

BÖLÜM-2 ISI İLETİMİ:

$$q = -kA \frac{\partial T}{\partial x}$$

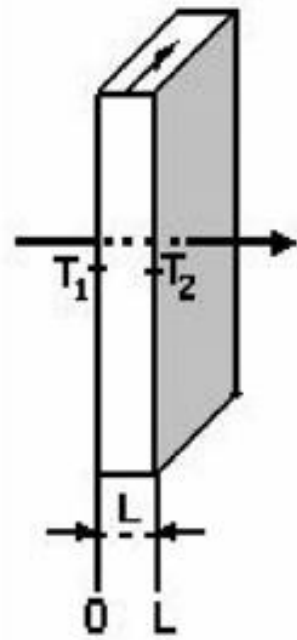
Isı iletim katsayısı(k):W/m²K

Fourier eşitliğine göre ısı tek yönde (sadece x)
iletilmektedir.

ΔT değeri ne kadar yükselirse ısı transferi o
kadar yatışkın olur. Yatışkınlık kavramı ısı
transfer olayının zamandan bağımsızlığının bir
ifadesidir.

Fourier eşitliğinde görüldüğü üzere sadece x yönünde bir değişim bulunmaktadır. Bu bağlamda bu denklik basit olarak yatışkın koşullarda tek yönlü ısı iletimini göstermektedir.

Düz duvarda yatışkın hal ısı transferi:



$$q = -kA \frac{\partial T}{\partial x}$$

$$\int_0^L q \cdot dx = - \int_{T_1}^{T_2} k \cdot A \cdot dT$$

$$q \cdot x \Big|_0^L = -kA \cdot T \Big|_{T_1}^{T_2}$$

$$q_2 = k_2 \cdot A \cdot \frac{T_2 - T_3}{x_2} = q$$

$$T_1 - T_2 = \frac{q}{k_1 \cdot A / x_1}$$

$$T_2 - T_3 = \frac{q}{k_2 \cdot A / x_2}$$

$$\frac{T_1 - T_3}{\frac{x_1}{k_1 \cdot A} + \frac{x_2}{k_2 \cdot A}} \Rightarrow q = \frac{\Delta T}{R_1 + R_2}$$

Bu ifade bir düzlem içerisindeki iki parçalı kondüksiyon durumunda kullanılmaktadır. Bu ifadeye göre; ısı enerjisi (q) sıcaklık (T) farkının toplam direnç (R) oranıdır.

Bir düz duvar sisteminde hem kondüksiyon hem de konveksiyon varsa aşağıdaki ifade kullanılır;

$$q_1 = h_1 \cdot A \cdot (T_{\infty_1} - T_1)$$

$$q_2 = \frac{k_1 \cdot A}{x_1} (T_1 - T_2)$$

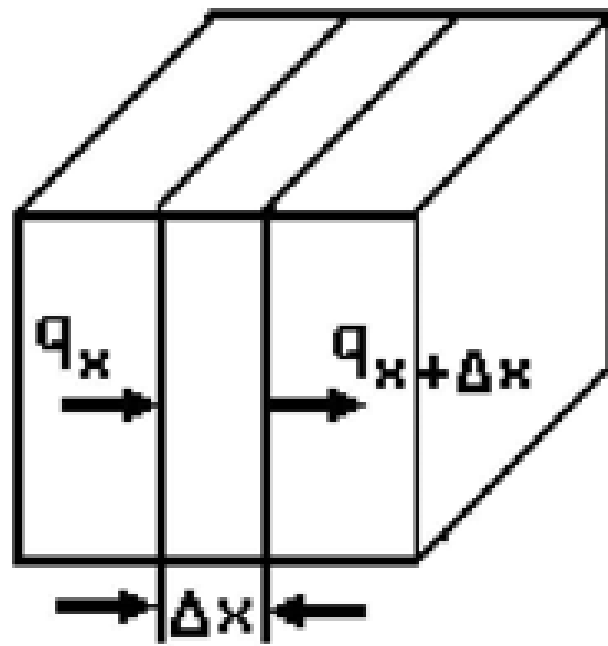
$$q_3 = \frac{k_2 \cdot A}{x_2} (T_2 - T_3)$$

$$q_4 = h_2 \cdot A \cdot (T_3 - T_{\infty_2})$$

$$q = \frac{T_{\infty_1} - T_{\infty_2}}{\frac{1}{h_1 \cdot A} + \frac{x_1}{k_1 \cdot A} + \frac{x_2}{k_2 \cdot A} + \frac{1}{h_2 \cdot A}}$$

(bkz çözümlü örnekler)

Kartezyen koordinatlarda ısı iletim denklemleri:



$$q_x - q_{x+\Delta x} + Q = \frac{\partial}{\partial t}(E)$$

$$q_x = -kA \frac{\partial T}{\partial x}$$

$$q_{x+\Delta x} = q_x + \frac{\Delta x}{1!} q'_x + \frac{\Delta x^2}{2!} q''_x + \dots$$

$$q_{x+\Delta x} = -kA \frac{\partial T}{\partial x} + \Delta x \frac{\partial}{\partial x} \left(-kA \frac{\partial T}{\partial x} \right)$$

$$q_{x+\Delta x} = -kA \frac{\partial T}{\partial x} - \Delta x kA \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}$$

$$-kA \frac{\partial T}{\partial x} - \left(-kA \frac{\partial T}{\partial x} - \Delta x kA \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} \right) + Q = \frac{\partial}{\partial t} [mC_p (T - T_\infty)]$$

$$\Delta x k A \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + Q = m C_p \frac{\partial T}{\partial t}$$

$$\Delta x k A \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + Q = \rho \Delta V C_p \frac{\partial T}{\partial t} \Leftrightarrow (\Delta x \times A = \Delta V)$$

$$k \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{Q}{V} = \rho C_p \frac{\partial T}{\partial t} \rightarrow \left(\frac{Q}{V} = \dot{Q} (\text{ihmal}) \right)$$

$$k \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} = \rho C_p \frac{\partial T}{\partial t}$$

$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} = \frac{1}{\alpha} \frac{\partial T}{\partial t}$$

Bu denklem bir boyutlu ısı iletimi olan koşullarda ki **ısı iletimi genel denklığı**dir.

Isı iletimi üç boyutta olduğu takdirde denklem;

$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} = \frac{1}{\alpha} \cdot \frac{\partial T}{\partial t}$$

halini alır.