

56.

le kairlinEtude des performances thermiques1. Etude analytique du régime permanent

Q1. Modélisation unidimensionnelle
les dimensions latérales de la paroi sont grandes devant L - On néglige des effets de bord.

Q2. Equation de diffusion thermique

$$\rho c_p \frac{\partial T}{\partial t} = + \frac{1}{\lambda_{isolant}} \Delta T \quad \Leftrightarrow \quad \Delta T = \frac{\rho c_p}{\lambda_{isolant}} \frac{\partial T}{\partial t}$$

Modélisation unidimensionnelle : $T(x, t)$

$$\Rightarrow \Delta T = \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}$$

$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} = \frac{\rho c_p}{\lambda_{isolant}} \frac{\partial T}{\partial t}$$

Q3. Conditions aux limites: $T(t > 0, x = 0) = T_{int}$
 $T(t > 0, x = L) = T_{ext}$

Conditions initiales $T(t = 0, x = 0) = T_{int}$
 $T(t = 0, x > 0) = T_{ext}$

06

Q4. En régime permanent $\frac{\partial T}{\partial t} = 0$
T ne dépend que de x

$$\frac{d^2 T}{dx^2} = 0 \text{ soit } T(x) = Ax + B$$

$$\text{avec } T(0) = T_{int} = B$$

$$T(L) = T_{ext} = AL + T_{int}$$

$$T(x) = \frac{T_{ext} - T_{int}}{L} x + T_{int}$$

08.

Q5. $R_{th} = \left(\frac{\Phi_{th,1 \rightarrow 2}}{T_1 - T_2} \right)^{-1}$ = Rapport entre l'écart de température et flux thermique

avec $\Phi_{th,1 \rightarrow 2} = \vec{j}_{th,1 \rightarrow 2} \cdot S$ ← flux thermique de 1 vers 2
et $\vec{j}_{th} = -\lambda_{isolant} \text{ grad } T$ loi de Fourier

$$\text{D'où } R_{th} = \left(\frac{-\lambda_{isolant} \frac{dT}{dx} \cdot S}{T_{int} - T_{ext}} \right)^{-1}$$

$$\text{avec } \frac{dT}{dx} = A = \frac{T_{ext} - T_{int}}{L}$$

$$\text{On en déduit } R_{th} = L / \lambda_{isolant} S$$

Résistance thermique surfacique $r_{th} = \frac{R_{th}}{S}$

$$\rightarrow r_{th} = \frac{L}{\lambda_{isolant} S^2} \text{ ne correspond pas au sujet}$$

Si on prend $r_{th} = R_{th} \times S$

$$\text{alors } r_{th} = \frac{L}{\text{isolant}}$$

16 Q6 $L = r_{th} \times \text{isolant}$ unité r_{th} ok avec $R_{th} \times S$.
 $L = 12 \text{ cm}$

17 2. Etude numérique des régime transitoire

Q7 Par identification $K_{th} = \frac{\text{isolant}}{\varphi \text{ Cp}}$

19 Q8 N_x = nombre d'intervalles spatiaux

$$dx = \frac{L}{N_x}$$

On a $n_i = i dx$

20 Q9 (a) $T(t+dt, x) = T(t, x) + \frac{\partial T}{\partial t}(t, x) dt + o(dt)$

(b) $T(t, x-dx) = T(t, x) - \frac{\partial T}{\partial x}(t, x) dx + \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}(t, x) \frac{dx^2}{2} + o(dx^2)$

(c) $T(t, x+dx) = T(t, x) + \frac{\partial T}{\partial x}(t, x) dx + \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}(t, x) \frac{dx^2}{2} + o(dx^2)$

23

Q10 On a
$$T(t, x+dx) + T(t, x-dx) = 2T(t, x) + \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} dx^2 + o(dx^2)$$

D'où

$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2}(t, x) = \frac{1}{dx^2} [T(t, x+dx) + T(t, x-dx) - 2T(t, x)]$$

26

Q11 (a) On a

$$T_i^{n+1} = T_i^n + \frac{\partial T}{\partial t}(t, x) dt$$

(b) $\frac{\partial^2 T}{\partial x^2}(t, x) = \frac{1}{dx^2} [T_{i+1}^n + T_{i-1}^n - 2T_i^n]$

38

Q12 On a aussi

$$\frac{T_i^{n+1} - T_i^n}{dt} = K_{th} \frac{T_{i+1}^n + T_{i-1}^n - 2T_i^n}{dx^2}$$

Soit

$$T_i^{n+1} = T_i^n + \frac{K_{th} dt}{dx^2} (T_{i+1}^n + T_{i-1}^n - 2T_i^n) \quad (a)$$

Q13 $K = \text{lambda} / \text{Cp} / Rho$

Q14 (2) est valable sur $[1, N_x - 1]$

Q15 Instruction 2.1 : $dx = L / N_x$
 Instruction 2.2 : $dt = t_{max} / N_t$

$$Q16, 21: \text{Temp}[0, 0] = T_{\text{int}}$$

$$3.2: \text{Temp}[0, i] = T_{\text{ext}}$$

$$3.3: \text{Temp}[n, 0] = T_{\text{int}}$$

$$3.4: \text{Temp}[n, N_x] = T_{\text{ext}}$$

$$\begin{aligned} \text{Q17} \quad & \text{for } m \text{ in range}(1, N_t) \\ & \quad \text{for } i \text{ in range}(1, N_x) \\ & \quad \quad \text{Temp}[n+1, i] = \text{Temp}[n, i] \\ & \quad \quad + k * dt / dx / dx * (\text{Temp}[n, i+1] \\ & \quad \quad + \text{Temp}[n, i-1] - 2 * \text{Temp}[n, i]) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Q18} \quad & t = 0 \quad \leftarrow 3 \\ & t = 6000 \text{ s} \quad \leftarrow 1 \\ & t = 12000 \text{ s} \quad \leftarrow 4 \\ & t = 18000 \text{ s} \quad \leftarrow 2 \end{aligned}$$

Q19: à $t = 18000 \text{ s}$ le régime permanent est atteint puisque les points sont alignés.

①

15 III Étude des performances acoustiques

1. Modélisation de la propagation des ondes

Q20: Equation de la conservation de la masse :

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \text{div}(\rho \vec{u}) = 0$$

avec $\rho = \rho_0 + \rho_1(\eta, t)$ et $\vec{u}(\eta, t) = \vec{u}_1(\eta, t)$

Linéarisation :

$$\frac{\partial \rho_1}{\partial t} + \rho_0 \text{div} \vec{u}_1 = 0 \quad *$$

Q21: On a, par définition $\chi_0 = -\frac{1}{\rho} \left(\frac{\partial \rho}{\partial p} \right)_s$

$$\text{ou } \chi_0 = +\frac{1}{\rho} \left(\frac{\partial \rho}{\partial p} \right)_s \quad - \quad \rho_0 \chi_0 p_1 = \rho_1 \quad **$$

Q22: Equation d'Euler: $\rho \left(\frac{\partial \vec{u}}{\partial t} + \underbrace{(\vec{u} \cdot \text{grad}) \vec{u}}_{\text{ordre 2}} \right) = -\text{grad} p$

$$\text{Linéarisation} \quad \rho_0 \frac{\partial \vec{u}_1}{\partial t} = -\text{grad} p_1 \quad ***$$

Q23: Dans le cas d'une propagation unidimensionnelle

selon x :

$$\left. \begin{aligned} \oplus \rightarrow \frac{\partial \rho_1}{\partial t} + \rho_0 \frac{\partial u_1}{\partial x} &= 0 \\ ** \rightarrow \rho_1 &= \rho_0 \chi_0 p_1 \end{aligned} \right\} \chi_0 \frac{\partial \rho_1}{\partial t} + \frac{\partial u_1}{\partial x} = 0$$

$$*** \rightarrow \rho_0 \frac{\partial u_1}{\partial t} = -\frac{\partial p_1}{\partial x}$$

$$\text{D'où } \frac{\partial^2 p_1}{\partial t \partial x} = -\rho_0 \frac{\partial^2 u_1}{\partial t^2} = -\frac{1}{\chi_0} \frac{\partial^2 u_1}{\partial x^2}$$

24

$$\left. \begin{aligned} \gamma_s \frac{\partial^2 p_1}{\partial t^2} + \frac{\partial^2 u_1}{\partial t \partial x} &= 0 \\ \frac{\partial^2 p_1}{\partial x^2} + \varphi_0 \frac{\partial^2 u_1}{\partial x \partial t} &= 0 \end{aligned} \right\} \frac{\partial^2 p_1}{\partial x^2} = \varphi_0 \gamma_s \frac{\partial^2 p_1}{\partial t^2} \quad (2)$$

or $P = P_0 + P_1$ d'où $\frac{\partial^2 P}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 P}{\partial t^2}$

avec $c = \frac{1}{\sqrt{\varphi_0 \gamma_s}}$

Q24 $[\varphi_0 c] = \text{ML}^{-3} \text{L T}^{-1} = \text{ML}^{-2} \text{T}^{-1}$

$\frac{[\text{pression}]}{[\text{tense}]} = \frac{\text{MLT}^{-2} \cdot \text{L}^{-2}}{\text{LT}^{-1}} = \text{ML}^{-2} \text{T}^{-1}$

même dimension donc même unité.

23

Q25 On a $u_s(x, t) = +\frac{1}{2} f(t - \frac{x}{c}) - \frac{1}{2} g(t + \frac{x}{c})$

30
22

2. Réflexion et transmission des ondes

$p_1(x, t) = p_1 \cos(\omega t - kx)$

Q26 Onde réfléchie : $p_r(x, t) = p_0 \cos(\omega t + kx + \varphi_r)$
 $u_r(x, t) = -\frac{p_0}{Z} \cos(\omega t + kx + \varphi_r)$

Onde transmise $p_t(x, t) = p_{t0} \cos(\omega t - kx + \varphi_t)$
 $u_t(x, t) = \frac{p_{t0}}{Z} \cos(\omega t - kx + \varphi_t)$

Q27 @ Continuité de u en $x = 0$:

$u_s(0, t) + u_r(0, t) = u_t(0, t)$

En notation complexe, avec l'impédance Z

$\frac{p_1}{Z} - \frac{p_r}{Z} = \frac{p_t}{Z}$

3

b) Pour 1 élément de surface dS .

$\mu dS \frac{\partial u_t}{\partial t} = (p_1 + p_r - p_t) dS$

Soit $\mu \omega u_t = p_1 + p_r - p_t$

c) On a $\begin{cases} 1 - r = t \\ \mu \omega \cdot \frac{1}{Z} t = 1 + r \end{cases}$

$r = 1 - t$ et $t \left(\frac{\mu \omega}{Z} \pm 1 \right) = 2 \mp t$

$\Leftrightarrow t \left(\frac{\mu \omega}{Z} \mp 2 \right) = 2$

$t = \frac{2Z}{2Z + \mu \omega}$

et $r = \frac{\mu \omega}{2Z + \mu \omega}$

OK

04

Q28 $T_{\text{energie}} = \frac{\langle p_t u_t \rangle}{\langle p_i u_i \rangle} = \frac{\text{Re}(p_t u_t^*)}{\text{Re}(p_i u_i^*)} = \text{Re}\left(\frac{t}{1} \cdot t^*\right)$

$T_{\text{energie}} = \frac{4Z^2}{4Z^2 + \mu^2 \omega^2}$

$T_{\text{energie dB}} = 10 \log \frac{4Z^2}{4Z^2 + \mu^2 \omega^2}$

05

Q29 Instruction 1.1.