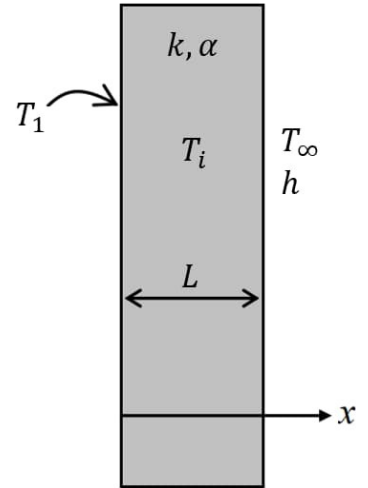


Tampereen yliopisto

YEB.421 LÄMMÖNSIIRTO

Välikoe 1: 29.2.2024, ratkaisut

1. Kuvan mukaisen levyn paksuus on L ja lämpötila alkutilanteessa on T_i . Tietyllä hetkellä levyn vasemman reunan ($x = 0$) lämpötila muuttuu arvoon T_1 ($T_1 > T_i$). Levyn oikealta reunalta lämpö siirtyy ympäristöön konvektiolla; lämmönsiirtokerroin on h ja ympäristön lämpötila T_∞ ($= T_i$). Levymateriaalin lämmönjohtavuus on k ja termien diffusiviteetti α . Johtuminen levyssä on 1-ulotteista (x -suunta).



- (a) Kirjoita kuvan koordinaatistossa yhtälö sekä alku- ja reunaehdot, joista voidaan ratkaista lämpötilajakauma, $T(x, t)$ (ei tarvitse ratkaista tässä a-kohdassa mitään, eikä sijoittaa lukuarvoja).
- (b) Arvioi, miten pitkä aika kuluu siihen, kun levyn keskikohdan (eli kohdan $x = L/2$) lämpötila saavuttaa arvon 26 °C , kun $L = 20\text{ cm}$, $T_1 = 100\text{ °C}$, $T_i = 20\text{ °C}$, $k = 1.8\text{ W/(m K)}$, $\alpha = 4 \cdot 10^{-6}\text{ m}^2/\text{s}$, $h = 20\text{ W/(m}^2\text{ K)}$ ja $T_\infty = 20\text{ °C}$. Perustelee myös, miksi käyttämäsi menetelmää voidaan soveltaa tässä tapauksessa.
- (c) Lopuksi saavutetaan stationääri eli ajasta riippumaton tilanne. Mikä on tällöin lämpötilajakauma, $T(x)$, levyssä? Sijoita lämpötilajakauman lausekkeeseen annetut lukuarvot (ks. b-kohta) ja sievennä lauseke loppuun saakka.

(a)

$$\text{Yhtälö: } \frac{\partial T}{\partial t} = \alpha \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}$$

$$\text{Alkuehto: } T(x, 0) = T_i$$

$$\text{Reunaehto 1: } T(0, t) = T_1 \quad \text{Reunaehto 2: } -k \frac{\partial T(L, t)}{\partial x} = h[T(L, t) - T_\infty]$$

(b)

Sovelletaan puoliäärettömän kappaleen teoriaa (tarkistetaan soveltuvuus lopuksi)

$$\theta = \frac{T - T_i}{T_s - T_i} = \frac{26 - 20}{100 - 20} = 0.075 \rightarrow \eta \approx 1.26$$

$$\eta = \frac{x}{\sqrt{4\alpha t}} \rightarrow t = \frac{1}{4\alpha} \left(\frac{x}{\eta}\right)^2 = \frac{1}{4 \cdot 4 \cdot 10^{-6}} \cdot \left(\frac{0.1}{1.26}\right)^2 \approx 394\text{ s}$$

$$\text{Fo} = \frac{\alpha t}{L^2} = \frac{4 \cdot 10^{-6} \cdot 394}{(0.2)^2} = 0.0394 < 0.05 \quad (\text{ok})$$

(c)

$$\text{Stationäärissä tilanteessa: } \frac{\partial T}{\partial t} = 0 \rightarrow \frac{d^2 T}{dx^2} = 0 \rightarrow T(x) = C_1 x + C_2$$

$$T(0) = T_1 \rightarrow C_2 = T_1 = 100 \text{ °C} \rightarrow T(x) = C_1 x + T_1$$

$$-k \frac{dT(L)}{dx} = h[T(L) - T_\infty]$$

$$\rightarrow -kC_1 = h(C_1 L + T_1 - T_\infty)$$

$$\rightarrow C_1 = \frac{h(T_\infty - T_1)}{k + hL} = \frac{20 \cdot (20 - 100)}{1.8 + 20 \cdot 0.2} = -275.86$$

Lämpötilajakauma on siis: $T(x) = -275.86x + 100$

2. Kuvan mukainen seinämä muodostuu kolmesta kerroksesta.

Kerrosten paksuudet ja lämmönjohtavuudet ovat seuraavat:

$$L_A = 16 \text{ cm}, L_B = 20 \text{ cm}, L_C = 15 \text{ cm}, k_A = 1.2 \text{ W/(m K)},$$

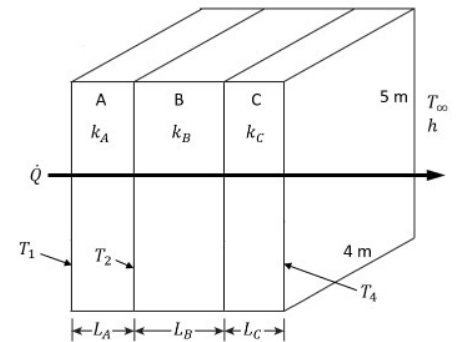
$$k_B = 0.3 \text{ W/(m K)}, k_C = 1.5 \text{ W/(m K)}. \text{ Seinämän sisäpinnan}$$

lämpötila (T_1) on 800 °C. Ulkopinnalta lämpö siirtyy

ympäristöön konvektiolla: lämmönsiirtokerroin $h =$

$$10 \text{ W/(m}^2\text{K)} \text{ ja ympäröivän ilman lämpötila } T_\infty = 20 \text{ °C.}$$

Tilanne on stationääri ja johtuminen seinämässä 1-ulotteista.



(a) Määritä lämpövirta 5 m korkean ja 4 m leveän seinämän läpi sekä lämpötila T_2 .

(b) Ulkopinnan lämpötilaa, T_4 , halutaan laskea muuttamalla kerroksen B materiaalia. Mikä pitää olla kerroksen B lämmönjohtavuus, k_B , jotta T_4 olisi $\leq 75 \text{ °C}$ (muut lähtöarvot pysyvät ennallaan).

(a)

$$\dot{Q} = \frac{T_1 - T_\infty}{R_{tot}} = \frac{T_1 - T_\infty}{\frac{L_A}{k_A A} + \frac{L_B}{k_B A} + \frac{L_C}{k_C A} + \frac{1}{hA}} = \frac{800 - 20}{\frac{1}{20} \cdot \left(\frac{0.16}{1.2} + \frac{0.2}{0.3} + \frac{0.15}{1.5} + \frac{1}{10} \right)} = \frac{780}{0.05} = 15600 \text{ W}$$

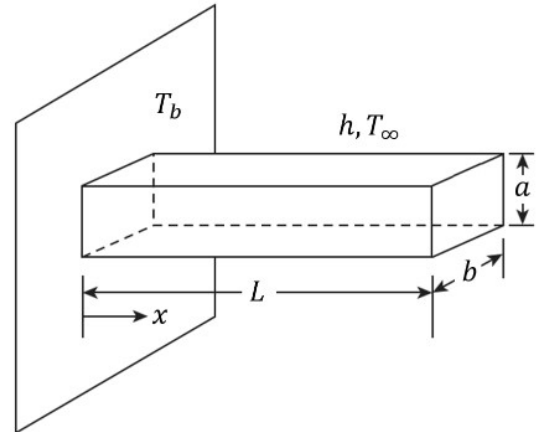
$$\dot{Q} = \frac{k_A A (T_1 - T_2)}{L_A} \rightarrow T_2 = T_1 - \frac{\dot{Q} L_A}{k_A A} = 800 - \frac{15600 \cdot 0.16}{1.2 \cdot 20} = 696 \text{ °C}$$

(b)

$$Q = hA(T_4 - T_\infty) = 10 \cdot 20 \cdot (75 - 20) = 11000 \text{ W (lämpövirta muuttuu!)}$$

$$Q = \frac{T_1 - T_4}{\frac{L_A}{k_A A} + \frac{L_B}{k_B A} + \frac{L_C}{k_C A}} = \frac{800 - 75}{\frac{1}{20} \cdot \left(\frac{0.16}{1.2} + \frac{0.2}{k_B} + \frac{0.15}{1.5} \right)} = 11000 \text{ W} \rightarrow k_{B, \max} = 0.184 \text{ W/(m K)}$$

3. Kuvan mukaisen suorakulmisen rivan mitat ovat:
 $L = 70 \text{ mm}$, $a = 5 \text{ mm}$, $b = 8 \text{ mm}$. Ripamateriaali on teräs, jolle lämmönjohtavuus on 50 W/(m K) . Ympäröivän ilman lämpötila $T_\infty = 20 \text{ °C}$ ja lämmönsiirtokerroin rivasta ilmaan $h = 10 \text{ W/(m}^2 \text{ K)}$. Pinta, johon ripa asennetaan, on lämpötilassa $T_b = 100 \text{ °C}$, jonka voi olettaa myös rivan tyvilämpötilaksi. Määritä rivan kautta siirtyvä lämpövirta. Rivin kärjen voi olettaa eristetyksi.



Kuvan mukaisia ripoja asennetaan N kpl neliön muotoiseen pintaan ($80 \text{ mm} \times 80 \text{ mm}$), joka on lämpötilassa 100 °C . Montako ripaa tarvitaan, jotta lämmönsiirto pinnasta saataisiin viisinkertaiseksi verrattuna tilanteeseen, jossa ripoja ei ole lainkaan?

$$P = 2(a + b) = 2 \cdot (0.008 + 0.005) = 0.026 \text{ m}$$

$$A_c = ab = 0.008 \cdot 0.005 = 4 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2$$

$$m = \left(\frac{hP}{kA_c} \right)^{1/2} = \left[\frac{10 \cdot 0.026}{50 \cdot 4 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2} \right]^{1/2} = 11.40 \text{ 1/m}$$

Lämpövirta yhden rivan kautta:

$$\dot{Q} = kA_c m (T_b - T_\infty) \tanh(mL) = 50 \cdot 4 \cdot 10^{-5} \cdot 11.4 \cdot (100 - 20) \cdot \tanh(11.4 \cdot 0.07) = 1.209 \text{ W}$$

Lämpövirta voidaan määrittää myös ripahyötysuhteen avulla:

$$\eta_f = \frac{\tanh(mL)}{mL} = \frac{\tanh(11.4 \cdot 0.07)}{11.4 \cdot 0.07} = 0.8307$$

$$\dot{Q} = \eta_f \dot{Q}_{ideal} = \eta_f hPL(T_b - T_\infty) = 0.8307 \cdot 10 \cdot 0.026 \cdot 0.07 \cdot (100 - 20) = 1.209 \text{ W}$$

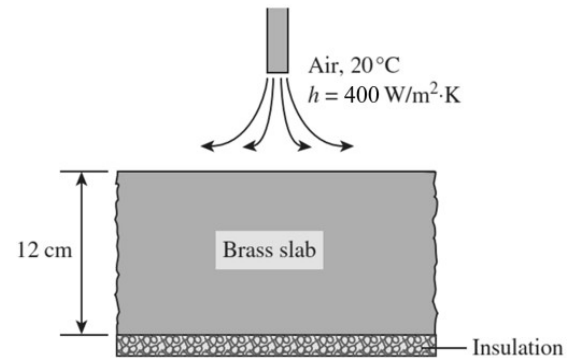
Määritetään tarvittavien ripojen lukumäärä käyttämällä rivaston kokonaistehokkuutta, ε_{tot} :

$$\begin{aligned} \varepsilon_{tot} &= \frac{A_{uf} + \eta_f A_f}{A_{no-fin}} = \frac{(A_{no-fin} - NA_c) + \eta_f NPL}{A_{no-fin}} \\ &= \frac{[(0.08)^2 - 4 \cdot 10^{-5} N] + 0.8307 \cdot N \cdot 0.026 \cdot 0.07}{(0.08)^2} = 5 \end{aligned}$$

$$\rightarrow N = 17.4$$

\rightarrow tarvitaan 18 ripaa

4. Messinkilevyä, jonka paksuus on 12 cm ja alkulämpötila 600 °C, jäähdytetään kuvan mukaisesti yläpinnalta ilmasuihkuilla; ilman lämpötila on 20 °C ja lämmön-siirtokerroin 400 W/(m² K). Alapuolelta levy on eristetty. Messingille $k = 120$ W/(m K), $\rho = 8500$ kg/m³ ja $c = 380$ J/(kg K). Määritä levyn yläpinnan lämpötila, kun levyä on jäähdytetty 10 min. Paljonko levystä on tällöin poistunut lämpöä pinta-alayksikköä kohden. Johtuminen levyssä on yksiulotteista.



Eristetty reuna vastaa symmetriatasoa. Tämän tehtävän ratkaisu menee siis samalla tavalla kuin sellaisen tehtävän, jossa levyn paksuus on 20 mm ja jäähdytys tapahtuu levyn molemmilta puolilta samalla tavalla (sama h ja T_∞).

$$\alpha = \frac{k}{\rho c} = \frac{120}{8500 \cdot 380} = 3.715 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{s}$$

$$Fo = \frac{\alpha t}{L^2} = \frac{3.715 \cdot 10^{-5} \cdot 600}{(0.12)^2} = 1.548 > 0.2 \rightarrow \text{yksi termi sarjasta riittää}$$

$$Bi = \frac{hL}{k} = \frac{400 \cdot 0.12}{120} = 0.4 \rightarrow \lambda_1 = 0.5932; A_1 = 1.0580; B_1 = 0.9424$$

Dimensioton lämpötila levyn yläpinnalla ($\eta = 1$):

$$\theta = A_1 e^{-\lambda_1^2 Fo} \cos(\lambda_1 \eta) = 1.058 \cdot e^{-(0.5932)^2 \cdot 1.548} \cdot \cos(0.5932 \cdot 1) = 0.5088$$

$$\theta = \frac{T - T_\infty}{T_i - T_\infty} \rightarrow T = \theta(T_i - T_\infty) + T_\infty = 0.5088 \cdot (600 - 20) + 20 = 315.1 \text{ °C}$$

Dimensioton keskilämpötila:

$$\bar{\theta} = A_1 e^{-\lambda_1^2 Fo} B_1 = 1.058 \cdot e^{-(0.5932)^2 \cdot 1.548} \cdot 0.9424 = 0.5783$$

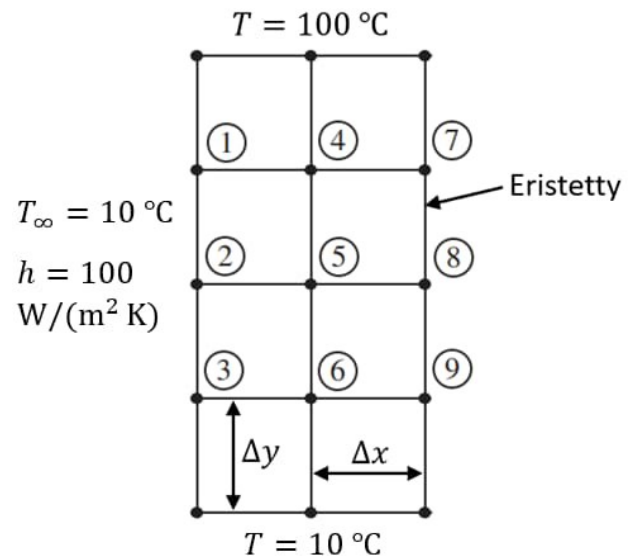
$$\bar{\theta} = \frac{\bar{T} - T_\infty}{T_i - T_\infty} \rightarrow \bar{T} = \bar{\theta}(T_i - T_\infty) + T_\infty = 0.5783 \cdot (600 - 20) + 20 = 355.4 \text{ °C}$$

$$\rightarrow \frac{\dot{Q}}{A} = \rho L c (T_i - \bar{T}) = 8500 \cdot 0.12 \cdot 380 \cdot (600 - 355.4) = 94.8 \cdot 10^6 \text{ J} \approx 95 \text{ MJ}$$

5. Differenssimenetelmää käyttäen ratkaistaan stationääri lämpötilajakauma kuvan mukaisessa 2-ulotteisessa suorakulmaisessa geometriassa (4 cm × 8 cm). Reunaehtoina on annettu lämpötilat ala- ja yläpinnoilla sekä konvektiivinen lämmönsiirtokerroin ja ympäristön lämpötila vasemmalla reunalla; oikea reuna on lämpöeristetty. Materiaalille $k = 4 \text{ W/(m K)}$ ja $\Delta x = \Delta y = 2 \text{ cm}$.

Määritä lämpötilat solmupisteissä 2, 4, 6 ja 9, jos lämpötilat muissa solmupisteissä ovat seuraavat:

$$T_1 = 55.85 \text{ °C}; T_3 = 21.01 \text{ °C}; T_5 = 43.23 \text{ °C}; \\ T_7 = 70.09 \text{ °C}; T_8 = 45.77 \text{ °C}.$$



Piste 4:

$$T_1 + T_5 + T_7 + 100 - 4T_4 = 0$$

$$\rightarrow T_4 = \frac{T_1 + T_5 + T_7 + 100}{4} = \frac{55.85 + 43.23 + 70.09 + 100}{4} = 67.29 \text{ °C}$$

Piste 2:

$$2T_5 + T_1 + T_3 + \frac{2h\Delta x}{k}T_\infty - 2\left(\frac{h\Delta x}{k} + 2\right)T_2 = 0$$

$$\frac{2h\Delta x}{k}T_\infty = \frac{2 \cdot 100 \cdot 0.02}{4} \cdot 10 = 10 \quad 2\left(\frac{h\Delta x}{k} + 2\right) = 2 \cdot \left(\frac{100 \cdot 0.02}{4} + 2\right) = 5$$

$$\rightarrow 2T_5 + T_1 + T_3 + 10 - 5T_2 = 0$$

$$\rightarrow T_2 = \frac{2T_5 + T_1 + T_3 + 10}{5} = \frac{2 \cdot 43.23 + 55.85 + 21.01 + 10}{5} = 34.66 \text{ °C}$$

Pisteet 6 & 9:

$$T_3 + T_5 + T_9 + 10 - 4T_6 = 0 \rightarrow 4T_6 - T_9 = T_3 + T_5 + 10 = 21.01 + 43.23 + 10 = 74.24$$

$$2T_6 + T_8 + 10 - 4T_9 = 0 \rightarrow -2T_6 + 4T_9 = T_8 + 10 = 45.77 + 10 = 55.77$$

$$4T_6 - T_9 = 74.24$$

$$-2T_6 + 4T_9 = 55.77$$

$$\rightarrow T_9 = 26.54 \text{ °C}; T_6 = 25.20 \text{ °C}$$