

$v(x, t)$ = déplacement vertical (ou flèche)

MODELE 1D de panneau en flexion circulaire : équations?

Mêmes équations que pour une poutre en flexion:

équilibre vertical : $\frac{\partial T_y}{\partial x} + f_y = \rho h \frac{\partial^2 v}{\partial t^2}$ ($m_s = \rho h$, masse surf. du panneau)

équilibre rotation : $\frac{\partial M_f}{\partial x} + T_y = 0$

si on remplace, on obtient : $\left[\frac{\partial^2 M_f}{\partial x^2} + \rho h \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} = f_y \right]$ équil. local

Loi de comportement en flexion :

panneau : $M_f = D \gamma$ où γ = courbure en $z = \frac{\partial \omega_z}{\partial x}$

où $D = \frac{E}{1-\nu^2} \cdot \frac{h^3}{12} = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)}$ (module de rigidité à la flexion)

Relation cinématique : $\gamma = \frac{\partial \omega_z}{\partial x}$ et h_p panneau mince (h petit): $\omega_z = \frac{\partial v}{\partial x}$

$$\Rightarrow \left[\gamma = \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} \right]$$

On injectant la relation cinématique et la l.d.c. dans l'éq. d'équilibre, on obtient:

$$\boxed{D \frac{\partial^4 v}{\partial x^4} + \rho h \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} = f_y} \quad \text{eq. de ligne élastique}$$

avec $f_y = F_{aero} = -\left(\alpha \frac{\partial v}{\partial x} + \beta \frac{\partial v}{\partial t}\right)$ avec $\alpha = \frac{\rho_{\infty} U_{\infty}^2}{\sqrt{M_{\infty}^2 - 1}}$

Conditions limites:

en $x=0$: $v(x=0, t) = 0$; $\frac{\partial v}{\partial x}(x=0, t) = 0$

en $x=a$: $v(x=a, t) = 0$; $\frac{\partial v}{\partial x}(x=a, t) = 0$

et $\beta = \frac{\rho_{\infty} U_{\infty}}{(M_{\infty}^2 - 1)^{3/2}}$

et les conditions initiales $v_0(x) = v(x, t=0)$ et $\dot{v}_0(x) = \frac{\partial v}{\partial t}(x, t=0)$

ESPACE CINÉMATIQUEMENT ADMISSIBLE?

$\mathcal{U}_{ad} = \{w(x, t) \mid \text{régulier}; w(0, t) = 0; w(a, t) = 0; w_{,x}(0, t) = 0; w_{,x}(a, t) = 0\}$

et $\mathcal{U}_{ad}^{\circ} = \{\hat{v}(x, t) \mid \text{régulier}; \hat{v}(0, t) = \hat{v}(a, t) = 0; \hat{v}_{,x}(0, t) = \hat{v}_{,x}(a, t) = 0\}$

(espace des variations admissibles)

FORMULATION FAIBLE de l'EQUILIBRE:

$\int_0^a (D v^{(4)} + \rho h \ddot{v} - f_y) \hat{v} dx = 0, \quad \forall \hat{v} \in \mathcal{U}_{ad}^{\circ}$

$$\int_0^a D v^{(4)} \hat{v} dx + \int_0^a \rho h \ddot{v} \hat{v} dx = \int_0^a f_y \hat{v} dx, \quad \forall \hat{v} \in \mathcal{U}_{ad}$$

IPP 2 fois

$$\left[D v^{(3)} \hat{v} \right]_0^a - \int_0^a D v^{(3)} \hat{v}^{(1)} dx = - \left[\underbrace{D v^{(2)}}_{M_f} \hat{v}^{(1)} \right]_0^a + \int_0^a D v^{(2)} \hat{v}^{(2)} dx$$

CONDIT. LIMITES

COND. LIMITES

FORMULATION FAIBLE du PB du PANNEAU: (P) Trouver $v \in \mathcal{U}_{ad}$

$$\int_0^a D \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} \frac{\partial^2 \hat{v}}{\partial x^2} dx + \int_0^a \rho h \ddot{v} \hat{v} dx = \int_0^a f_y \hat{v} dx, \quad \forall \hat{v} \in \mathcal{U}_{ad}$$

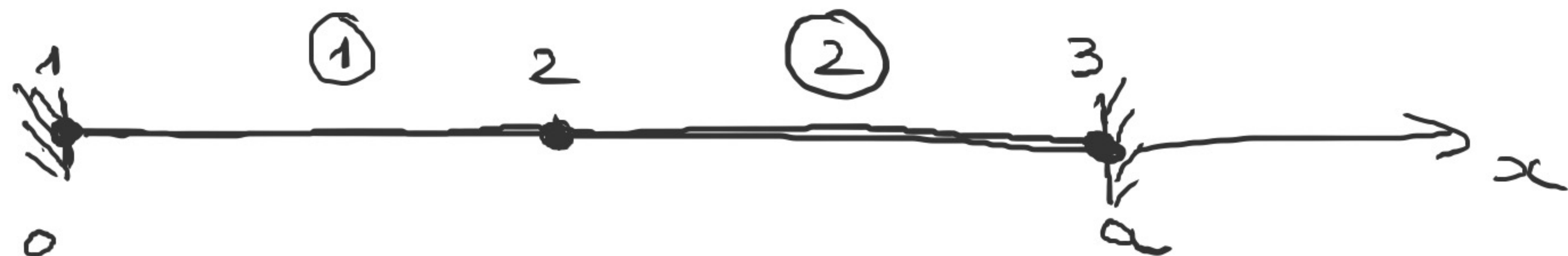
forme bilinéaire

forme linéaire
mais ici f_y n'est
pas une fct explicite
de x et t , elle
dépend de $v(x, t)$

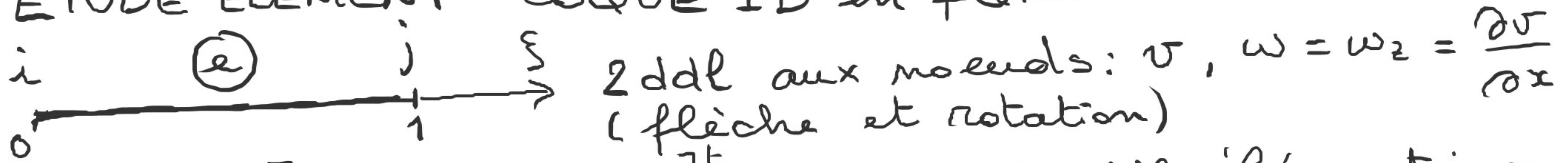
RESOLUTION du PB par une APPROCHE
ELEMENTS FINIS:

Maillage:

$$L_e = \frac{a}{2}$$



ETUDE ELEMENT "COQUE 1D en flexion"



$\{U_e\} = [v_i, \omega_i, v_j, \omega_j]^T$ vecteur des ddl élémentaires
 (4×1)

Interpolation / approximation de v dans l'élément:
 $v(x, t) \approx v^h(x, t) = N_1(\xi) v_i + N_2(\xi) \omega_i + N_3(\xi) v_j + N_4(\xi) \omega_j$

4 fcts de forme: N_1, N_2, N_3, N_4 associées aux 4 ddl élém.
 Règles d'interpolation: $N_1(\xi=0)=1; N_2(\xi=0)=N_3(\xi=0)=N_4(\xi=0)=0$
 sur le déplacement $N_3(\xi=1)=1; N_1(\xi=1)=N_2(\xi=1)=N_4(\xi=1)=0$

Mais aussi interpolation / approximation des rotations:

$\omega(x, t) \approx \frac{\partial v^h}{\partial x} = N_1' v_i + N_2' \omega_i + N_3' v_j + N_4' \omega_j$

Règles d'interpolation: $\frac{dN_2}{dx}(\xi=0)=1; \frac{d}{dx}(N_1, N_3, N_4)(\xi=0)=0$
 sur les rotations $\frac{dN_4}{dx}(\xi=1)=1; \frac{d}{dx}(N_1, N_2, N_3)(\xi=1)=0$

4 conditions sur chaque fonction $N_k(\xi)$ ($k=1, 2, 3, 4$)

Ces 4 conditions permettent d'écrire des polynômes de degré 3 en ξ (cela permet de calculer rotation : $\frac{d}{dx}$, courbures et moments : $\frac{d^2}{dx^2}$; et effort tranchant : $\frac{d^3}{dx^3}$)

Lien entre x et ξ : $\xi = \frac{x}{L_e}$ pour un élément réel de longueur L_e

$$\frac{d}{dx} = \frac{1}{L_e} \frac{d}{d\xi} \quad \text{et} \quad dx = L_e d\xi$$

EXEMPLE calcul de $N_1(\xi)$: $N_1(\xi) = a + b\xi + c\xi^2 + d\xi^3$

On veut déterminer les coeff. a, b, c et d :

$$N_1(\xi=0) = 1 \Rightarrow a = 1 ; \quad N_1(\xi=1) = 0 \Rightarrow a + b + c + d = 0$$

puis conditions sur $\frac{dN_1}{dx} = \frac{1}{L_e} (b + 2c\xi + 3d\xi^2)$

et on a $\frac{dN_1}{dx}(\xi=0) = \frac{b}{L_e} = 0$; $\frac{dN_1}{dx}(\xi=1) = \frac{1}{L_e} (b + 2c + 3d) = 0$

$$\Rightarrow a = 1 ; b = 0 ; a + c + d = 0 ; 2c + 3d = 0$$

$$\Rightarrow \boxed{N_1(\xi) = 1 - 3\xi^2 + 2\xi^3}$$

(même chose pour N_2, N_3 et N_4)

Approximation des déplacements sous forme matricielle:
 $u(x,t) \approx u^h(x,t) = [N_e] \{U_e\}$ où $[N_e] = [N_1, N_2, N_3, N_4]$ (1x4)
et de la même manière : $w(x,t) \approx [N_e'] \{U_e\}$
où : $[N_e'] = [N_{1,x}, N_{2,x}, N_{3,x}, N_{4,x}]$ (1x4)

CALCULS ELEMENTAIRES