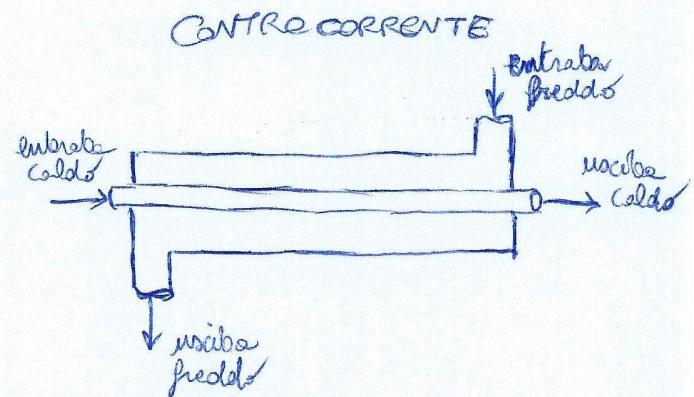
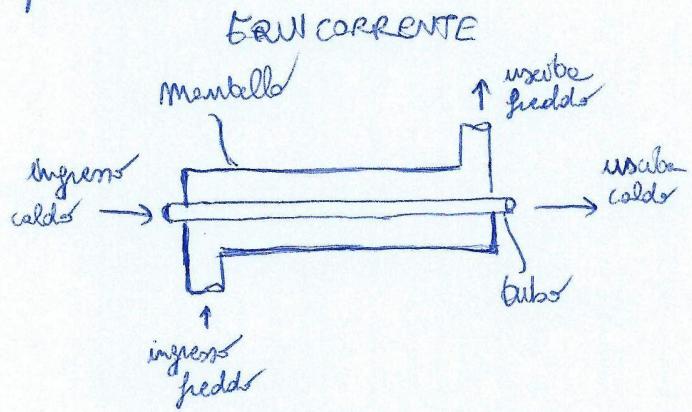


Gli scambiatori di calore

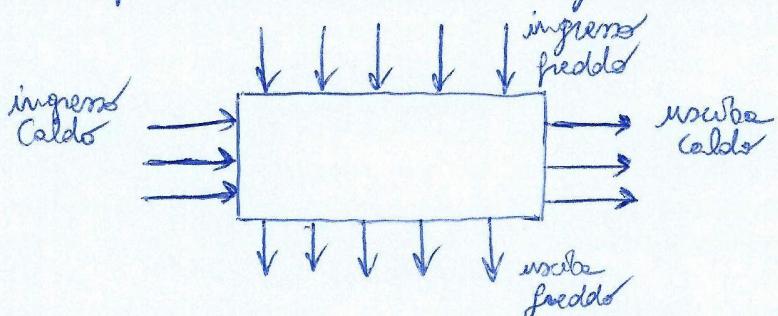
Sono apparecchiature che consentono lo scambio di calore tra due fluidi senza che essi si mescolino tra loro.

Il tipo più semplice di scambiatore è quello a doppio tubo, costituito da due tubi concentrici nei quali scorrono i due fluidi a diversa temperatura. Può essere controcorrente o eugenere.

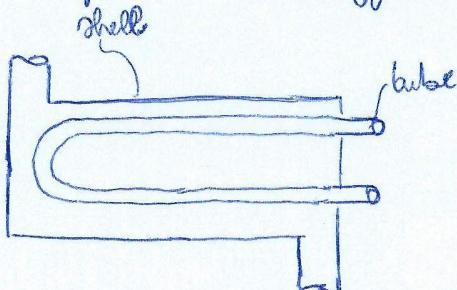


Nel primo caso i fluidi caldi e freddi entrano dalla stessa parte dello scambiatore ed escono da quella opposta. Nel secondo entrambi ed escono da parti opposte.

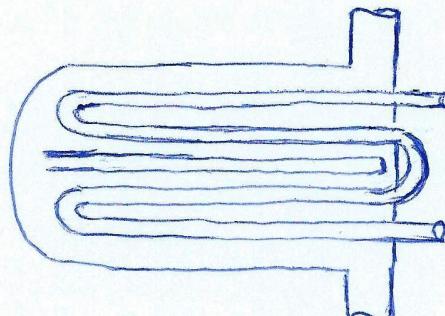
Un altro tipo di scambiatore è quello a correnti incrociate, in cui due tubi di fluidi paralleli attraversano una camera pensata dall'altro fluido.



Esistono infine i passaggi multipli:

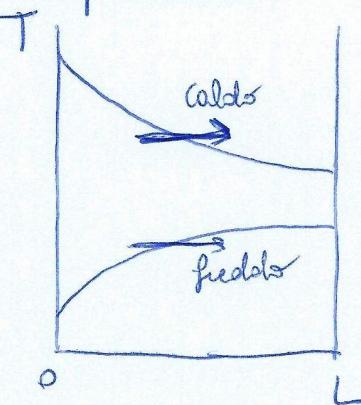


1 shell - 2 tube

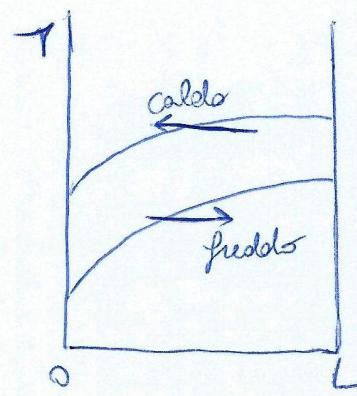


2 shell - 4 tube

Ecco gli andamenti qualitativi:



EQUICORRENTE



CONTROCORRENTE

L'andamento è logaritmico.

Il flusso termico sono ($c = \text{caldo}$, $f = \text{freddo}$, $i = \text{ingresso, uscita}$):

$$q_1 = m_c c_c (T_{ci} - T_{cu}) > 0$$

ceduto

$$q_2 = m_f c_f (T_{fu} - T_{fi}) > 0$$

assorbito

Se il fluido è monofase compresso:

$$q_1 = m_c c_p (T_{ci} - T_{cu})$$

$$q_2 = m_f c_p (T_{fu} - T_{fi})$$

Il c_p non deve subire excessive variazioni durante il processo

Della V la trasmissione è A linea (indipendentemente esterna e interna):

$$q = V \cdot A \cdot \Delta T_m$$

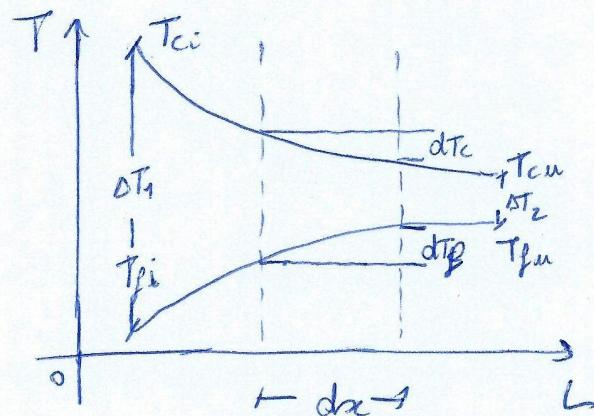
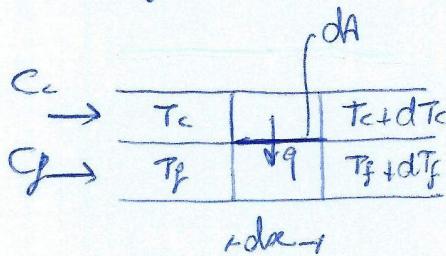
Vediamo come esprimere ΔT_m attraverso T_{ci} , T_{cu} , T_{fi} , T_{fu} .

Definiamo il flusso di scambio termico delle corrente fredde e quella delle corrente calde, C_f e C_c :

$$C_f = m_f \cdot c_f \Rightarrow q = C_f (T_{fu} - T_{fi}) \quad \text{e} \quad C_c = m_c \cdot c_c \Rightarrow q = C_c (T_{ci} - T_{cu})$$

Le dimensioni sono $\left[\frac{M}{S} \cdot \frac{E}{M \cdot T} \right] = \left[\frac{P}{T} \right]$, potenze su temperatura.

Consideriamo uno scambiatore equivalente in un tratto dx della sua lunghezza:



Nel tratto da x a x+a:

$$dq = -C_p dT_c = q dT_f$$

$$\Rightarrow dT_c = -\frac{dq}{C_p} \quad \text{e} \quad dT_f = \frac{dq}{q}$$

Ma $dq = V \cdot dA \cdot \Delta T$ e:

$$dT_c - dT_f = -dq \left(\frac{1}{q} + \frac{1}{C_p} \right) = d(\Delta T)$$

(con $d(\Delta T)$ differenziabile locale (anche se non possiamo misurare le temperature solo in ingresso e in uscita). Abbiamo, negliandando le due espressioni di dq :

$$-\frac{d(\Delta T)}{\left(\frac{1}{q} + \frac{1}{C_p} \right)} = V dA \Delta T \Rightarrow \frac{d(\Delta T)}{\Delta T} = -V \left(\frac{1}{q} + \frac{1}{C_p} \right) dA$$

Imbogliamo tra ingresso e uscita (ΔT_1 e ΔT_2) e tra o e A:

$$\int_{\Delta T_1}^{\Delta T_2} \frac{d(\Delta T)}{\Delta T} = \int_0^A -V \left(\frac{1}{q} + \frac{1}{C_p} \right) dA \Rightarrow \ln \frac{\Delta T_2}{\Delta T_1} = -V \cdot A \cdot \left(\frac{1}{q} + \frac{1}{C_p} \right)$$

$$\Rightarrow \ln \frac{\Delta T_2}{\Delta T_1} = -\frac{VA}{q} \left(T_{ci} - T_{cu} + T_{fu} - T_{fi} \right) = -\frac{VA}{q} (\Delta T_1 - \Delta T_2)$$

Infatti $\frac{q}{q} = T_{fu} - T_{fi}$, $\frac{q}{C_p} = T_{ci} - T_{cu}$ e $\Delta T_1 = T_{ci} - T_{fi}$, $\Delta T_2 = T_{cu} - T_{fu}$.

Abbiamo allora:

$$q = VA \frac{(\Delta T_1 - \Delta T_2)}{\ln \frac{\Delta T_1}{\Delta T_2}} \quad \text{e} \quad q = V \cdot A \cdot \Delta T_m$$

Da cui la differenza media logaritmica di temperatura è:

$$\Delta T_m = \frac{\Delta T_1 - \Delta T_2}{\ln \frac{\Delta T_1}{\Delta T_2}}$$

Formula valida se nel caso equivalente che in quello controvertente.

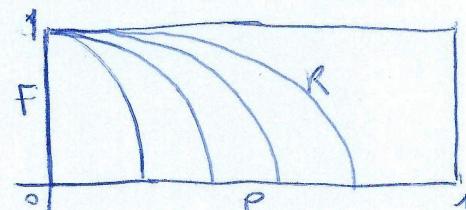
Per gli scambiatori a convezione incrociata o a passaggi multipli:

$$\Delta T_m = F \cdot MLTD$$

Con F fattore di convezione dipendente dalla geometria e $MLTD$ temperatura media logaritmica. Per ottenere F abbiamo bisogno di due parametri P e R che misurano su grafici dipendenti dalla geometria dell'apparecchio:

$$P = \frac{T_{fu} - T_{fi}}{T_{mo} - T_{ci}}$$

$$R = \frac{T_{mi} - T_{mu}}{T_{fu} - T_{fi}}$$



Con P per "bubo" e R per "mantello".

InTEGRANDO le ingrese e generica possiamo vedere come nello scambiatore calore le temperature:

$$-\frac{d(\Delta T)}{\Delta T} = -U \left(\frac{1}{C_f} - \frac{1}{C_c} \right) dA \Rightarrow \ln \frac{\Delta T(x)}{\Delta T_0} = -U \left(\frac{1}{C_f} + \frac{1}{C_c} \right) A(x)$$

$$\Rightarrow \Delta T(x) = \Delta T_0 \cdot e^{-U \left(\frac{1}{C_f} + \frac{1}{C_c} \right) A(x)}$$

Il flusso elementare è allora:

$$dq = U \Delta T_0 \cdot e^{-U \left(\frac{1}{C_f} + \frac{1}{C_c} \right) A(x)} \cdot dA \quad dq = C_f \cdot dT_f$$

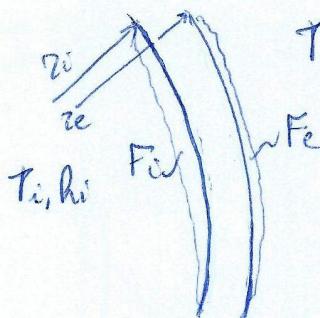
$$\Rightarrow dT_f = \frac{U \Delta T_0}{C_f} \cdot e^{-U \left(\frac{1}{C_f} + \frac{1}{C_c} \right) A(x)} dA$$

$$\Rightarrow T_f(x) = T_{fi} - \left[\frac{U \cdot \Delta T_0}{S_f} \cdot \frac{C_f \cdot C_c}{(C_f + C_c) A} \cdot e^{-U \left(\frac{1}{C_f} + \frac{1}{C_c} \right) A(x)} \right]_{A(0)=0}$$

$$\Rightarrow T_f(x) = T_{fi} + \frac{C_c}{C_f + C_c} \cdot \Delta T_0 \left[1 - e^{-U \left(\frac{1}{C_f} + \frac{1}{C_c} \right) A(x)} \right]$$

Nello scambiatore equivalente non c'è più inversione di temperatura (in quello controcorrente si ha: $T_{fu} > T_{cu}$).

Considerando la trasmissione del calore, negli scambiatori abbiamo cinque resistenze termiche: convettiva esterna (nel mantello), convettiva interna (nei tubi), conduttiva dei tubi interni e dovuta alle sporcizie che si deposita nei tubi e nel mantello (fouling factors):



$$T_{e,he} R_t = R_{out} + R_{fi} + R_{cond} + R_{fe} + R_{in,he}$$

$$R_t = \frac{1}{A_{i,hi}} + \frac{F_i}{A_i} + \frac{h_{i,hi}(2t/t_i)}{2\pi k_L} + \frac{F_e}{A_e} + \frac{1}{A_e h_{i,he}}$$

$$\text{con } F_i \text{ e } F_e \text{ in } \left[\frac{m^2 K}{W} \right]$$

La trasmissione può essere interna o esterna

$$U_i = \frac{1}{\frac{1}{R_i} + F_i + \frac{2t}{k_e} \ln(2t/t_i) + \frac{2t}{2e} F_{it} + \frac{2t}{2e h_{i,he}}} \quad \text{avendo ricordato e semplificato } A_s$$

$$U_e = \frac{1}{\frac{2t}{2e h_{i,hi}} + \frac{2t}{2e} F_{it} + \frac{2t}{k_e} \ln(2t/t_i) + F_{ie} + \frac{1}{k_e}} \quad \text{avendo ricordato e semplificato } A_e$$

Quindi:

$$\frac{1}{R_o} = A_i U_i = A_e U_e = \frac{1}{\frac{1}{2e h_{i,hi}} + \frac{F_i}{2e L} + \frac{1}{2e L k_e} \ln(2t/t_i) + \frac{F_{it}}{2e L} + \frac{1}{2e L h_{i,he}}}$$

I valori empirici sono:

acqua-acqua

$$U = 50 \div 350$$

gas-gas

$$U = 60 \div 600$$

condensatore di napoli

$$U = 1500 \div 5000$$

Nel caso dei vapori i valori più elevati sono dovuti ai passaggi chiari.