

Les notes de cours et une calculatrice scientifique sont admises. Une machine programmable ou un ordinateur même portable n'est pas autorisé.

Question 1 – 6 points

Soit la poutre biappuyée représentée ci-contre. Elle est de longueur L et de module de flexion EI . La poutre ne fléchit que dans le plan du dessin.

Un solide est fixé à l'extrémité droite. Son inertie est de valeur $J = mL^2/4$ et sa masse est considérée comme négligeable.

Une masse m est concentrée en $L/2$

Une excitation extérieure de bruit blanc agit sur la masse m .

L'objectif est de diminuer autant que possible la vibration de l'inertie du solide autour de son angle perpendiculaire au dessin.

Cet objectif doit être atteint à l'aide d'un actionneur intégré en bout de poutre et permettant de produire un moment M en bout à droite autour de l'axe perpendiculaire au dessin. Il s'agit par exemple d'une roue à réaction.

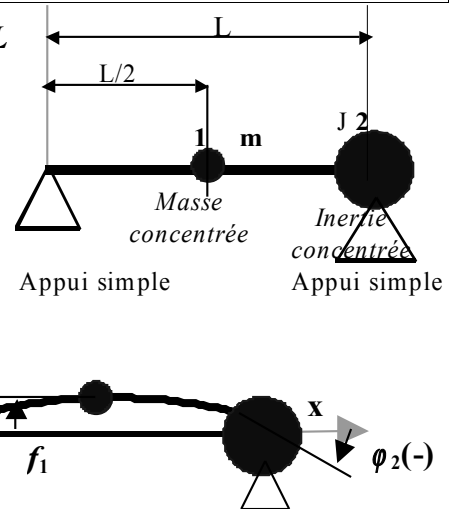
Un capteur mesure la vitesse du déplacement vertical de la masse concentrée au milieu de poutre.

On demande de définir les matrices d'actionneur B , d'excitations extérieures D , de sortie C_p et C_r et de capteur M_p et M_r .

N.B. : On choisit comme coordonnées généralisées, le déplacement vertical de la masse concentrée en milieu de poutre, soit f_1 , et l'angle de rotation du solide en bout de poutre autour de l'axe perpendiculaire au plan du dessin, soit φ_2 .

Sans tenir compte de l'amortissement, l'équation du mouvement vaut :

$$\begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & J \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{f}_1 \\ \ddot{\varphi}_2 \end{bmatrix} + \left(\frac{L}{48EI} \begin{bmatrix} L^2 & -3L \\ -3L & 16 \end{bmatrix} \right)^{-1} \begin{bmatrix} f_1 \\ \varphi_2 \end{bmatrix} = Bu + Dw$$



Question 2 – 6 points

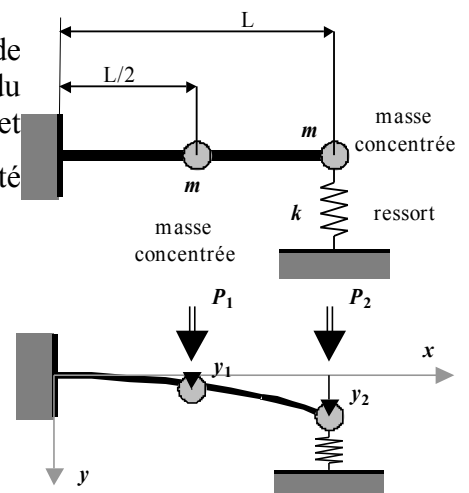
La poutre encastrée représentée ci-contre est de longueur L et de module de flexion EI . La poutre ne fléchit que dans le plan du dessin. Des masses de même valeur m sont concentrées au milieu et à l'extrémité libre. Un ressort de raideur $k = \frac{48EI}{7L^3}$ relie l'extrémité libre à la fondation comme indiqué sur le dessin.

Sans tenir compte de l'amortissement, l'équation du mouvement

$$s'écrit : m \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{y}_1 \\ \ddot{y}_2 \end{bmatrix} + \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 16 & -5 \\ -5 & 3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y_1 \\ y_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} u + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} w$$

Sachant que $\lambda = \omega^2 \frac{7L^3 m}{48EI}$,

les valeurs propres valent : $\lambda_1 = 1,3$ et $\lambda_2 = 17,7$



les vecteurs propres **non normés** correspondants valent : $\phi_{(1)} = \begin{bmatrix} 1 \\ 2,94 \end{bmatrix}$ et $\phi_{(2)} = \begin{bmatrix} 1 \\ -0,34 \end{bmatrix}$

On demande d'écrire l'équation du mouvement sous forme d'état suite à la décomposition modale. Donnez le détail du vecteur d'état et la signification des variables d'état.

Sachant que les capteurs mesurent directement les variables physiques, on a : $z = \begin{bmatrix} y_1 \\ y_2 \end{bmatrix} + v$.

Comment cette relation s'exprime-t-elle en fonction des variables d'état (matrice \underline{M}) ?

Question 3 - Divers – 8 points

- Quelles sont les caractéristiques générales du mouvement produit par un bruit blanc sur un système linéaire avec et sans conditions initiales ?
- On considère un système mécanique sans actionneur excité par un bruit blanc. L'équation de Lyapounov $A X + X A^T + D W D^T = 0$ donne la covariance de l'état dans des conditions bien particulières. Quelles sont ces conditions ?
- Quel est le principe fondamental qui permet d'obtenir la matrice de filtre dans un observateur lié à la théorie LQG ?
- Commentez l'expression suivante utilisée pour trouver la matrice de gain G dans la théorie LQG
$$\min_{X, G, K} H = \text{tr}[Q C X C^T] + \text{tr}[R G X G^T + R \tilde{N}] + \text{tr}[K L]$$

(Expliquez les différents termes, leurs rôles. Sont-ils connus ? ...)