           | 1006386,2 kWh                           | 907821,6 kWh                            |
|   |   |   |   |   |
| Costo energetico riscaldamento  |   |   |   |   |
| Pompaggio   | 1153,35 €                               | 856,65 €                                | 719,55 €                                | 436,80 €                                |
| Consumo di energia caldaia  | 28171,06 €                              | 27115,05 €                              | 26353,64 €                              | 24814,40 €                              |
| Consumo di energia con controllo della temperatura ambiente             | 4979,65 €                               | 3734,74 €                               | 2489,83 €                               | 1244,91 €                               |
| SOMMA   | 34304,06€                               | 31706,44 €                              | 29563,01 €                              | 26496,11 €                              |
|   |   |   |   |   |
| Consumo di energia raffrescamento                                       |   |   |   |   |
| Pompaggio   | 35774,0 kWh                             | 22721,0 kWh                             | 21636,0 kWh                             | 10594,0 kWh                             |
| Consumo di energia chiller  | 446022,2 kWh                            | 438761,6 kWh                            | 435275,7 kWh                            | 390322,6 kWh                            |
| Consumo di energia dovuto alla deviazione della temperatura ambiente    | 6522,0 kWh                              | 106450,9 kWh                            | 53225,5 kWh                             | 0,0 kWh                                 |
| SOMMA   | 61703,0 kWh                             | 567933,5 kWh                            | 510137,1 kWh                            | 400916,6 kWh                            |
|   |   |   |   |   |
| Costo energetico raffrescamento   |   |   |   |   |
| Pompa   | 5366,10 €                               | 3408,15 €                               | 3245,40 €                               | 1589,10 €                               |
| Consumo di energia chiller  | 66903,33 €                              | 65814,00€                               | 65291,35 €                              | 58548,40 €                              |
| Consumo di energia con controllo della temperatura ambiente             | 23951,45 €                              | 15967,64€                               | 7983,82 €                               | -€                                      |
| SOMMA   | 96220,89€                               | 85190,00€                               | 76520,00€                               | 60137,50€                               |
|   | _                                       |   |   |   |
| Investimento riscaldamento  |   |   |   |   |
| Bilanciamento tubo di distribuzione                                     | 919,20 €                                | -€                                      | -€                                      | -€                                      |
| Bilanciamento colonna montante  | 971,80 €                                | -€                                      | -€                                      | -€                                      |
| Bilanciamento diramazioni/verifica della portata                        | 2997,00€                                | 8019,00€                                | 8019,00€                                | 2997,00€                                |
| Unità terminale   | 34800,00 €                              | 34800,00 €                              | 53100,00€                               | 85140,00 €                              |
| Termostato ambiente   | 1 per raffrescamento<br>e riscaldamento |
| Sensori Δp remoti   | -€                                      | -€                                      | -€                                      | 2000,00 €                               |
| SOMMA   | 39688,00 €                              | 42819,00€                               | 61119,00€                               | 90137,00€                               |
|   |   |   |   |   |
| Investimento raffrescamento   | 2220.20.5                               |   |   |   |
| Bilanciamento tubo di distribuzione                                     | 2239,20 €                               | -€                                      | -€                                      | -€                                      |
| Bilanciamento colonna montante  | 3141,80 €                               | -€                                      | -€                                      | -€                                      |
| Bilanciamento diramazioni/verifica della portata Unità terminale        | 6522,00 €<br>34800,00 €                 | 27894,00 €<br>34800,00 €                | 26874,00 €<br>53100,00 €                | 6522,00 €<br>85140,00 €                 |
| Termostato ambiente   | 15000,00 €                              | 15000,00 €                              | 21000,00 €                              | 21000,00€                               |
| Sensori Δp remoti   | -€                                      | -€                                      | -€                                      | 2000,00 €                               |
| SOMMA   | 661703,00€                              | 77694,00 €                              | 100974,00 €                             | 114662,00 €                             |
|   |   |   |   |   |
| Tempo di recupero dell'investimento                                     | l                                       |   |   |   |
| Costo energetico RISCALDAMENTO  | 34304,06€                               | 31706,44 €                              | 29563,01 €                              | 26496,11 €                              |
| Costo energetico RAFFREDDAMENTO   | 96220,89€                               | 85190,02€                               | 76520,57 €                              | 60137,50€                               |
| Investimento RISCALDAMENTO  | 39688,00€                               | 42819,00€                               | 61119,00€                               | 90137,00€                               |
| Investimento RAFFRESCAMENTO   | 61703,00€                               | 77694,00€                               | 100974,00€                              | 114662,00€                              |
| TOTALE  | 231915,95 €                             | 237409,46 €                             | 268176,58€                              | 291432,661 €                            |
|   |   |   |   |   |
| Tempo di recupero dell'investimento rispetto<br>a MBV_on/off            |   | 1,40 anni                               | 2,48 anni                               | 2,36 anni                               |
| Tempo di recupero dell'investimento rispetto a DPCV_on/off              |   |   | 3,85 anni                               | 2,79 anni                               |
| Tempo di recupero dell'investimento rispetto                            |   |   |   | 2,2 anni                                |



### Panoramica dei prodotti

Qui troverete una breve panoramica di tutti i prodotti Danfoss utilizzati nelle applicazioni HVAC descritte.

PICV: valvole di regolazione indipendenti dalla pressione

PICV senza attuatori: limitatore di portata automatico

PICV con attuatori: valvole di regolazione indipendenti dalla pressione con funzione di bilanciamento

| Disegno | Nome  | Descrizione   | Dim.<br>(mm) | Portata<br>(m³/h) | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|-------|---|--------------|-------------------|------------------------|---|
|         | AB-QM | Valvola di regolazione<br>indipendente dalla pressione,<br>con o senza prese di pressione;<br>dimensioni ridotte, combinazioni<br>per unità termiche          | 15–32        | 0,02–4            |                        | In abbinamento<br>all'attuatore, garantisce<br>un controllo della<br>portata di alto<br>livello – caratteristica<br>logaritmica o lineare |
|         | AB-QM | Valvola di regolazione<br>indipendente dalla pressione,<br>con o senza prese di pressione;<br>dimensioni medie, combinazioni<br>per unità di trattamento aria | 40–100       | 3–59              |                        | In abbinamento<br>all'attuatore, garantisce<br>un controllo della<br>portata di alto<br>livello – caratteristica<br>logaritmica           |
|         | AB-QM | Valvola di regolazione<br>indipendente dalla pressione,<br>con o senza prese di pressione;<br>dimensioni grandi, combinazioni<br>per chiller                  | 125–150      | 36–190            |                        | In abbinamento<br>all'attuatore, garantisce<br>un controllo della<br>portata di alto<br>livello – caratteristica<br>logaritmica           |
|         | AB-QM | Valvola di regolazione<br>indipendente dalla pressione,<br>con o senza prese di pressione;<br>dimensioni x-large, combinazioni<br>per teleraffrescamento      | 200–250      | 80–370            |                        | In abbinamento<br>all'attuatore, garantisce<br>un controllo della<br>portata di alto<br>livello – caratteristica<br>logaritmica           |

#### Attuatori per valvole AB-QM

| Disegno | Nome              | Descrizione   | Utilizzo con                                  | Segnale di<br>comando | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|-------------------|---|---|-----------------------|------------------------|--|
| 2-4     | TWA-Q             | Attuatore elettrotermico<br>con alimentazione a 24 V<br>e 230 V CA/CC, indicatore<br>visivo di posizionamento.<br>Velocità 30 sec./mm | Valvole<br>AB-QM<br>dimensioni S;<br>DN 10–32 | on/off;<br>(PWM)      |                        | IP54, lunghezza<br>cavo 1,2/2/5 m  |
|         | AMI 140           | Attuatore a ingranaggi<br>con alimentazione<br>a 24 V e 230 V CA, indicatore<br>di posizionamento.<br>Velocità 12 sec./mm             | Valvole<br>AB-QM<br>dimensioni S;<br>DN 15–32 | on-off                |                        | IP42, lunghezza<br>cavo 1,5/5 m  |
| *       | ABNM              | Attuatore elettrotermico<br>con alimentazione<br>a 24 V CA/CC, indicatore<br>visivo di posizionamento.<br>Velocità 30 sec./mm         | Valvole<br>AB-QM<br>dimensioni S;<br>DN 15–32 | 0–10 V                |                        | IP54, lunghezza<br>cavo 1/5/10 m;<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare   |
|         | AMV 110/120<br>NL | Attuatore a ingranaggi<br>con alimentazione<br>a 24 V CA, indicatore<br>di posizionamento.<br>Velocità 24/12 sec./mm                  | Valvole<br>AB-QM<br>dimensioni S;<br>DN 15–32 | 3 punti               |                        | IP42, lunghezza<br>cavo 1,5/5/10<br>m, caratteristica<br>logaritmica o lineare |

|  | AME 110/120<br>NL (X) | Attuatore a ingranaggi<br>con alimentazione<br>a 24 V CA, indicatore<br>di posizionamento.<br>Velocità 24/12 sec./mm                                | Valvole AB-QM<br>dimensioni S;<br>DN 15–32               | 0–10 V;<br>4–20 mA                       |   | IP42, lunghezza cavo<br>1,5/5/10 m, segnale x,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare   |
|--|-----------------------|---|--|--|---|---|
|  | NovoCon® S            | Alimentazione motore<br>passo-passo digitale<br>a 24 V CA/CC, possibile<br>integrazione BMS.<br>Velocità 24/12/6/3 sec./mm                          | Valvole AB-QM<br>dimensioni S;<br>DN 15–32               | BACnet;<br>Modbus;<br>0–10 V;<br>4–20 mA |   | IP 54, lunghezza cavo<br>1,5/5/10 m, lunghezza<br>cavo Daisychain<br>0,5/1,5/5/10 m,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare   |
|  | AMV 435               | Attuatore a ingranaggi<br>push-pull con alimentazione<br>a 24 V e 230 V CA,<br>funzionamento manuale,<br>indicatore LED.<br>Velocità 15/7,5 sec./mm | Valvole AB-QM<br>dimensioni M;<br>DN 40–100              | 3 punti                                  |   | IP 54, push/pull  |
|  | AME 435 QM            | Attuatore a ingranaggi<br>push-pull con<br>alimentazione a 24 V CA/CC,<br>funzionamento manuale,<br>indicatore LED.<br>Velocità 15/7,5 sec./mm      | Valvole AB-QM<br>dimensioni M;<br>DN 40–100              | 0–10 V;<br>4–20 mA                       | - | IP 54, push/<br>pull, segnale x,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare   |
|  | NovoCon® M            | Alimentazione motore<br>passo-passo digitale<br>a 24 V CA/CC, possibile<br>integrazione BMS.<br>Velocità 24/12/6/3 sec./mm                          | Valvole AB-QM<br>dimensioni M;<br>DN 40–100              | BACnet;<br>Modbus;<br>0–10 V;<br>4–20 mA |   | IP 54, push/pull,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare,<br>3 sensori<br>di temperatura;<br>1 ingresso analogico;<br>1 uscita analogica  |
|  | AME 655/658*          | Attuatore a ingranaggi con<br>alimentazione a 24 V CA/CC,<br>certificazione UL.<br>Velocità 6/2(4*)   | Valvole AB-QM<br>dimensioni L;<br>DN 125–150             | 0–10 V;<br>4–20 mA;<br>3 punti           |   | IP 54, push/pull,<br>segnale x,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare,<br>funzioni di sicurezza<br>con molla   |
|  | AME 55 QM             | Attuatore a ingranaggi<br>con alimentazione<br>a 24 V CA, indicatore<br>di posizionamento.<br>Velocità 8 sec./mm                                    | Valvole AB-QM<br>dimensioni L;<br>DN 125–150             | 0–10 V;<br>4–20 mA;<br>3 punti           |   | IP 54, push/<br>pull, segnale x,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare   |
| The state of the s | NovoCon® L            | Alimentazione motore<br>passo-passo digitale<br>a 24 V CA/CC, possibile<br>integrazione BMS.<br>Velocità 24/12/6/3 mm                               | AB-QM<br>valvole<br>dimensioni L;<br>DN 125–150          | BACnet;<br>Modbus;<br>0–10 V;<br>4–20 mA |   | IP 54, push/pull,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare,<br>3 sensori<br>di temperatura;<br>1 ingresso analogico;<br>1 uscita analogica;<br>Alzata tramite molla/<br>Discesa tramite molla |
|  | AME 685               | Attuatore a ingranaggi con<br>alimentazione a 24 V CA/CC,<br>certificazione UL.<br>Velocità 6/3 sec./mm   | Valvole AB-QM<br>NovoCon<br>dimensioni XL;<br>DN 200–250 | 0–10 V;<br>4–20 mA;<br>3 punti           |   | IP 54, push/<br>pull, segnale x,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare   |
| Y Y  | NovoCon® XL           | Alimentazione motore<br>passo-passo digitale<br>a 24 V CA/CC, possibile<br>integrazione BMS.<br>Velocità 24/12/6/3 sec./mm                          | Valvole AB-QM<br>NovoCon<br>dimensioni XL;<br>DN 200–250 | BACnet;<br>Modbus;<br>0–10 V;<br>4–20 mA |   | IP 54, push/pull,<br>caratteristica<br>logaritmica o lineare,<br>3 sensori<br>di temperatura;<br>1 ingresso analogico;<br>1 uscita analogica;   |

#### Regolatore elettronico e autoazionato per AB-QM; accessori per sistemi monotubo

| Disegno | Nome  | Descrizione  | Dim.<br>(mm) | Campo di regolazione        | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|-------|--|--------------|-----------------------------|------------------------|---|
|         | CCR3+ | Regolatore della temperatura<br>di ritorno, registrazione<br>della temperatura.<br>Controllo elettronico | -            | -                           |                        | Controllo della<br>temperatura<br>programmabile,<br>memorizzazione dati,<br>TPC/IP, Wi-Fi, BMS  |
|         | QT    | Attuatore autoazionato,<br>regolatore della<br>temperatura di ritorno.<br>Controllo proporzionale        | DN 15-32     | 35–50℃,<br>45–60℃<br>65–85℃ |                        | Supporto sensore e<br>pasta per conducibilità<br>termica inclusi<br>Supporto sensore<br>e pasta per<br>conducibilità<br>termica inclusi |

#### Soluzione di commutazione Valvola deviatrice

| Disegno | Nome                     | Descrizione  | Dim.<br>(mm) | Kvs<br>(m³/h) | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|--------------------------|--|--------------|---------------|------------------------|--|
|         | Valvola<br>Change Over 6 | Valvole a sfera motorizzate<br>a 6 vie per la commutazione<br>locale tra riscaldamento<br>e raffrescamento | 15–20        | 2,4–4,0       | -                      | Valvola deviatrice<br>per la variazione<br>tra modalità<br>riscaldamento/<br>raffrescamento in un<br>sistema a quattro tubi<br>con unità terminale a<br>due tubi. Non adatto<br>per il controllo |

#### Attuatori di commutazione

| Disegno | Nome  | Descrizione   | Utilizzo<br>con             | Segnale di<br>comando         | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|---|---|-----------------------------|-------------------------------|------------------------|--|
|         | Attuatore<br>Change Over 6                        | Attuatore rotante, controllo<br>a 2 punti, alimentazione<br>a 24 V CA.<br>Velocità 80 sec./mm                                     | Valvola<br>Change<br>Over 6 | 0-10 V                        |                        | Collegato al sistema di controllo per garantire la commutazione tra riscaldamento e raffrescamento   |
| 531     | Attuatore<br>NovoCon<br>Change Over 6             | Attuatore rotante, controllo<br>a 2 punti, alimentazione<br>tramite NovoCon.<br>Velocità 120 sec./mm                              | Valvola<br>Change<br>Over 6 | 0–10 V<br>tramite<br>NovoCon® |                        | Collegato a NovoCon<br>con cavo plug-in  |
| S       | Attuatore<br>NovoCon<br>Change Over 6<br>Energy   | Attuatore rotante, controllo<br>a 2 punti, alimentazione<br>tramite NovoCon,<br>2 sensori di temperatura.<br>Velocità 120 sec./mm | Valvola<br>Change<br>Over 6 | 0–10 V<br>tramite<br>NovoCon® |                        | Collegato a NovoCon<br>con cavo plug-in,<br>con 2 sensori<br>di temperatura<br>PT1000 integrati      |
| 500     | Attuatore<br>NovoCon<br>Change Over 6<br>Flexible | Attuatore rotante, controllo<br>a 2 punti, alimentazione<br>tramite NovoCon, cavo I/O.<br>Velocità 120 sec./mm                    | Valvola<br>Change<br>Over 6 | 0–10 V<br>tramite<br>NovoCon® |                        | Collegato a NovoCon<br>con cavo plug-in,<br>con cavo I/O integrato<br>per connessioni<br>periferiche |

DBV – Valvole di bilanciamento dinamico DPCV – Regolatore di pressione differenziale

| Disegno | Nome   | Descrizione  | Dim.<br>(mm) | Kvs<br>(m³/h)                         | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|--------|--|--------------|---------------------------------------|------------------------|--|
|         | ASV-P  | Regolatore di pressione<br>differenziale nel tubo<br>di ritorno con impostazione<br>della pressione fissa a 10 kPa   | 15–40        | 1,6–10                                |                        | Possibilità integrata<br>di intercettazione<br>e scarico   |
|         | ASV-PV | Regolatore di pressione<br>differenziale nel tubo di<br>ritorno con impostazione<br>della pressione regolabile<br>a 5-25 o 20-60 kPa                               | 15–50        | 1,6–16                                |                        | Possibilità integrata<br>di intercettazione<br>e scarico, campo<br>Δp aggiornabile   |
|         | ASV-M  | Valvola per il montaggio<br>sul tubo di mandata,<br>collegamento tubo<br>di impulso, funzione<br>di intercettazione,   | 15–50        | 1,6–16                                |                        | Utilizzata con ASV-P<br>o PV principalmente<br>per la funzione<br>di chiusura  |
|         | ASV-I  | Valvola per il montaggio<br>sul tubo di mandata,<br>collegamento tubo di<br>impulso, preregolazione,<br>possibilità di misurazione,<br>funzione di intercettazione | 15–50        | 1,6–16                                | -                      | Utilizzata con la<br>valvola ASV-PV<br>principalmente<br>per la funzione di<br>limitazione di portata  |
|         | ASV-BD | Valvola per il montaggio<br>sul tubo di mandata,<br>collegamento tubo di<br>impulso, preregolazione,<br>possibilità di misurazione,<br>funzione di intercettazione | 15–50        | 3–40                                  |                        | Utilizzata con ASV/P<br>o PV, grande capacità,<br>misurazione,<br>funzione di chiusura   |
|         | ASV-PV | Regolatore di pressione<br>differenziale con<br>impostazione della<br>pressione regolabile<br>a 20–40, 35–75 o 60–100 kPa  | 50–100       | 20–76                                 |                        | Utilizzata con MSV-F2<br>nel tubo di mandata<br>per intercettazione,<br>limitazione di portata<br>e collegamento del<br>tubo di impulso            |
|         | AB-PM  | Valvola di zona<br>e di bilanciamento<br>indipendente dalla pressione  | 10–32        | 0,02–2,4<br>Δp = 10/20 Pa             |                        | La capacità di portata<br>massima dipende<br>dalla richiesta di<br>Δp del circuito<br>controllato  |
|         | AB-PM  | Regolatore di pressione<br>differenziale con gamma Δp<br>regolabile e valvola di zona  | 40–100       | $3-14$ $\Delta p = 42/60 \text{ kPa}$ |                        | La capacità di portata<br>massima dipende<br>dalla richiesta di<br>Δp del circuito<br>controllato,<br>dal campo di<br>regolazione Δp<br>40–100 kPa |

#### MBV: Valvole di bilanciamento manuali

| Disegno | Nome     | Descrizione   | Dim.<br>(mm) | Kvs<br>(m³/h) | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|----------|---|--------------|---------------|------------------------|---|
|         | USV-I    | Collegamento del tubo di impulso,<br>preimpostazione, scarico, possibilità<br>di misurazione, funzione<br>di intercettazione  | 15–50        | 1,6–16        |                        | Utilizzata con la valvola<br>ASV-PV principalmente<br>per la funzione di<br>limitazione di portata                |
|         | USV-M    | Valvola per il montaggio sul tubo<br>di ritorno, funzione di chiusura con<br>possibilità di scarico, corpo valvola<br>in ottone normale, aggiornabile per<br>regolatore Δp con kit membrana | 15–50        | 1,6–16        |                        | Regolatore di<br>pressione differenziale<br>aggiornabile<br>(per DN15- DN40)                                      |
|         | MSV-BD   | Preregolazione, con presa<br>di pressione, corpo valvola DZR,<br>funzione di chiusura e scarico   | 15–50        | 2,5–40        |                        | Valvola Kvs extra<br>large, struttura<br>unidirezionale, stazione<br>di misurazione rotante<br>ad alta precisione |
|         | MSV-B    | Preregolazione, con presa<br>di pressione, corpo valvola DZR,<br>funzione di chiusura   | 15–50        | 2,5-40        |                        | Valvola Kvs extra<br>large, struttura<br>unidirezionale,<br>alta precisione                                       |
|         | MSV-O    | Preregolazione, con presa<br>di pressione, corpo valvola DZR,<br>funzione di chiusura e orificio fisso  | 15–50        | 0,63-38       |                        | Valvola Kvs extra large,<br>stazione di misurazione<br>rotante ad alta<br>precisione                              |
|         | MSV-S    | Valvola di chiusura, corpo DZR  | 15–50        | 3–40          |                        | Valvola Kvs extra<br>large, funzione di<br>intercettazione, elevata<br>capacità di scarico                        |
|         | MSV-F2   | Preregolazione, con presa<br>di pressione, corpo valvola GG-25,<br>funzione di chiusura   | 15–400       | 3,1–2585      |                        | È disponibile<br>la versione PN 25  |
|         | PFM 1000 | Dispositivo di misurazione per<br>la valvola di bilanciamento manuale<br>e la risoluzione dei problemi  | -            | -             |                        | Comunicazione<br>Bluetooth tramite<br>app per smartphone<br>Danfoss (iOs/Android)                                 |

#### MCV: valvola di zona, valvole di regolazione motorizzate

| Disegno | Nome      | Descrizione   | Dim.<br>(mm) | Kvs<br>(m³/h)                            | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|-----------|---|--------------|--|------------------------|--|
|         | RA-HC     | Valvola di preregolazione (14 set)<br>su controllo di zona o controllo<br>autoazionato della temperatura<br>ambiente con testa termostatica | 15–25        | 2,8–5,5                                  |                        | Applicazione consigliata<br>con regolatore Δp<br>centrale                              |
|         | VZL-2/3/4 | Valvola ventilconvettore<br>su controllo di zona<br>con caratteristica lineare  | 15–20        | 0,25–3,5                                 |                        | Valvola a corsa<br>breve applicabile con<br>attuatore elettrotermico<br>o a ingranaggi |
| E       | VZ-2/3/4  | Valvola ventilconvettore<br>su controllo proporzionale<br>di zona o a tre punti,<br>con caratteristica logaritmica                          | 15–20        | 0,25–3,5<br>(A-AB)<br>0,25–2,5<br>(B-AB) |                        | Valvola<br>a corsa logaritmica<br>– controllo preciso                                  |

| AMZ<br>112/113 | Valvola a sfera del regolatore<br>di zona con valore kvs elevato | 15–50<br>15–25 | 17–290,<br>3,8–11,6 | Con attuatore<br>a ingranaggi integrato  |
|----------------|--|----------------|---------------------|--|
| VRB-2/3        | Valvola di regolazione tradizionale<br>logaritmica-lineare       | 15–50          | 0,63-40             | Attacco filettato interno<br>ed esterno, elevata<br>rangeability, scarico<br>della pressione |
| VF-2/3         | Valvola di regolazione tradizionale<br>logaritmica-lineare       | 15–150         | 0,63-320            | Elevata rangeability   |

#### Attuatori per valvole MCV

| Disegno | Nome                | Descrizione   | Utilizzo<br>con        | Segnale di<br>comando | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|---------------------|---|------------------------|-----------------------|------------------------|--|
| 24      | TWA-A<br>TWA-ZL     | Attuatore elettrotermico<br>con alimentazione a 24 V<br>e 230 V, indicatore visivo<br>di posizionamento.<br>Velocità 30 sec./mm       | RA-N,<br>RA-HC;<br>VZL | on/off,<br>(PWM)      |                        | Disponibile sia nella<br>versione NC che NA<br>forza di chiusura 90 l                                      |
| **      | ABNM<br>ABNM-Z      | Attuatore elettrotermico con<br>alimentazione a 24 V, indicatore<br>visivo di posizionamento.<br>Velocità 30 sec./mm                  | RA-N,<br>RA-HC;<br>VZL | 0-10 V                |                        | Movimento della<br>corsa LOG o LIN,<br>è disponibile solo la<br>versione NC con forz<br>di chiusura 100 N  |
|         | AMI 140             | Attuatore a ingranaggi con<br>alimentazione a 24 V e 230 V,<br>indicatore di posizionamento.<br>Velocità 12/24 sec./mm                | VZ; VZL                | 3 punti,<br>0–10 V    |                        | Forza di chiusura<br>200 N, azionamento<br>manuale   |
|         | AMV/E-H<br>130, 140 | Attuatore a ingranaggi con<br>alimentazione a 24 V e 230 V,<br>azionamento manuale.<br>Velocità 14/15 sec./mm                         | VZ; VZL                | 3 punti,<br>0–10 V    |                        | Forza di chiusura<br>200 N, interruttore<br>di fine corsa  |
| 7       | AMV/E 435           | Attuatore a ingranaggi push-pull<br>con alimentazione a 24 V o 230 V.<br>Velocità 7/14 sec./mm  | VRB, VF                | 3 punti,<br>0–10 V    |                        | Versione da 230 V<br>solo su attuatore<br>a 3 punti, algoritmo<br>anti-oscillazione<br>integrato           |
|         | AMV/E 25<br>SD/SD   | Attuatore a ingranaggi<br>push-pull, funzione<br>di sicurezza a molla, con<br>alimentazione a 24 V e 230 V.<br>Velocità 11/15 sec./mm | VRB, VF                | 3 punti,<br>0–10 V    |                        | Discesa tramite<br>molla: protezione<br>dal surriscaldament<br>alzata tramite molla<br>protezione dal gelo |
|         | AMV/E 55/56         | Attuatore a ingranaggi push-pull<br>con alimentazione a 24 V o 230 V.<br>Velocità 8/4 sec./mm   | VF                     | 3 punti,<br>0–10 V    |                        | Versione da 230 V<br>solo su attuatore<br>a 3 punti  |
|         | AMV/E 85/86         | Attuatore a ingranaggi push-pull<br>con alimentazione a 24 V o 230 V.<br>Velocità 8/3 sec./mm   | VF                     | 3 punti,<br>0–10 V    |                        | Versione da 230 V<br>solo su attuatore<br>wa 3 punti   |
|         | AMZ<br>112/113      | Attuatore riscaldamento<br>centralizzato a 2 punti con<br>alimentazione a 24 V o 230 V.<br>Velocità 30 sec./mm                        | AMZ                    | ON/OFF                |                        | Rotazione a 90°;<br>interruttore AUX   |

TRV – valvole termostatiche per radiatori; BIV – valvole integrate; RLV – valvole di blocco di ritorno

| Disegno  | Nome            | Descrizione  | Dim.<br>(mm)   | Kvs<br>(m³/h)                 | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|--|-----------------|--|--|-------------------------------|------------------------|---|
|  | RA-N            | Valvola di preregolazione<br>(14 set) su controllo di zona<br>o controllo autoazionato della<br>temperatura ambiente con<br>testa termostatica                                 | 10–25  | 0,65–1,4                      |                        | Applicazione consigliata<br>con regolatore<br>Δp centralizzato-<br>Applicazione consigliata<br>con regolatore<br>Δp centralizzato                             |
|  | RA-UN           | Valvola di preregolazione<br>di bassa portata (14 set)<br>su controllo di zona<br>o controllo autoazionato della<br>temperatura ambiente con<br>testa termostatica             | 10–20  | 0,57                          |                        | Applicazione consigliata<br>con regolatore Δp<br>centralizzato  |
|  | RA-DV           | Valvola di preregolazione<br>indipendente dalla pressione<br>(14 set) su controllo di zona<br>o controllo autoazionato della<br>temperatura ambiente con<br>testa termostatica | 10–20  | Portata<br>massima<br>135 l/h |                        | Applicazione consigliata<br>con regolatore<br>Δp centralizzato 10–60 kPa<br>Applicazione consigliata<br>con regolatore<br>Δp centralizzato 10–60 kPa          |
|  | RA-G            | Valvola ad alta capacità<br>per impianti monotubo  | 10–25  | 2,3–4,58                      |                        | Si consiglia l'utilizzo dello<br>strumento Optimal 1<br>per ottenere i migliori<br>risultati di bilanciamento   |
| Con Contract of the Contract o | RA-FS           | Speciale valvola bidirezionale<br>per il mercato britannico, in<br>cui lo stelo può essere ruotato<br>nella direzione opposta  | 15   | 0,73                          |                        | Le valvole RA-FS devono<br>essere utilizzate solo con<br>sensori RAS-C2 o RAS-D.<br>Attacchi in rame da<br>15, 10 e 8 mm.                                     |
|  | RA-KE<br>RA-KEW | Gruppi collettore per<br>impianto monotubo   | Radiatore 15<br>impianto 20<br>Radiatore 15<br>impianto 20 | 2,5                           |                        | Capacità del gruppo collettore. Bypass nel radiatore: 35%. Δp max = 30–35 kPa. Capacità del gruppo collettore. Bypass nel radiatore: 35%. Δp max = 30–35 kPa. |
|  | RA-N            | Valvola integrata<br>a portata normale con<br>preregolazione a 7 passi   | 15, 20, M18,<br>M22,                                       | 0,95                          |                        | La valvola integrata,<br>tipo RA-N, è progettata<br>per l'integrazione<br>in convettori di diversi<br>produttori di radiatori                                 |
|  | RA-U            | Valvola integrata<br>a bassa portata con<br>preregolazione a 7 passi   | 15   | 0,74                          |                        | La valvola integrata,<br>tipo RA-U, è progettata<br>per l'integrazione<br>in convettori di diversi<br>produttori di radiatori                                 |
|  | RLV-S           | Detentore standard,<br>nichelato   | 10, 15, 20   | 1,5–2,2                       |                        | Da posizionare sul lato<br>di ritorno del radiatore.<br>La preregolazione<br>è possibile sul detentore  |

| RLV     | Detentore con funzione<br>di scarico  | 10, 15, 20 | 1,8-3                         | Da posizionare sul lato<br>di ritorno del radiatore.<br>La preregolazione<br>è possibile sul detentore                         |
|---------|---|------------|-------------------------------|--|
| RLV-K   | Raccordo ad H standard<br>con funzione di scarico,<br>per sistemi a 1 e 2 tubi                    | 10–20      | 1,4                           | La preregolazione<br>deve essere effettuata<br>sulla valvola integrata.<br>Funzione di scarico<br>sul raccordo ad H            |
| RLV-KS  | Raccordo ad H standard con<br>intercettazione. Per radiatori<br>con valvole integrate             | 10–20      | 1,3                           | La preregolazione<br>deve essere effettuata<br>sulla valvola integrata.<br>Funzione di<br>intercettazione<br>sul raccordo ad H |
| RLV-KDV | Valvola dinamica ad H,<br>indipendente dalla pressione.<br>Per radiatori con valvole<br>integrate | 10–20      | Portata<br>massima<br>159 l/h | La preregolazione<br>deve essere effettuata<br>sulla valvola integrata.<br>Funzione di scarico<br>sul raccordo ad H            |

#### Sensori per TRV

| Disegno | Nome    | Descrizione  | Fluido  | Tempo di risposta   | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|---------|--|---------|---|------------------------|---|
| 0       | RA 2000 | Connessione a scatto.<br>Campo temp. 7–28°C                            | Gas     | Con sensore<br>integrato = 12 min.<br>Con sensore<br>remoto = 8 min.  |                        | Funzione di<br>intercettazione positiva,<br>limitazione temperatura,<br>protezione antigelo,<br>sensore remoto<br>disponibile, protezione<br>antifurto                  |
|         | RA 2920 | Antimanomissione.<br>Per l'uso in istituti, ecc.<br>Campo temp. 7–28°C | Gas     | Con sensore<br>integrato = 12 min.<br>Con sensore<br>remoto = 8 min.  |                        | Limitazione temperatura,<br>Protezione antigelo,<br>Versione +16 °C, Sensore<br>remoto disponibile,<br>Protezione antifurto   |
|         | RAE     | Connessione a scatto.<br>Connettore bianco.<br>Campo temp. 8–28°C      | Liquido | Con sensore integrato = 22 min. Con sensore remoto = 18 min.          |                        | Funzione di intercettazione positiva, limitazione temperatura, protezione antigelo, versione +16 °C, sensore remoto disponibile, protezione antifurto                   |
|         | RAW     | Connessione a scatto.<br>Connettore bianco.<br>Campo temp. 8–28 °C     | Liquido | Con sensore<br>integrato = 22 min.<br>Con sensore<br>remoto = 18 min. |                        | Funzione di<br>intercettazione positiva,<br>limitazione temperatura,<br>protezione antigelo,<br>versione +16 °C, sensore<br>remoto disponibile,<br>protezione antifurto |

ACS-C: Regolatori acqua calda sanitaria

| Disegno | Nome                | Descrizione   | Dim.<br>(mm) | Kvs<br>(m³/h) | Funzione   | Link<br>scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|---------------------|---|--------------|---------------|--|---------------------------|---|
|         | MTCV-A              | Valvola di ricircolo ACS<br>termostatica multifunzione  | 15–20        | 1,5–1,8       | Limitazione della<br>temperatura<br>di ritorno   |                           | Campo temp.<br>35–60 °C, corpo valvola<br>RG5, temperatura<br>mandata max. 100 °C           |
|         | MTCV-B              | Valvola di ricircolo ACS<br>termostatica multifunzione<br>con modulo di disinfezione<br>termica autoazionato  | 15–20        | 1,5–1,8       | Limitazione della<br>temperatura<br>di ritorno<br>e disinfezione<br>termica                    |                           | Bypass integrato per<br>l'avvio del processo<br>di disinfezione termica                     |
|         | MTCV-C<br>CON CCR2+ | Valvola di ricircolo ACS<br>termostatica multifunzione<br>con regolatore del<br>processo di disinfezione<br>e controllo elettronico<br>della registrazione<br>della temperatura,<br>alimentazione a 24 V CC | 15–20        | 1,5–1,8       | Limitazione della<br>temperatura di<br>ritorno, controllo<br>elettronico della<br>disinfezione |                           | Processo di<br>disinfezione<br>programmabile,<br>memorizzazione dati,<br>TPC/IP, Wi-Fi, BMS |
| 24      | TWA-A               | Attuatore elettrotermico<br>con alimentazione<br>a 24 V, indicatore visivo<br>di posizione  | -            | -             | Controllo della<br>disinfezione<br>ON/OFF  |                           | Disponibile sia nella<br>versione NC che NA,<br>forza di chiusura 90 N                      |
|         | ESMB,<br>ESM-11     | Sensori di temperatura  | -            | -             | Registrazione<br>temperatura,<br>avvio<br>disinfezione   |                           | PT 1000, sono<br>disponibili più sensori<br>di diverse forme                                |
|         | TVM-W               | Temperatura valvola<br>miscelatrice   | 20–25        | 2,1–3,3       | Limitazione<br>temperatura<br>di prelievo  |                           | Sensore di temperatura<br>integrato, filettatura<br>esterna                                 |
|         | TVM-H               | Valvola miscelatrice di<br>temperatura<br>per applicazioni<br>di riscaldamento  | 20–25        | 1,9–3,0       | Temperatura<br>di miscelazione   |                           | Sensore di temperatura<br>integrato, filettatura<br>esterna                                 |

#### Apparecchiature aggiuntive

| Disegno | Nome | Descrizione  | Uscite<br>(pz)    | Pmax (bar)                                     | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|------|--|-------------------|--|------------------------|---|
| ***     | FHF  | Collettori per impianto<br>di riscaldamento ad acqua<br>a pavimento, con chiusura<br>individuale sulla mandata<br>e con valvole di preregolazione<br>Danfoss integrate sul ritorno | da 2+2<br>a 12+12 | 10 (senza flussimetro)<br>16 (con flussimetro) | -                      | Sfiato sulle<br>sezioni terminali;<br>Portata T <sub>MAX</sub> -900C; |

| Disegno | Nome    | Descrizione  | Sorgente di calore  | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|---------|--|---|------------------------|--|
|         | EvoFlat | I sistemi EvoFlat sono compatibili<br>con qualsiasi tipo di infrastruttura<br>di approvvigionamento di calore<br>e sono indipendenti dal tipo<br>di energia utilizzata | Caldaia a condensazione;<br>Sottostazione; Biomassa;<br>Pompe di calore<br>(tutte le sorgenti di riscaldamento) | -                      | Preparazione ACS;<br>Indipendenza dalla<br>sorgente di calore; |

| Disegno | Nome | Descrizione  | Dim.<br>(mm) | Kvs<br>m³/h | Link scheda<br>tecnica | Commenti   |
|---------|------|--|--------------|-------------|------------------------|--|
|         | AVTA | Valvole termostatiche per acqua<br>utilizzate per la regolazione<br>proporzionale della portata,<br>in base all'impostazione e alla<br>temperatura del sensore | 10–25        | 1,4– 5,5    |                        | Autoazionato;<br>vMax ∆p = 10 bar;<br>Campo temperatura<br>del mezzo: -25−130 °C<br>Glicole etilenico<br>fino al 40% |

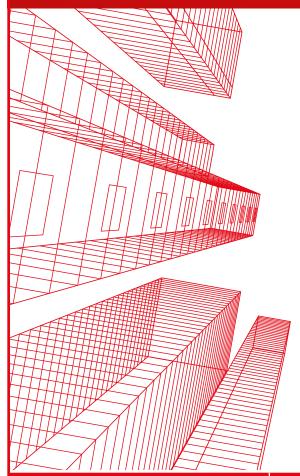
| Disegno | Nome            | Descrizione  | Uscite (pz)<br>Dimensioni (mm) | Portata nominale<br>(m³/h) | Link scheda<br>tecnica | Commenti  |
|---------|-----------------|--|--------------------------------|----------------------------|------------------------|---|
|         | Sono<br>MeterS, | misuratore di calore a ultrasuoni<br>compatto, utilizzato per misurare<br>il consumo di energia nelle<br>applicazioni di riscaldamento<br>e raffrescamento ai fini<br>della fatturazione | 20–100                         | 0,6– 60                    | -                      | Campo di<br>temperatura<br>5–130°C,<br>PN 16 o 25 bar;<br>IP65; M-Bus |

| Disegno | Nome                    | Link<br>scheda<br>tecnica |
|---------|-------------------------|---------------------------|
| C       | VLT®HVAC<br>Drive FC102 | -                         |



| Note |  |  |  |
|------|--|--|--|
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |
|      |  |  |  |





# Semplificate il vostro lavoro di progettazione con il Design Support Center

Il Design Support Center (DSC) di Danfoss offre un servizio completo di assistenza professionale e personale ai progettisti HVAC.

Aiutiamo i progettisti a specificare progetti con una soluzione Danfoss ottimale in termini di costi ed efficienza energetica.

| Tipo di supporto                    | Spiegazione  |
|-------------------------------------|--|
| CALCOLO DEL RISPARMIO<br>ENERGETICO | calcolo del potenziale di risparmio energetico su singole parti<br>dell'impianto (pompe, chiller, ecc.) e/o sull'intero impianto   |
| ANALISI IDRONICA                    | calcoli idronici dettagliati, calcolo della prevalenza della pompa,<br>allocazione dei sensori Δp, analisi delle dimensioni delle tubazioni,<br>calcolo dell'impianto di acqua calda sanitaria (ricircolo) |
| ASSISTENZA                          | semplici calcoli idronici e dimensionamento delle valvole,<br>riscaldamento a pavimento e calcolo idronico dei satelliti d'utenza  |
| VERIFICA                            | verifica del dimensionamento e utilizzo appropriato<br>delle nostre apparecchiature nei progetti   |

#### Avete bisogno del nostro supporto? Contattate il vostro rappresentante Danfoss locale!

#### Danfoss S.r.l.

Heating Segment • heating.danfoss.it • +39 011 3000 511 • E-mail: info@danfoss.it

Danfoss declina ogni responsabilità per eventuali errori contenuti in cataloghi, brochure o altra documentazione cartacea. Danfoss si riserva il diritto di modificare i propri prodotti senza preavviso. Ciò vale anche per i prodotti già ordinati, a condizione che tali modifiche possano essere apportate senza rendere necessarie successive variazioni alle specifiche già concordate. Tutti i marchi registrati citati nel presente materiale sono di proprietà delle rispettive società. Danfoss e il logo Danfoss sono marchi registrati di Danfoss A/S. Tutti i diritti sono riservati.