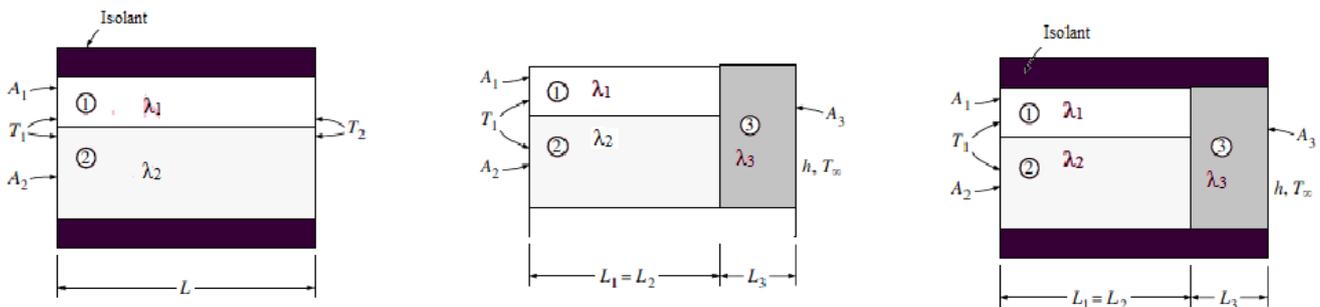


Contrôle Transfert de chaleur 1

Exercice N°1 (6points):

- Établir un schéma électrique correspondant en précisant littéralement la résistance thermique équivalente pour les trois cas.



Exercice N°2 (9points) :

Un mur de 90 mm d'épaisseur ($\lambda = 0,18 \text{ W/m}^\circ\text{C}$) est isolé d'un côté tandis que l'autre côté est exposé à l'environnement à 80°C . Le taux de génération de chaleur à l'intérieur du mur est de $1,3 \cdot 10^5 \text{ W/m}^3$.

Si le coefficient de transfert thermique convectif entre le mur et l'environnement $h=520 \text{ W/m}^2 \cdot ^\circ\text{C}$.

Déterminer :

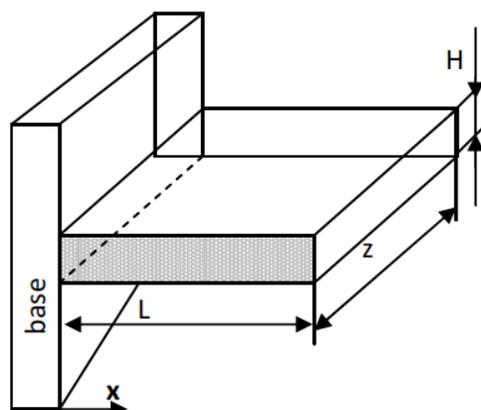
- Équation différentielle et les conditions aux limites pour une conduction thermique unidimensionnelle à travers la paroi.
- la relation de la variation de température dans le mur.
- la température maximale à laquelle le mur sera soumis.

Exercice N°3 (5points) :

Une ailette en aluminium $\lambda_{Al}=200 \text{ W/m}^\circ\text{C}$ avec 4mm d'épaisseur ,8cm de longueur et une largeur de 1m voir figure, sa base est maintenue à 250°C et la température ambiante est 45°C et $h=10 \text{ W/m}^2 \cdot ^\circ\text{C}$.

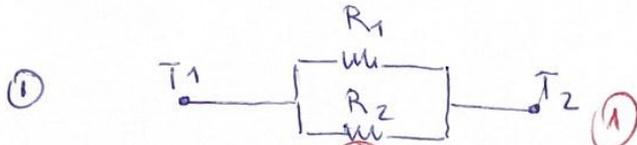
Déterminer :

- l'équation de la variation de température dans l'ailette cas de $Z \gg H$.
- le flux échangé entre l'ailette et le milieu environnant.



conige' type Transfert de chaleur 1.

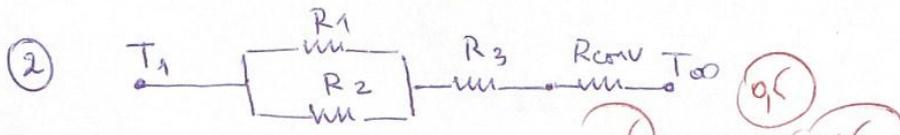
EXON 1



avec $R_1 = \frac{L}{\lambda_1 A_1}$ (0,1), $R_2 = \frac{L}{\lambda_2 A_2}$ (0,2)

Req = ? $\frac{1}{R_{eq}} = \frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2} \Rightarrow R_{eq} = \frac{R_1 R_2}{R_1 + R_2}$

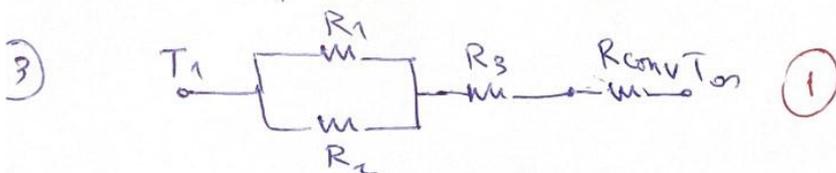
$R_{eq} = \frac{L/\lambda_1 A_1 \cdot L/\lambda_2 A_2}{\frac{L}{\lambda_1 A_1} + \frac{L}{\lambda_2 A_2}}$ (0,5)



avec $R_1 = \frac{L_1}{\lambda_1 A_1}$, $R_2 = \frac{L_2}{\lambda_2 A_2}$, $R_3 = \frac{L_3}{\lambda_3 A_3}$, $R_{conv} = \frac{1}{h A_3}$ (0,26)

$R_{eq} = R_{eq1} + R_3 + R_{conv}$, $R_{eq1} = \frac{R_1 R_2}{R_1 + R_2} = \frac{L_1/\lambda_1 A_1 \cdot L_2/\lambda_2 A_2}{\frac{L_1}{\lambda_1 A_1} + \frac{L_2}{\lambda_2 A_2}}$ (0,26)

$R_{eq} = \frac{L_1/\lambda_1 A_1 \cdot L_2/\lambda_2 A_2}{\frac{L_1}{\lambda_1 A_1} + \frac{L_2}{\lambda_2 A_2}} + \frac{L_3}{\lambda_3 A_3} + \frac{1}{h A_3}$ (0,6)



On remarque que le cas ③ \Leftrightarrow le cas ② donc $R_{eq3} = R_{eq2}$ (1)

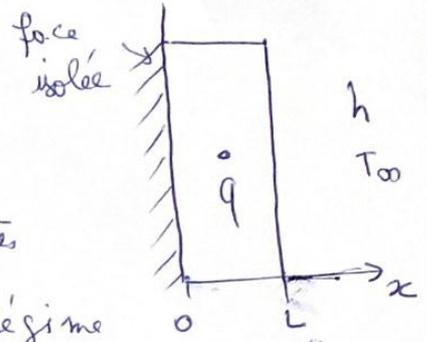
$= \frac{L_1/\lambda_1 A_1 \cdot L_2/\lambda_2 A_2}{\frac{L_1}{\lambda_1 A_1} + \frac{L_2}{\lambda_2 A_2}} + \frac{L_3}{\lambda_3 A_3} + \frac{1}{h A_3}$ (1)

Exo N°2

$$\lambda = 0,18 \text{ W/m}\cdot\text{C}, \quad h = 520 \text{ W/m}^2\cdot\text{C}$$

$$L = 90 \text{ mm} = 90 \cdot 10^{-3} \text{ m}$$

$$T_{\infty} = 80^{\circ}\text{C} \quad \dot{q} = 1,3 \cdot 10^5 \text{ W/m}^3$$



• Equation différentielle et les conditions aux limites

Pour une conduction unidimensionnelle, en régime

permanente avec source interne l'équation différentielle est :

$$\frac{d^2 T(x)}{dx^2} + \frac{\dot{q}}{\lambda} = 0 \quad \text{--- (1) --- } \textcircled{1}$$

les conditions aux limites pour ce cas :

$$\text{à } x=0 \quad -\lambda A \left. \frac{dT(x)}{dx} \right|_{x=0} = 0 \quad (\text{isolée}) \quad \text{--- (2) --- } \textcircled{1}$$

$$\text{à } x=L \quad -\lambda A \left. \frac{dT(x)}{dx} \right|_{x=L} = h A [T(L) - T_{\infty}] \quad \text{--- (3) --- } \textcircled{1}$$

L'intégration de l'équation (1) donne :

$$\frac{dT(x)}{dx} = -\frac{\dot{q}}{\lambda} x + C_1 \quad \Rightarrow \quad T(x) = -\frac{\dot{q}}{2\lambda} x^2 + C_1 x + C_2$$

avec C_1 et C_2 des constantes d'intégration.

$$\text{à } x=0 \quad -\left. \frac{dT(x)}{dx} \right|_{x=0} = 0 \quad \Rightarrow \quad +\frac{\dot{q}}{\lambda} \cdot (0) + C_1 = 0 \quad \Rightarrow \quad C_1 = 0 \quad \textcircled{1}$$

$$\text{à } x=L \quad -\left. \frac{dT(x)}{dx} \right|_{x=L} = \frac{h}{\lambda} \left[\left(-\frac{\dot{q}}{2\lambda} L^2 + C_2 \right) - T_{\infty} \right] = +\frac{\dot{q}}{\lambda} L + 0$$

$$\frac{\dot{q}}{\lambda} \cdot L = \frac{h}{\lambda} \left[\left(-\frac{\dot{q}}{2\lambda} L^2 + c_2 \right) - T_{\infty} \right]$$

$$\dot{q} \cdot L = h \left[\left(-\frac{\dot{q}}{2\lambda} L^2 + c_2 \right) - T_{\infty} \right]$$

$$\frac{\dot{q}L}{h} = -\frac{\dot{q}}{2\lambda} L^2 + c_2 - T_{\infty} \Rightarrow c_2 = \frac{\dot{q}L}{h} + \frac{\dot{q}L^2}{2\lambda} + T_{\infty} \quad (1)$$

L'équation $T(x)$ s'écrit :

$$T(x) = -\frac{\dot{q}}{\lambda} \frac{x^2}{2} + \frac{\dot{q}L}{h} + \frac{\dot{q}L^2}{2\lambda} + T_{\infty}$$

$$T(x) = \frac{\dot{q}}{2\lambda} \left(L^2 - x^2 \right) + \frac{\dot{q}L}{h} + T_{\infty} \quad (1)$$

La température maximale: pour $x=0$

$$T(0) = \frac{\dot{q}}{2\lambda} L^2 + \frac{\dot{q}L}{h} + T_{\infty} \quad (1)$$

$$A.N: T(0) = \frac{1,3 \cdot 10^5}{2 \cdot 0,18} \cdot (0,09)^2 + \frac{1,3 \cdot 10^5 \cdot 0,09}{520} + 80$$

$$T_{\max} = T(0) = 3027,5^{\circ}\text{C} \quad (1)$$

Exo N°3'

H: épaisseur de l'ailette $H = 4 \cdot 10^{-3} \text{ m}$, Z : largeur de l'ailette, $Z = 1 \text{ m}$
 $Z \gg H$. le cas d'une ailette infiniment mince.

partant de l'équation générale: (1)

$$\theta(x) = T(x) - T_{\infty} = A e^{mx} + B e^{-mx} \quad \text{--- (1) } A, B \text{ des constantes}$$

les conditions aux limites:

$$\text{à } x=0 \quad T_p - T_{\infty} = \theta(0) = A + B \quad \text{--- (2) } \quad (1)$$

$$\text{à } x=L \quad \left. \frac{dT}{dx} \right|_{x=L} = \left. \frac{d\theta}{dx} \right|_{x=L} = 0 \quad \text{adiabatique --- (3) } \quad (1)$$

$$\Rightarrow mA e^{mL} - mB e^{-mL} = 0 \Rightarrow A e^{mL} - B e^{-mL} = 0 \quad \text{--- (3) } \quad (1)$$

$$\text{de (2) } A + B = T_p - T_{\infty} \Rightarrow A = (T_p - T_{\infty}) - B \quad \text{remplacement de } A$$

dans (3)

$$((T_p - T_{\infty}) - B) e^{mL} - B e^{-mL} = 0 \Rightarrow (T_p - T_{\infty}) e^{mL} - B e^{mL} - B e^{-mL} = 0$$

$$\Rightarrow B = \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{mL}}{e^{mL} + e^{-mL}} \quad (0,2L), \quad A = (T_p - T_{\infty}) - \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{mL}}{e^{mL} + e^{-mL}}$$

$$A = \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{mL} + (T_p - T_{\infty}) e^{-mL} - (T_p - T_{\infty}) e^{mL}}{e^{mL} + e^{-mL}}$$

$$A = \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{-mL}}{e^{mL} + e^{-mL}} \quad (0,2L) \quad \text{remplacement de } A \text{ et } B \text{ dans (1)}$$

$$\theta(x) = \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{-mL}}{(e^{mL} + e^{-mL})} \cdot e^{mx} + \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{mL}}{e^{mL} + e^{-mL}} \cdot e^{-mx}$$

$$\theta(x) = T(x) - T_{\infty} = (T_p - T_{\infty}) \cdot \left[\frac{e^{-m(L-x)} + e^{m(L-x)}}{e^{mL} + e^{-mL}} \right]$$

$$\frac{T(x) - T_{\infty}}{T_p - T_{\infty}} = \frac{e^{-m(L-x)} + e^{m(L-x)}}{e^{mL} + e^{-mL}} \quad \dots (4) \text{ (0,5)}$$

On peut écrire l'équation (4) en fonction de cosinus hyperbolique

$$\frac{T(x) - T_{\infty}}{T_p - T_{\infty}} = \frac{(e^{-m(L-x)} + e^{m(L-x)})/2}{(e^{mL} + e^{-mL})/2} = \frac{\cosh(m(L-x))}{\cosh(mL)}$$

• le flux de chaleur échangé entre l'ailette et le milieu extérieur

$$\phi = -\lambda S \left. \frac{dT}{dx} \right|_{x=0} = -\lambda S (mAe^{mL} - mB e^{-mL}) \Big|_{x=0}$$

$$\phi = -\lambda S m (A - B) = -\lambda S m \left[\frac{(T_p - T_{\infty}) e^{-mL}}{e^{mL} + e^{-mL}} - \frac{(T_p - T_{\infty}) e^{mL}}{e^{mL} + e^{-mL}} \right]$$

$$\phi = \lambda S m (T_p - T_{\infty}) \frac{(e^{mL} - e^{-mL})}{(e^{mL} + e^{-mL})} = \frac{(e^{mL} - e^{-mL})/2}{(e^{mL} + e^{-mL})/2}$$

$$(e^{mL} - e^{-mL})/2 = \sinh(mL)$$

$$(e^{mL} + e^{-mL})/2 = \cosh(mL)$$

$$\phi = \lambda S m (T_p - T_{\infty}) \frac{\sinh(mL)}{\cosh(mL)} = \lambda S m (T_p - T_{\infty}) \operatorname{Tgh}(mL)$$

$$m = \sqrt{\frac{hP}{\lambda S}} = \sqrt{\frac{h \cdot 2(z+H)}{\lambda \cdot 2 \cdot H}} = \sqrt{\frac{10 \times 2(1)}{200 \cdot 1 \cdot 4 \cdot 10^{-3}}} = 5 \quad (0,5)$$

$$\phi = \lambda \cdot S \sqrt{\frac{hP}{\lambda S}} \cdot (T_p - T_{\infty}) \operatorname{Tgh}(mL) = \sqrt{hP \lambda S} \cdot (T_p - T_{\infty}) \operatorname{Tgh}(mL)$$

AN:

$$\phi = \sqrt{10 \cdot 2 \times 1 \times 4 \cdot 10^{-3} \cdot 200} (250 - 45) \operatorname{Tgh}(5 \cdot 8 \cdot 10^{-2}) = 311,56 \text{ W} \quad (0,5)$$