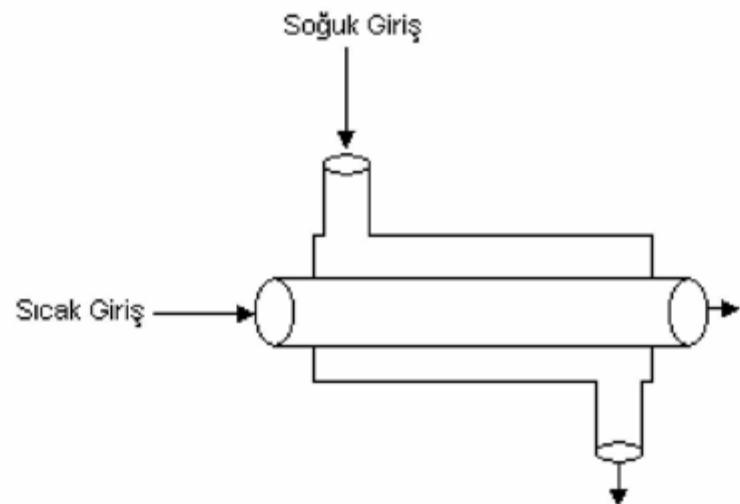


İSİ DEĞİŞTİRİCİLER:

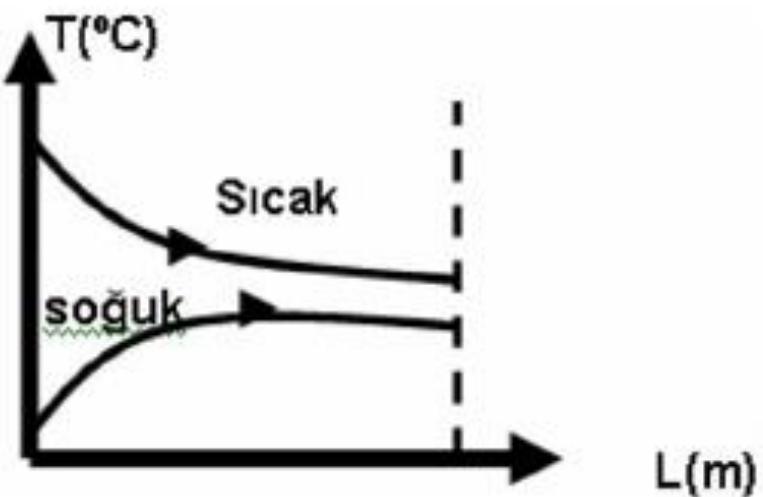
Hem kondüksiyon hem de konveksiyona açık bir ortamda birbirine karışmayan iki sıvının sıcaklık farkından doğan ısı alışverisine dayalı sistemlerdir.

Burada toplam ısı transfer katsayısı (U) kullanılmaktadır. $U = f(h,k)$

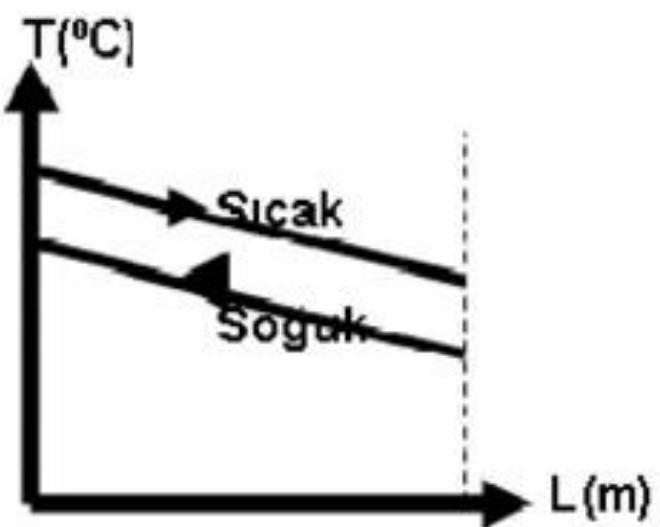


Isı değiştiriciler iki farklı akış tipi
îçerisinde incelenirler.

a) Paralel akışlı



b) Zıt akışlı



$$Q = \frac{\Delta T}{R} = \frac{\Delta T}{\frac{1}{h_i A_i} + \frac{\ln(D_0/D_i)}{2\pi k L} + \frac{1}{h_o A_o}}$$

$$Q = \frac{\Delta T}{R} = U \cdot A \cdot \Delta T = U_i \cdot A_i \cdot \Delta T = U_0 \cdot A_0 \cdot \Delta T$$

$$U \cdot A \cdot \Delta T = U_i \cdot A_i \cdot \Delta T = U_0 \cdot A_0 \cdot \Delta T$$

Duvar kalınlığı çok ince olduğu durumlarda silindir çeperinden olan ısı direnci terimi olan $\frac{\ln(D_o/D_i)}{2\pi k L}$ terimi ihmal edilir.

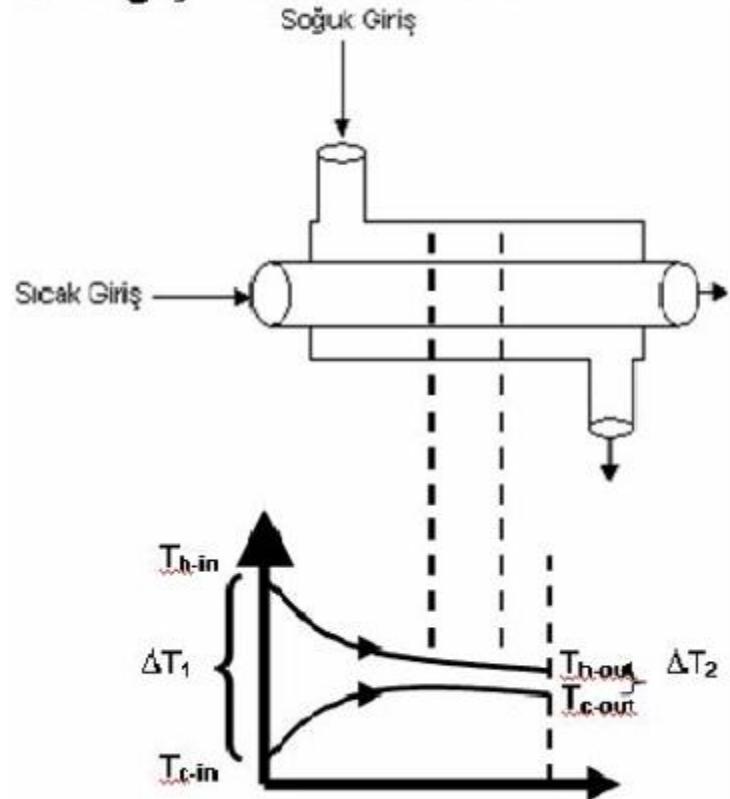
Fabrikalarda makineler zamanla aşınır ya da yüzeyinde bir tabaka meydana gelir. Böyle durumlarda ;

$$R = \frac{1}{h A_i} + \frac{\ln(D_o/D_i)}{2\pi k L} + \frac{1}{h_0 A_0} + \frac{R_{F,i}}{A_i} + \frac{R_{F,0}}{A_0}$$

$R_{F,i}$ = İç yüzeye bağlı olan kirlilik direnci

$R_{F,0}$ = Dış yüzeye bağlı olan kirlilik direnci.

Isı değiştiricilerin analizi:



Paralel bir ısı değiştirici için analiz yaparsak;

$$\partial q = -m_h \cdot C_{ph} \cdot \partial T_h \Rightarrow \partial T_h = \frac{-\partial q}{m_h \cdot C_{ph}}$$

$$\partial q = -m_c \cdot C_{pc} \cdot \partial T_c \Rightarrow \partial T_c = \frac{-\partial q}{m_c \cdot C_{pc}}$$

İki denklemi birbirinden çıkarırsak;

$$\partial(T_h - T_c) = -\partial q \left(\frac{1}{m_h \cdot c_{ph}} + \frac{1}{m_c \cdot c_{pc}} \right)$$

$$U(T_h - T_c) \cdot \partial A = \partial \theta \Rightarrow Q = U \cdot A \cdot \Delta T$$

Birim alanda yazılır.

$$\int_{T_{hin}}^{T_{hout}} \int_{T_{cin}}^{T_{cout}} \frac{\partial(T_h - T_c)}{T_h - T_c} = - \int_0^A U \left(\frac{1}{m_h \cdot c_{ph}} + \frac{1}{m_c \cdot c_{pc}} \right) \partial A$$

ΔT_{LM} = Logaritmik sıcaklık farkı.

$$\int_{T_{hin}}^{T_{hout}} \frac{\partial(T_h - T_c)}{T_h - T_c} = \int_0^A \left(\frac{1}{m_h \cdot c_{ph}} + \frac{1}{m_c \cdot c_{pc}} \right) \partial A$$

ΔT_{LM} = Logaritmik sıcaklık farkı.

Zıt akışlı ısı değiştiricilerde de aynı sonuç bulunur.

$$\Delta T_{LM} = \frac{(T_{h-in} - T_{h-out}) - (T_{c-out} - T_{c-in})}{\ln \frac{(T_{h-in} - T_{c-out})}{(T_{h-out} - T_{c-in})}}$$

Not=Faz değiştirme durumunda (kaynama, yoğunlaşma) $T_1 = T_2$ olur.

$$Q = m_h \cdot C_{Ph} \cdot \Delta T_h = m_c \cdot C_{Pc} \cdot \Delta T_c$$

$$\Delta T_{max} = T_{hi} - T_{ci}$$

bir ısı değiştiricide olabilecek maksimum sıcaklık farkıdır.

C_c ve C_h 'dan küçük olanının sıcaklığı daha kolay değiştirilir. Bu nedenle ;

$$Q_{max} = C_{min} [T_{hi} - T_{ci}]$$

NOT-1: Bu konu ile ilgili $\epsilon = f(\text{NTU})$ ilişkilerini TabloXX'den ve "Isı değiştiricileri" ile ilgili "çözümlü problemler" kısmına bakınız.

NOT-2: Eğer hal değişimi varsa
 $C_{\min} = 0$
 $C_{\max} \rightarrow \infty$ ve $\frac{C_{\min}}{C_{\max}} = 0$ olur.