

## TD Diffusion Thermique.

$$Q1) \delta Q_{in} = \delta Q_x - \delta Q_{x+dx}$$

$$\begin{aligned} \delta Q_{in} &= j(x, t) S dt - j(x+dx, t) S dt \\ &= - \frac{\partial j}{\partial x} dx S dt \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} Q2) \quad dU &= U(t+dt) - U(t) = \rho c S dx (T(x, t+dt) - T(x, t)) \\ &= \rho c S dx \frac{\partial T}{\partial t} (x, t) dt \end{aligned}$$

Q3) 1<sup>er</sup> principe à la tranche pendant dt:

$$dU = \delta Q_{in}$$

$$\rho c S dx \frac{\partial T}{\partial t} dt = - \frac{\partial j}{\partial x} dx S dt \Rightarrow \rho c \frac{\partial T}{\partial t} = - \frac{\partial j}{\partial x} \quad (3)$$

$$Q4) \text{ Loi de Fourier: } \vec{j} = -\lambda \text{grad} T = -\lambda \frac{\partial T}{\partial x} \vec{e}_x$$

$$\text{sur } \vec{e}_x \Rightarrow j(x, t) = -\lambda \frac{\partial T}{\partial x} \quad (4)$$

$$Q5) \quad \rho c \frac{\partial T}{\partial t} = \lambda \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} \quad (\text{en remplaçant (4) dans (3)})$$

$$\frac{\partial T}{\partial t} = \frac{\lambda}{\rho c} \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} \Rightarrow D = \frac{\lambda}{\rho c}$$

$$Q6) \text{ En régime stationnaire, } \frac{\partial T}{\partial t} = 0 \Rightarrow \frac{d^2 T}{dx^2} = 0.$$

$$T(x) = Ax + B$$

$$T(0) = T_1 = B$$

$$T(e) = T_2 = Ae + B = Ae + T_1 \Rightarrow A = \frac{T_2 - T_1}{e}$$

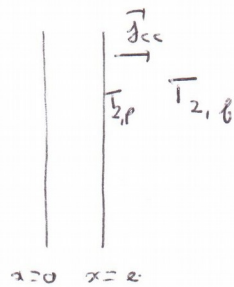
$$T(x) = T_1 + \frac{T_2 - T_1}{e} x$$

$$Q7) \quad j(x) = -\lambda \frac{dT}{dx} = -\lambda \frac{T_2 - T_1}{e} \quad j \text{ est donc uniforme dans le volume étudié.}$$

$$\dot{Q}_{th} = \dot{q} S = \lambda \frac{T_1 - T_2}{e} S$$

Q 8) Par définition,  $R_{th} = \frac{\Delta T}{\dot{Q}_{th}} = \frac{T_1 - T_2}{\dot{Q}_{th}} = \frac{e}{\lambda S}$

Q 9)  
et Q 10)



$$\dot{Q}_{cc} = \dot{q}_{cc} S = h (T_{2,p} - T_{2,b}) S$$

$$R_{cc} = \frac{T_{2,p} - T_{2,b}}{\dot{Q}_{cc}} = \frac{1}{h S}$$

Q 11) L'air à l'intérieur de la voiture est statique, alors qu'à l'extérieur l'air est mobile à grande vitesse par rapport à la paroi. Cela explique que  $h_e > h_i$ .

Q 12) Si on applique le 1<sup>er</sup> ppe industriel à l'air neuf traversant l'appareil de chauffage en régime stationnaire, on obtient

$$D_m \Delta h = \dot{Q}_{\text{chauffage, air neuf}}$$

$$D_m c_p (T_{int} - T_{ext}) = \dot{Q}_{\text{air neuf}}$$

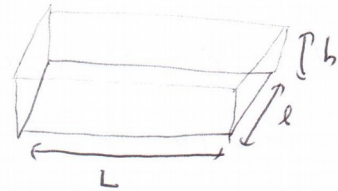
Q 13) La puissance thermique apportée par les passagers chauffés l'air ambiant. La situation la + défavorable correspond donc à la voiture vide.

Q 14) La voiture est constituée de 12 vitres en parallèles.

$$\begin{aligned} R_{\text{vitre}} &= \frac{e_{vi}}{\lambda_v H_v L_v} + \frac{e_{air}}{\lambda_{air} H_v L_v} + \frac{e_{ve}}{\lambda_v H_v L_v} \\ &= \frac{1}{H_v L_v} \left( \frac{e_{vi} + e_{ve}}{\lambda_v} + \frac{e_{air}}{\lambda_{air}} \right) = \frac{1}{2 \times 0,84} \left( \frac{8 \cdot 10^{-3}}{1,15} + \frac{12 \cdot 10^{-3}}{0,03} \right) \\ &= 0,24 \text{ K} \cdot \text{W}^{-1} \end{aligned}$$

Le reste de la surface de la voiture mesurée

$$S_{\text{paroi}} = Lh \times 2 + Ll \times 2 + lh \times 2 - 12 L_v H_v$$



$$S_{\text{paroi}} = 22,5 \times 2,1 \times 2 + 22,5 \times 2,78 \times 2 + 2,78 \times 2,1 \times 2 - 12 \times 2,0 \times 0,84 = 211 \text{ m}^2$$

La résistance thermique associée est

$$R_{\text{paroi}} = \left( \frac{e_{\text{st}}}{\lambda_{\text{st}}} + \frac{e_{\text{rv}}}{\lambda_{\text{rv}}} + \frac{e_{\text{al}}}{\lambda_{\text{al}}} \right) \frac{1}{S_{\text{paroi}}} = \left( \frac{4 \cdot 10^{-3}}{1} + \frac{24 \cdot 10^{-3}}{0,1051} + \frac{4 \cdot 10^{-3}}{237} \right) \cdot \frac{1}{211} = 2,25 \cdot 10^{-3} \text{ K} \cdot \text{W}^{-1}$$

On a aussi

$$R_{\text{cc}} = \frac{1}{h_i S_{\text{interieur}}} + \frac{1}{h_e S_{\text{exterieur}}} = \left( \frac{1}{8} + \frac{1}{25} \right) \frac{1}{231} = 7,1 \cdot 10^{-4} \text{ K} \cdot \text{W}^{-1}$$

Les parois et fenêtres sont en parallèle, donc

$$\frac{1}{R_{\text{eq}}} = \frac{12}{R_{\text{fenêtre}}} + \frac{1}{R_{\text{paroi}}} = \frac{12}{0,24} + \frac{1}{2,25 \cdot 10^{-3}}$$

$$\therefore R_{\text{eq}} = 2,7 \cdot 10^{-3} \text{ K} \cdot \text{W}^{-1}$$

$$R_{\text{tot}} = 2,7 \cdot 10^{-3} \text{ K} \cdot \text{W}^{-1}$$

Q15) Appliquons le 1<sup>er</sup> pro à la voiture en régime stationnaire: le chauffage doit compenser les pertes par conduction thermique

$$\dot{Q}_{\text{ch}} = \frac{T_{\text{int}} - T_{\text{ext}}}{R_{\text{tot}}} = \frac{20 + 4}{2,7 \cdot 10^{-3}} = 8,9 \text{ kW}$$

$$\text{et } \dot{Q}_{\text{air meuf}} = D_m c_p (T_{\text{int}} - T_{\text{ext}}) = e_{\text{air}} \rho_v c_p (T_{\text{int}} - T_{\text{ext}}) = 1,2 \cdot \frac{2100}{3600} \cdot 10^3 \cdot 26 = 16,8 \text{ kW}$$

$$\dot{Q}_{\text{ch}} = 25,7 \text{ kW}$$

$$\text{Q16) } \dot{Q}_{\text{passagers}} = 50 \times 60 = 3 \text{ kW}$$

Une puissance  $\dot{Q}_{\text{ch}} = 22,7 \text{ kW}$  suffit alors.