

T90. Transfert thermique à travers une paroi.

La température intérieure de surface d'une paroi est égale à $T_i = 15\text{ °C}$ et sa température extérieure de surface $T_e = 13\text{ °C}$. Son épaisseur est $e = 10\text{ cm}$.

Calculer la puissance thermique qui traverse perpendiculairement un mètre carré de cette paroi, en régime stationnaire :

- 1) si elle est en béton (conductivité du béton : $\lambda_B = 1,75\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$)
- 2) si elle est en plâtre (conductivité du plâtre : $\lambda_p = 0,50\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$)
- 3) si elle est en laine de verre (conductivité de la laine de verre : $\lambda_L = 0,04\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$)

Réponse(s) : 35 W ; 10 W ; 0,8 W

T91. Paroi multicouche.

On réalise une paroi multicouche avec un mur en béton d'épaisseur $e_B = 10\text{ cm}$, une couche de laine de verre d'épaisseur $e_L = 8\text{ cm}$ et une plaque de plâtre d'épaisseur $e_p = 2\text{ cm}$. La température extérieure de surface est $T_e = 2\text{ °C}$ (côté béton) et la température de surface intérieure est $T_i = 18\text{ °C}$ (côté plâtre). On donne les conductivités thermiques du béton, de la laine de verre et du plâtre : $\lambda_B = 1,75\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$; $\lambda_L = 0,04\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$; $\lambda_p = 0,50\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$.

- 1) Calculer le flux thermique qui traverse perpendiculairement, en régime stationnaire, un mètre carré de cette paroi.
- 2) Calculer les températures T_1 au point de contact entre le béton et la laine de verre, et T_2 au point de contact entre la laine de verre et le plâtre. Représenter le graphe de $T(x)$, x représentant la position dans l'épaisseur du mur.

Réponse(s) : 7,63 W ; 2,4 °C ; 17,7 °C

T92*. Isolation d'une canalisation.

Une canalisation en acier de faible épaisseur, de rayon extérieur $a = 2\text{ cm}$ et de longueur $L = 30\text{ m}$, transporte de l'eau à la température $T_i = 90\text{ °C}$. Pour diminuer les déperditions thermiques, on l'entoure d'un manchon isolant d'épaisseur $e = 4\text{ cm}$ en laine de verre. La température de la surface extérieure du manchon est $T_e = 30\text{ °C}$.

- 1) Montrer que la résistance thermique du manchon isolant s'exprime par $R_{th} = \frac{1}{2\pi\lambda L} \ln \frac{a+e}{a}$.
- 2) On donne les conductivités thermiques de la laine de verre et de l'acier : $\lambda_L = 0,04\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$; $\lambda_A = 50\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$. Expliquer pourquoi on peut négliger la résistance thermique du métal.
- 3) En déduire les déperditions thermiques (puissance thermique à travers la paroi de la canalisation).

Réponse(s) : 412 W

T93. Double vitrage.

Une lame de verre d'épaisseur $e = 6\text{ mm}$ sépare un local de température $T_i = 20\text{ °C}$ du milieu extérieur de température $T_e = 0\text{ °C}$.

- 1) On rappelle la loi de Newton $j_{cc} = h(T - T_0)$, h étant le coefficient de transfert thermique de surface, à appliquer à l'intérieur avec h_i et à l'extérieur avec h_e . On donne :
 - conductivité thermique du verre $\lambda = 1,15\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$
 - résistance thermique surfacique de contact entre l'ambiance intérieure et la lame de verre : $1/h_i = 0,11\text{ m}^2\cdot\text{K}\cdot\text{W}^{-1}$
 - résistance thermique surfacique de contact entre l'ambiance extérieure et la lame de verre : $1/h_e = 0,06\text{ m}^2\cdot\text{K}\cdot\text{W}^{-1}$
 Calculer les températures de surface de part et d'autre de la vitre, notées T_{Si} et T_{Se} .

- 2) On dispose un second vitrage de même épaisseur parallèlement au premier à une distance $D = 8\text{ mm}$ de celui-ci. Calculer les températures de surface de part et d'autre de chacune des lames de verre.

On donne la résistance thermique surfacique d'une lame d'air d'épaisseur 8 mm : $1/h = 0,13\text{ m}^2\cdot\text{K}\cdot\text{W}^{-1}$

En déduire les avantages du double vitrage.

Réponse(s) : 7,4 °C et 6,8 °C ; 12,9 °C et 3,9 °C

T94*. Chauffage par circulation de vapeur d'eau.

De l'eau circule dans un tuyau avec un débit $D_V = 1,8\text{ m}^3\cdot\text{h}^{-1}$. On veut réchauffer cette eau à l'aide d'une circulation de vapeur d'eau à la température $T_V = 100\text{ °C}$. Les deux fluides circulent de part et d'autre de la paroi du tuyau.

On modélise les échanges thermiques avec l'extérieur en utilisant : $\mathcal{P}_{th} = KS \left(T_V - \frac{T_{E1} + T_{E2}}{2} \right)$

K désigne le coefficient global de transport thermique (ou coefficient de transmission surfacique) : $K = 1\,400\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}\cdot\text{K}^{-1}$, S la surface de la paroi interne du tuyau, T_{E1} et T_{E2} les températures de l'eau à l'entrée et à la sortie.

- 1) Interpréter cette loi.
- 2) Calculer la surface S que doit présenter le tuyau pour que l'eau qui entre à $T_{E1} = 18\text{ °C}$ sorte à $T_{E2} = 64\text{ °C}$.
- 3) Quelle est la masse de vapeur d'eau liquéfiée en une heure ?

Données : Capacité thermique massique de l'eau liquide : $4\,180\text{ J}\cdot\text{kg}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$
 Chaleur latente massique de vaporisation de l'eau : $2,26\text{ MJ}\cdot\text{kg}^{-1}$.

Réponse(s) : 1,16 m² ; 153 kg

T 95. Fuite thermique d'une habitation

L'intérieur ($T_i = 20\text{ }^\circ\text{C}$) et l'extérieur ($T_e = 5\text{ }^\circ\text{C}$) d'une maison sont séparés par un mur de hauteur $h = 3\text{ m}$ et de largeur $L = 10\text{ m}$.

Le mur, d'épaisseur $e = 30\text{ cm}$ et de conductivité $\lambda = 0,7\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$, est recouvert (d'un seul côté) par un revêtement isolant d'épaisseur $e' = 2\text{ cm}$ et de conductivité $\lambda' = 0,03\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$.

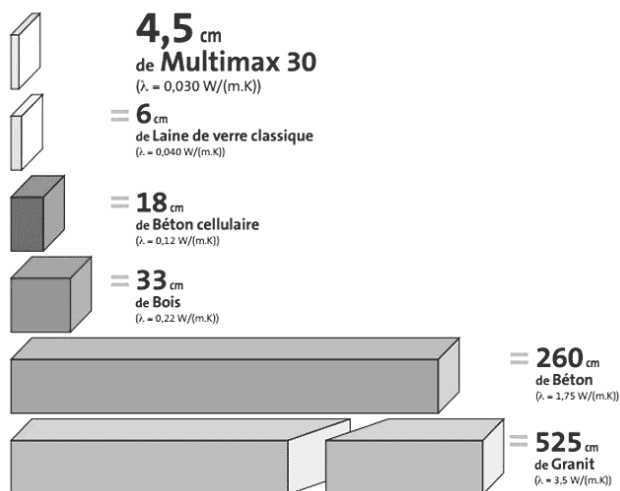
De plus, le mur est percé d'une fenêtre de surface $S = 4\text{ m}^2$, constituée d'une épaisseur $e'' = 2\text{ cm}$ de verre de conductivité $\lambda'' = 1\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$.

- 1) Évaluer la puissance totale des pertes thermiques.
 - 2) Quelle proportion des pertes représente la fenêtre ?
- Conclusion.

Rép. : 3,4 kW

T 96. Publicité honnête ? (ou qu'est-ce qu'un oxymore)

Pour une résistance thermique identique :



T97. Pont chauffé.

Afin d'éviter la formation de verglas et de couche de neige, on maintient la température de la surface supérieure d'un pont à une valeur $T_{s, sup} = + 2\text{ }^\circ\text{C}$, à l'aide de câbles électriques chauffants intégrés dans sa structure. Le pont a une longueur de 100 m et comporte deux voies, ayant chacune une largeur de 4 m. Chaque voie est composée de plaques de béton armé de 100 m de longueur, 4 m de largeur et de 30 cm (e_1) d'épaisseur, qui sont recouvertes d'une couche d'enrobé de 4 cm (e_2) d'épaisseur. La nappe de câbles électriques, d'épaisseur négligeable, est située dans le béton, à 2 cm (e) au-dessous de l'enrobé.

Données : on rappelle la loi de Newton : $j_{cc} = h(T_s - T_\infty)$, h désignant le coefficient de transfert thermique surfacique.

Le coefficient de transfert thermique surfacique pour la surface supérieure du pont sera pris égal à $h_{sup} = 17\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}\cdot\text{K}^{-1}$ et celui de la surface inférieure à $h_{inf} = 7\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}\cdot\text{K}^{-1}$.

Conductivité thermique du béton : $\lambda_1 = 1,163\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$.

Conductivité thermique de l'enrobé : $\lambda_2 = 0,58\text{ W}\cdot\text{m}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$.

- 1) On demande de déterminer, en régime stationnaire, lorsque la température extérieure $T_e = -2\text{ }^\circ\text{C}$, avec un vent faible et pas de précipitation :

- 1a) la densité de courant thermique j_{sup} au niveau de la surface supérieure du pont ;
- 1b) la température T_c des câbles chauffants et la densité de courant thermique j_{inf} au niveau inférieur du pont ;
- 1c) la température $T_{s, inf}$ de la surface inférieure du pont ;
- 1d) la puissance totale nécessaire pour assurer le fonctionnement de l'installation.

- 2) Reprendre le problème précédent lors d'une chute de neige, ce qui a pour effet de modifier fortement le coefficient de transfert thermique surfacique de la partie supérieure du pont qui passe à la valeur $h_{sup} = 116\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}\cdot\text{K}^{-1}$.

- 3) La couche de neige a une épaisseur de 5 cm et une densité de 0,5. Nous admettrons que du point de vue de leurs propriétés calorimétriques, les 5 centimètres de neige sont équivalents à 2,5 cm de glace de densité ≈ 1 , à la température T_e . En régime stationnaire, quelle sera la durée de la fonte de cette neige, si on utilise la puissance calculée pour le 2) ?

Données complémentaires :

Enthalpie massique de fusion de la glace : $335\text{ kJ}\cdot\text{kg}^{-1}$.

Capacité thermique massique de la glace : $2\text{ }100\text{ J}\cdot\text{kg}^{-1}\cdot\text{K}^{-1}$.

Réponse(s) : 1a) $68\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}$; b) $7,9\text{ }^\circ\text{C}$; $25,7\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}$; c) $1,7\text{ }^\circ\text{C}$; d) 75 kW ;
 2a) $464\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}$; b) $42\text{ }^\circ\text{C}$; $114,6\text{ W}\cdot\text{m}^{-2}$; c) $14,4\text{ }^\circ\text{C}$; d) 463 kW ; 3) 5 h 05 min

T98. Dimension de la conductivité

- 1) Déterminer la dimension de λ en fonction de $[\mathcal{P}]$. En déduire son unité.
- 2) Dimension de λ en fonction des grandeurs fondamentales : montrer que $[\lambda] = \text{MLT}^{-3}\Theta^{-1}$