

CORRECTION EXERCICES sur TRANSMISSION DE LA CHALEUR

Exercice 2 :

$$1.) \quad \begin{cases} h_i + h_e = 25 \\ h_e = 2 h_i \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} h_i + 2 \cdot h_i = 25 \\ h_e = 2 h_i \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} 3 \cdot h_i = 25 \\ h_e = 16,7 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} h_i = 8,33 \text{ W.m}^{-2}.\text{K}^{-1} \\ h_e = 16,7 \text{ W.m}^{-2}.\text{K}^{-1} \end{cases}$$

$$\text{ce qui donne : } r_i = \frac{1}{h_i} = 0,12 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1} \quad \text{et} \quad r_e = \frac{1}{h_e} = 0,06 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1}$$

$$R_m = r_i + \frac{e}{\lambda} + r_e = 0,12 + 0,091 + 0,06 \Rightarrow R_m = 0,271 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1}$$

2.) Flux thermique par mètre carré de surface :

$$\varphi = \frac{1}{R_m} \cdot (\theta_i - \theta_e) \Rightarrow \varphi = 48,0 \text{ W.m}^{-2}$$

3.) Diagramme des températures :

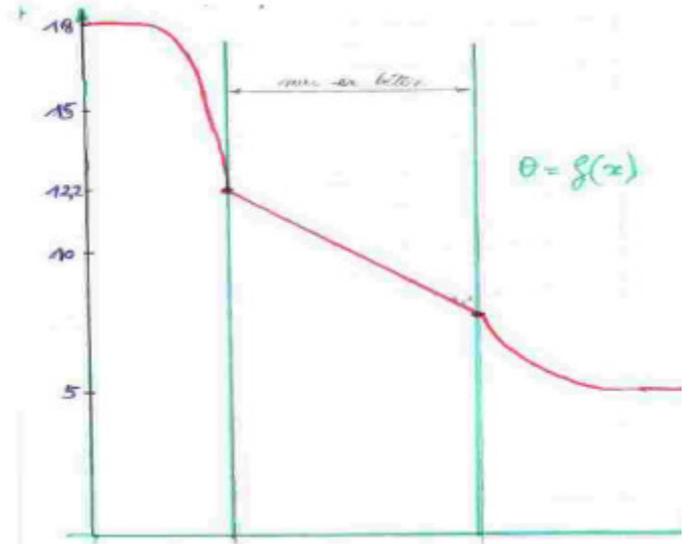
$$\varphi = \frac{1}{r_i} \cdot (\theta_i - \theta_{si}) \Rightarrow \varphi \cdot r_i = \theta_i - \theta_{si}$$

$$\text{donc : } \theta_{si} = \theta_i - \varphi \cdot r_i = 18 - 48 \cdot 0,12 \\ \Rightarrow \theta_{si} = 12,3 \text{ }^\circ\text{C}$$

$$\varphi = \frac{1}{r_e} \cdot (\theta_{se} - \theta_e) \Rightarrow \varphi \cdot r_e = \theta_{se} - \theta_e$$

$$\text{donc : } \theta_{se} = \theta_e + \varphi \cdot r_e = 5 + 48 \cdot 0,06$$

$$\Rightarrow \theta_{se} = 7,8 \text{ }^\circ\text{C}$$



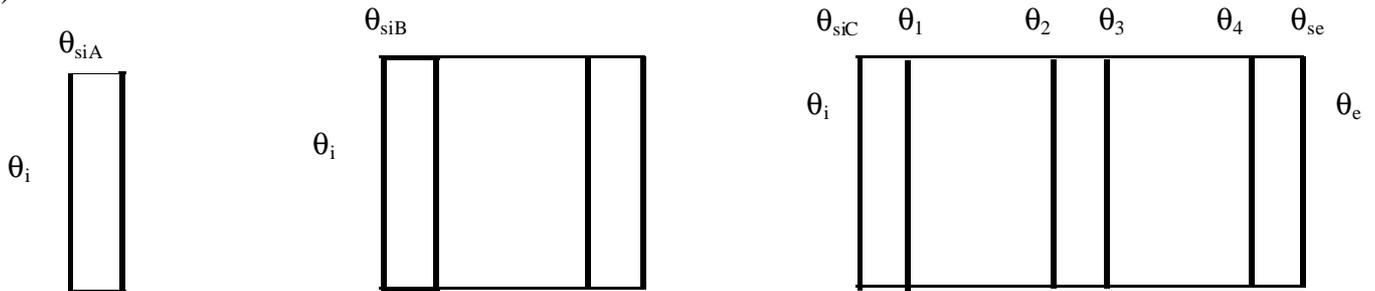
Exercice 3: Etude de 3 vitrages :

1.) $r = k \cdot e$ r et e sont proportionnels $R_a = k \cdot e_o$

$$r_a = k \cdot e_1$$

$$\text{donc } r_a = R_a \cdot \frac{e_2}{e_1} \Rightarrow r_a = 0,18 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1}$$

2.)



$$\text{Résistance de la vitre : } r_v = \frac{e_v}{\lambda_v} = \frac{4 \cdot 10^{-3}}{1,15} \Rightarrow r_v = 3,5 \cdot 10^{-3} \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1}$$

$$\text{Vitrage A : } R_A = r_i + r_v + r_e \Rightarrow R_A = 0,173 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1} \Rightarrow K_A = \frac{1}{R_A} = 5,8 \text{ W.m}^{-2}.\text{K}^{-1}$$

$$\text{Vitrage B : } R_B = r_i + 2 \cdot r_v + r_a + r_e \Rightarrow R_B = 0,357 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1} \Rightarrow K_B = \frac{1}{R_B} = 2,8 \text{ W.m}^{-2}.\text{K}^{-1}$$

$$\text{Vitrage C : } R_C = r_i + 3 \cdot r_v + 2 \cdot r_a + r_e \Rightarrow R_C = 0,540 \text{ m}^2.\text{K.W}^{-1} \Rightarrow K_C = \frac{1}{R_C} = 1,85 \text{ W.m}^{-2}.\text{K}^{-1}$$

3. Calcul de la température de surface intérieure pour chaque type de vitrage.

$$\text{Vitrage A : } \varphi_A = K_A (\theta_i - \theta_e) = 5,8 \cdot 25 \Rightarrow \varphi_A = 144 \text{ W.m}^{-2}$$

Vitrage B : $\varphi_B = K_B (\theta_i - \theta_e) = 2,8 \cdot 25 \Rightarrow \varphi_B = 70 \text{ W.m}^{-2}$

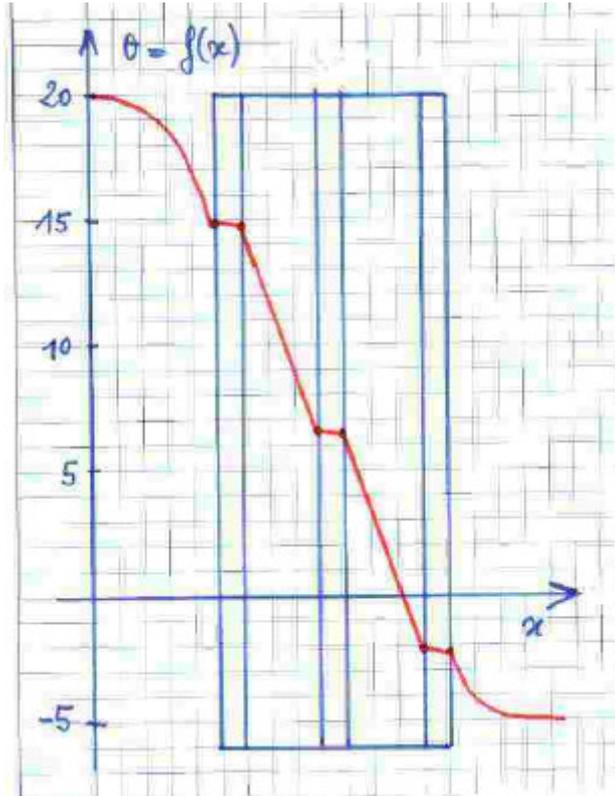
Vitrage C : $\varphi_C = K_C (\theta_i - \theta_e) = 1,85 \cdot 25 \Rightarrow \varphi_C = 46,3 \text{ W.m}^{-2}$

Vitrage A : $\varphi_A = \text{constante} = \frac{1}{r_i} \cdot (\theta_i - \theta_{siA}) \Rightarrow \varphi_A \cdot r_i = \theta_i - \theta_{siA}$

Donc : $\theta_{siA} = \theta_i - \varphi_A \cdot r_i \Rightarrow \theta_{siA} = 4,6 \text{ }^\circ\text{C}$ (problème de condensation : buée sur les vitres)

Vitrage B : même calcul : $\theta_{siB} = \theta_i - \varphi_B \cdot r_i \Rightarrow \theta_{siB} = 12,3 \text{ }^\circ\text{C}$

Vitrage C : même calcul $\theta_{siC} = \theta_i - \varphi_C \cdot r_i \Rightarrow \theta_{siC} = 14,9 \text{ }^\circ\text{C}$



4. Diagramme des températures pour le vitrage C : Les températures se calculent sur le même principe que précédemment : $\varphi = \text{constante} = \varphi_C$
On prend la « tranche » de température qui nous intéresse et la résistance correspondante.

On obtient alors :

$$\theta_1 = \theta_{si} - \varphi_C \cdot r_v = 14,9 - 46,3 \cdot 3,5 \cdot 10^{-3} \Rightarrow \theta_1 = 14,7 \text{ }^\circ\text{C}$$

$$\theta_2 = \theta_1 - \varphi_C \cdot r_a = 18,2 - 46,3 \cdot 0,18 \Rightarrow \theta_2 = 6,4 \text{ }^\circ\text{C}$$

$$\theta_3 = \theta_2 - \varphi_C \cdot r_v = -2,1 - 46,3 \cdot 3,5 \cdot 10^{-3} \Rightarrow \theta_{se} = 6,2 \text{ }^\circ\text{C}$$

$$\theta_4 = \theta_3 - \varphi_C \cdot r_a = 18,4 - 46,3 \cdot 0,18 \Rightarrow \theta_1 = -2,1 \text{ }^\circ\text{C}$$

$$\theta_{se} = \theta_4 - \varphi_C \cdot r_v = -2,1 - 46,3 \cdot 3,5 \cdot 10^{-3} \Rightarrow \theta_{se} = -2,3 \text{ }^\circ\text{C}$$

Vérification : $\theta_e = \theta_{se} - \varphi_C \cdot r_e = -4,2 - 46,3 \cdot 0,06 \Rightarrow \theta_e = -5 \text{ }^\circ\text{C}$

Exercice 4 : Maintien hors gel d'un pont.

1.) Partie inférieure : sous le pont, les conditions sont les mêmes :

donc $h_{iI} = h_{iII}$

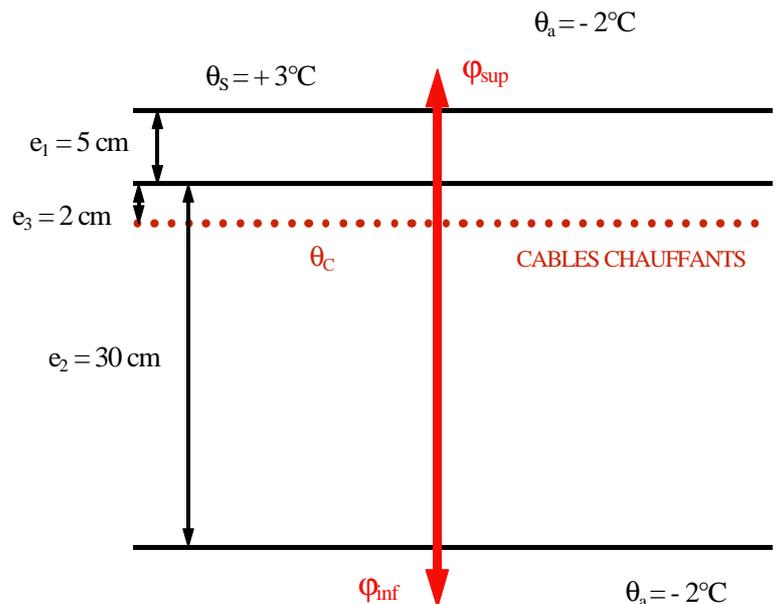
Partie supérieure : en cas de neige, l'échange de surface sera très grand puisque la neige prend de la chaleur à la surface pour fondre.

Donc $h_{sI} \gg h_{sII}$

2.) Résistances thermiques :

$$R_i = \frac{e_2 - e_3}{\lambda_1} + \frac{1}{h_i}$$

$$R_s = \frac{e_3}{\lambda_1} + \frac{e_1}{\lambda_2} + \frac{1}{h_s}$$



3.) Densité de flux :

Partie supérieure : $\varphi_s = h_s (\theta_s - \theta_a)$

Partie inférieure : on ne peut pas faire le calcul directement : on ne connaît qu'une seule température :

Mais on peut écrire :

$$\begin{cases} \varphi_i = \frac{1}{R_i} \cdot (\theta_c - \theta_a) \\ \varphi_s = \frac{1}{R_s} \cdot (\theta_c - \theta_a) \end{cases} \Rightarrow \text{même écart de température : } \varphi_s \cdot R_s = \varphi_i \cdot R_i \Rightarrow \varphi_i = \varphi_s \cdot \frac{R_s}{R_i}$$

$$4.) \quad \varphi_s = \frac{1}{R_s} \cdot (\theta_c - \theta_a) \Rightarrow \theta_c = \theta_a + \varphi_s \cdot R_s$$

$$5.) \quad \varphi_{tot} = \varphi_s + \varphi_i$$

$$6.) \quad P_{\text{él}} = \varphi_{tot} \cdot S = \varphi_{tot} \cdot 2 \cdot L \cdot l$$

RESUME :

situation climatique \longrightarrow	CAS I	CAS II
Grandeurs		
hi en $\text{W.m}^{-2}.\text{K}^{-1}$	7	7
hs en $\text{W.m}^{-2}.\text{K}^{-1}$	116	17
Ri en $\text{m}^2.\text{K.W}^{-1}$	0,343	0,343
Rs en $\text{m}^2.\text{K.W}^{-1}$	0,109	0,159
φ_s en W.m^{-2}	580	85
φ_i en W.m^{-2}	184	39,4
θ_c en $^{\circ}\text{C}$	61,2	11,5
φ_{tot} en W.m^{-2}	764	124
P_{elec} en W	$1100 \cdot 10^3$	$179 \cdot 10^3$

Exercice 5 :

$$1.) \quad \text{Pertes par renouvellement d'air : } Q_{\text{ren}} = m \cdot c \cdot \Delta\theta = \rho \cdot V \cdot c \cdot \Delta\theta = \rho \cdot S \cdot h \cdot c \cdot \Delta\theta$$

$$Q_{\text{ren}} = 1,29 \cdot 65,1 \cdot 2,50 \cdot 1000 \cdot 24 \Rightarrow Q_{\text{ren}} = 5,04 \cdot 10^6 \text{ J}$$

$$\text{Puissance : } P_{\text{ren}} = \frac{Q_{\text{ren}}}{t} = \frac{5,04 \cdot 10^6}{3600} \Rightarrow P_{\text{ren}} = 700 \text{ W}$$

$$2.) \quad \text{Pertes par transmission : } \varphi = \frac{\Phi}{S} \Rightarrow \Phi = \varphi \cdot S \quad \text{avec } \varphi = K \cdot \Delta\theta$$

$$\text{Donc : } \Phi = K \cdot S \cdot \Delta\theta \Rightarrow \Phi_{\text{trans}} = \Phi_{\text{mur}} + \Phi_{\text{ouv}} = K \cdot S \cdot \Delta\theta = K \cdot S \cdot \Delta\theta$$

$$\Phi_{\text{trans}} = (K_m \cdot S_m + K_o \cdot S_o) \cdot \Delta\theta \Rightarrow \Phi_{\text{trans}} = 1690 \text{ W}$$

$$3.) \quad P_{\text{tot}} = P_{\text{ren}} + \Phi_{\text{trans}} \Rightarrow P_{\text{tot}} = 2390 \text{ W}$$

$$4.) \quad \text{Energie consommée : } E = P_{\text{tot}} \cdot t = 2,390 \cdot 24 \Rightarrow E = 74,2 \text{ kWh}$$

$$\text{Coût : } C = 74,2 \cdot 0,1 \Rightarrow C = 7,42 \text{ euros}$$