Chapitre 3 – Application du Principe Fondamental de la Dynamique

Sciences Industrielles de

l'Ingénieur

Activation 4

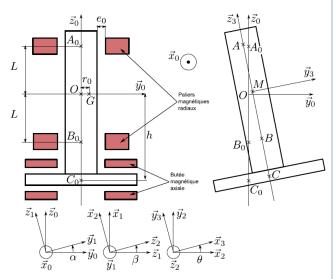
Pompe turbo-moléculaire

Centrale Supelec PSI 2009

Savoirs et compétences :

- *Mod2.C17.SF1 : déterminer le torseur dynamique d'un solide, ou d'un ensemble de solides, par rapport à un autre solide*
- Res1.C2 : principe fondamental de la dynamique
- Res1.C1.SF1 : proposer une démarche permettant la détermination de la loi de mouvement

Le comportement dynamique du rotor est étudié sur un modèle à 6 degrés de liberté : le rotor n'étant en contact avec aucun solide, il dispose des 6 mouvements de corps rigide. On suppose le rotor indéformable. La figure suivante montre à gauche le rotor dans sa position nominale ($\alpha = \beta = \theta = x = y = z = 0$) et à droite le rotor dans une position quelconque. On note A_0 et B_0 les centres des paliers magnétiques radiaux et A et B les points appartenant à l'arbre et confondus avec et dans la position nominale.



On note O le milieu de $[A_0B_0]$ et M le milieu de [AB]. Bien qu'un soin très important soit apporté à la fabrication du rotor, il est impossible d'annuler totalement les défauts d'équilibrage. Le centre de gravité n'est donc pas exactement situé sur l'axe (AB), mais à une distance de celui-ci telle que $\overrightarrow{MG} = r_0 \overrightarrow{y_3}$.

De même, la matrice d'inertie $I_{G,3}$ n'est pas parfaitement diagonale et présente un produit d'inertie D non nul. On admet toutefois que r << L et D << (A,B,C), où A,B,C sont les moments d'inertie. Le mouvement du rotor, auquel on associe le repère 3, par rapport au bâti est paramétré par les trois déplacements (x,y,z) du point M dans le repère $\mathcal{R}_0\left(0;\overrightarrow{x_0},\overrightarrow{y_0},\overrightarrow{z_0}\right)$: $\overrightarrow{OM}=x\overrightarrow{x_0}+y\overrightarrow{y_0}+z\overrightarrow{z_0}$ ainsi que par trois rotations $\left(\alpha,\beta,\gamma\right)$ telles que :

• α paramètre la rotation d'une base $\mathscr{B}_1(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_1})$ par rapport à \mathscr{B}_0 autour de l'axe $\overrightarrow{x_0}$;

- β paramètre la rotation d'une base $\mathcal{B}_2(\overrightarrow{x_2}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_2})$ par rapport à \mathcal{B}_1 autour de l'axe $\overrightarrow{y_1}$;
- θ paramètre la rotation d'une base $\mathscr{B}_3(\overrightarrow{x_3}, \overrightarrow{y_3}, \overrightarrow{z_2})$ par rapport à \mathscr{B}_2 autour de l'axe $\overrightarrow{z_2}$.

Si le rotor présente 6 degrés de liberté, il est bien évident qu'excepté la rotation propre principale θ , ces mouvements sont très petits.

En notant $\varepsilon(x)$ une fonction telle que $|\varepsilon(x)| << |x|$, on peut écrire : $\begin{cases} x,y,z \simeq \varepsilon(L) \\ \alpha,\beta \simeq \varepsilon(1) \end{cases} .$

On suppose que la vitesse de rotation du rotor est constante : $\dot{\theta} = \omega$ et $\ddot{\theta} = 0$.

Efforts des paliers et du moteur sur le rotor

Pour le dimensionnement dynamique, on modélise les actions des trois paliers magnétiques et l'action du moteur électrique sous la forme :

$$\{\mathcal{T}(0 \to 3A)\} = \left\{ \begin{array}{c} X_A \overrightarrow{x_0} + Y_A \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_A, \{\mathcal{T}(0 \to 3B)\} = \left\{ \begin{array}{c} X_B \overrightarrow{x_0} + Y_B \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_B, \{\mathcal{T}(0 \to 3C)\} = \left\{ \begin{array}{c} Z_C \overrightarrow{z_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_C, \{\mathcal{T}(\text{moteur} \to 3)\} = \left\{ \begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ C_m \overrightarrow{z_0} \end{array} \right\}_G.$$

Avec
$$\begin{cases} X_{A}\overrightarrow{x_{0}} + Y_{A}\overrightarrow{y_{0}} = -k\left[\overrightarrow{A_{0}A}\right]_{\left(\overrightarrow{x_{0}},\overrightarrow{y_{0}}\right)} - c\left[\overrightarrow{V}(A \in 3/0)\right]_{\left(\overrightarrow{x_{0}},\overrightarrow{y_{0}}\right)} \\ X_{B}\overrightarrow{x_{0}} + Y_{B}\overrightarrow{y_{0}} = -k\left[\overrightarrow{B_{0}B}\right]_{\left(\overrightarrow{x_{0}},\overrightarrow{y_{0}}\right)} - c\left[\overrightarrow{V}(B \in 3/0)\right]_{\left(\overrightarrow{x_{0}},\overrightarrow{y_{0}}\right)} \\ Z_{C} = -k\overrightarrow{C_{0}C}\overrightarrow{z_{0}} - c\overrightarrow{V}(C \in 3/0) \cdot \overrightarrow{z_{0}} \end{cases}$$

 $\left(\begin{array}{c} Z_C = -k \, \overrightarrow{C_0 \, C} \, \overrightarrow{z_0} - c \, \overrightarrow{V \, (C \in 3/0)} \cdot \overrightarrow{z_0} \\ \text{et } k = 50 \times 10^4 \, \text{Nm}^{-1} \text{ et } c = 970 \, \text{Nm}^{-1} \text{s. La notation} \\ \left[\overrightarrow{V}\right]_{\left(\overrightarrow{x_0}, \, \overrightarrow{y_0}\right)} \text{désigne la projection dans le plan} \left(\overrightarrow{x_0}, \, \overrightarrow{y_0}\right) \text{du} \end{array} \right.$

vecteur \vec{V} . Les actions de la pesanteur sont négligées. Le bâti est supposé être un référentiel galiléen.

Le rotor, tel que $L=50\,\mathrm{mm}$, a pour masse $m=10\,\mathrm{kg}$, pour centre de gravité G tel que $\overrightarrow{MG}=r_0\overrightarrow{y_3}$ où $r_0=0.05\,\mathrm{mm}$, et pour matrice d'inertie en $G:I_G(3)=1$

$$\begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & -D \\ 0 & -D & C \end{pmatrix}_{B_3}$$
 où $A = 0.08\,\mathrm{kg}\,\mathrm{m}^2$, $C = 0.04\,\mathrm{kg}\,\mathrm{m}^2$ et $D = 10^{-4}\,\mathrm{kg}\,\mathrm{m}^2$.

On admet que $r_0 \simeq \varepsilon(L)$ et $D \simeq \varepsilon(A) \simeq \varepsilon(C)$.

1



Objectif Proposer un modèle de comportement dynamique du rotor en phase de rotation.

Question 1 Appliquer le Principe Fondamental de la Dynamique au rotor et l'exprimer sous forme torsorielle.

Les questions suivantes visent à déterminer le système d'équations issu de cette équation torsorielle.

Question 2 Montrer quel'expression au premier ordre de la vitesse du centre de gravité G du rotor par rapport au bâti s'écrit : $\overrightarrow{V(G \in 3/0)} = \dot{x} \overrightarrow{x_0} + \dot{y} \overrightarrow{y_0} + \dot{z} \overrightarrow{z_0} - r_0 \omega \overrightarrow{x_3}$.

Question 3 Déterminer l'expression au premier ordre de l'accélération du centre de gravité G du rotor par rapport au bâti $0: \overline{\Gamma(G \in 3/0)}$.

On admet que par changement de base, la matrice $I_{G,3}$ s'écrit dans la base B_2 : $I_G(3)$ =

$$\begin{pmatrix} A & 0 & D\sin\theta\\ 0 & A & -D\cos\theta\\ D\sin\theta & -D\cos\theta & C \end{pmatrix}_{B_2}.$$

Question 4 Montrer que l'expression au premier ordre du moment cinétique en G du rotor par rapport au bâti

$$s'\acute{e}crit: \overrightarrow{\sigma(G,3/0)} = \begin{pmatrix} A\dot{\alpha} + D\omega \sin\theta \\ A\dot{\beta} - D\omega \cos\theta \\ C\omega \end{pmatrix}_{B_0}$$

Question 5 Déterminer l'expression au premier ordre du moment dynamique en G du rotor par rapport au bâti $0: \overrightarrow{\delta(G, 3/0)}$, dans la base B_2 .

Le Principe Fondamental de la Dynamique appliqué au rotor 3, réduit en G, conduit alors à :

$$m\ddot{x} + 2c\dot{x} + 2kx = -mr_0\omega^2 \sin\theta$$

$$m\ddot{y} + 2c\dot{y} + 2ky = mr_0\omega^2 \cos\theta$$

$$A\ddot{a} + C\omega\dot{\beta} + 2cL\dot{a} + 2kLa = -D\omega^2 \cos\theta$$

$$A\ddot{\beta} - C\omega\dot{a} + 2cL\dot{\beta} + 2kL\beta = -D\omega^2 \sin\theta$$

$$C_{m} = 0$$

Sciences Industrielles de

PSI[⋆]

Chapitre 3 - Application du Principe Fondamental de la Dynamique

l'Ingénieur

Activation 4 -Corrigé

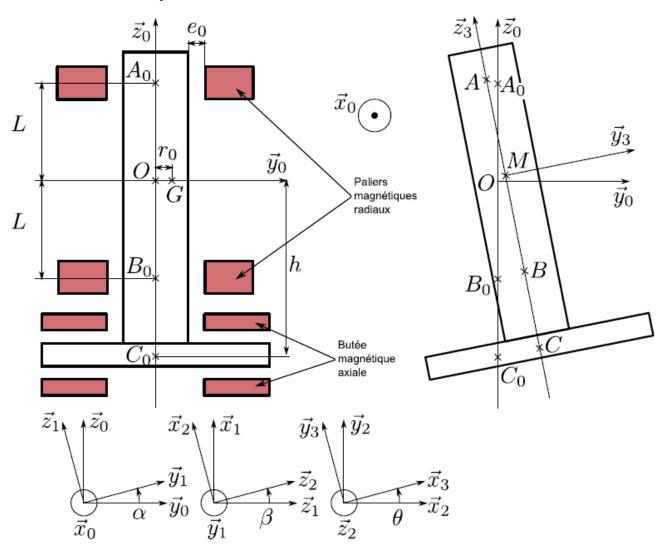
Pompe turbo-moléculaire

Centrale Supelec PSI 2009

Savoirs et compétences :

- □ Mod2.C17.SF1 : déterminer le torseur dynamique d'un solide, ou d'un ensemble de solides, par rapport à un autre solide
- Res1.C2 : principe fondamental de la dynamique
- Res1.C1.SF1: proposer une démarche permettant la détermination de la loi de mouvement

Le comportement dynamique du rotor est étudié sur un modèle à 6 degrés de liberté : le rotor n'étant en contact avec aucun solide, il dispose des 6 mouvements de corps rigide. On suppose le rotor indéformable. La figure suivante montre à gauche le rotor dans sa position nominale ($\alpha = \beta = \theta = x = y = z = 0$) et à droite le rotor dans une position quelconque. On note A_0 et B_0 les centres des paliers magnétiques radiaux et A et B les points appartenant à l'arbre et confondus avec et dans la position nominale.



On note O le milieu de $[A_0B_0]$ et M le milieu de [AB]. Bien qu'un soin très important soit apporté à la fabrication du rotor, il est impossible d'annuler totalement les défauts d'équilibrage. Le centre de gravité n'est donc pas exactement situé sur l'axe (AB), mais à une distance de celui-ci telle que $\overrightarrow{MG} = r_0 \overrightarrow{y_3}$.

De même, la matrice d'inertie $I_{G,3}$ n'est pas parfaitement diagonale et présente un produit d'inertie D non nul. On admet toutefois que $r \ll L$ et $D \ll (A, B, C)$, où A, B, C sont les moments d'inertie. Le mouvement du rotor,



auquel on associe le repère 3, par rapport au bâti est paramétré par les trois déplacements (x, y, z) du point M dans le repère $\mathcal{R}_0(0; \overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{z_0})$: $\overrightarrow{OM} = x \overrightarrow{x_0} + y \overrightarrow{y_0} + z \overrightarrow{z_0}$ ainsi que par trois rotations (α, β, γ) telles que :

- α paramètre la rotation d'une base $\mathscr{B}_1(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_1})$ par rapport à \mathscr{B}_0 autour de l'axe $\overrightarrow{x_0}$;
- β paramètre la rotation d'une base $\mathscr{B}_2(\overrightarrow{x_2}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_2})$ par rapport à \mathscr{B}_1 autour de l'axe $\overrightarrow{y_1}$;
- θ paramètre la rotation d'une base $\mathscr{B}_3(\overrightarrow{x_3}, \overrightarrow{y_3}, \overrightarrow{z_2})$ par rapport à \mathscr{B}_2 autour de l'axe $\overrightarrow{z_2}$.

Si le rotor présente 6 degrés de liberté, il est bien évident qu'excepté la rotation propre principale θ , ces mouvements sont très petits.

En notant $\varepsilon(x)$ une fonction telle que $|\varepsilon(x)| << |x|$, on peut écrire : $\begin{cases} x, y, z \simeq \varepsilon(L) \\ \alpha, \beta \simeq \varepsilon(1) \end{cases}$.

On suppose que la vitesse de rotation du rotor est constante : $\dot{\theta} = \omega$ et $\ddot{\theta}$

Efforts des paliers et du moteur sur le rotor

Pour le dimensionnement dynamique, on modélise les actions des trois paliers magnétiques et l'action du moteur électrique sous la forme

$$\{\mathscr{T}(0 \to 3A)\} = \left\{\begin{array}{c} X_A \overrightarrow{x_0} + Y_A \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_A, \{\mathscr{T}(0 \to 3B)\} = \left\{\begin{array}{c} X_B \overrightarrow{x_0} + Y_B \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_B, \{\mathscr{T}(0 \to 3C)\} = \left\{\begin{array}{c} Z_C \overrightarrow{z_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_C, \{\mathscr{T}(\text{moteur} \to 3)\} = \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ \overrightarrow{C_m} \overrightarrow{z_0} \end{array}\right\}_G$$

$$\left\{\begin{array}{c} X_A \overrightarrow{x_0} + Y_A \overrightarrow{y_0} = -k \left[\overrightarrow{A_0A}\right]_{\left(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}\right)} - c \left[\overrightarrow{V}(A \in 3/0)\right]_{\left(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}\right)} \\ X_B \overrightarrow{x_0} + Y_B \overrightarrow{y_0} = -k \left[\overrightarrow{B_0B}\right]_{\left(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}\right)} - c \left[\overrightarrow{V}(B \in 3/0)\right]_{\left(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}\right)} \\ Z_C = -k \overrightarrow{C_0C} \overrightarrow{z_0} - c \overrightarrow{V}(C \in 3/0) \cdot \overrightarrow{z_0} \\ \end{array} \right\}_C$$

$$\text{tion } \left[\overrightarrow{V}\right]_{\left(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}\right)} \text{ désigne la projection dans le plan } \left(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}\right) \text{ du vecteur } \overrightarrow{V} \text{. Les actions de la pesanteur sont négligées.}$$

$$\text{Le bâti est supposé être un référentiel galiléen.}$$

Le bâti est supposé être un référentiel galiléen.

Le rotor, tel que L = 50 mm, a pour masse m = 10 kg, pour centre de gravité G tel que $\overrightarrow{MG} = r_0 \overrightarrow{y_3}$ où $r_0 = 0.05$ mm,

et pour matrice d'inertie en $G: I_G(3) = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & -D \\ 0 & -D & C \end{pmatrix}$ où $A = 0.08 \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^2$, $C = 0.04 \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^2$ et $D = 10^{-4} \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^2$.

Objectif Proposer un modèle de comportement dynamique du rotor en phase de rotation.

Question 1 Appliquer le Principe Fondamental de la Dynamique au rotor et l'exprimer sous forme torsorielle.

Correction

Les questions suivantes visent à déterminer le système d'équations issu de cette équation torsorielle.

Question 2 Montrer quel'expression au premier ordre de la vitesse du centre de gravité G du rotor par rapport au $b\hat{a}ti\ s'\acute{e}crit: \overrightarrow{V(G \in 3/0)} = \dot{x}\ \overrightarrow{x_0} + \dot{y}\ \overrightarrow{y_0} + \dot{z}\ \overrightarrow{z_0} - r_0\omega \overrightarrow{x_3}.$

Correction

Question 3 Déterminer l'expression au premier ordre de l'accélération du centre de gravité G du rotor par rapport au bâti $0:\Gamma(G \in 3/0)$

Correction

On admet que par changement de base, la matrice $I_{G,3}$ s'écrit dans la base B_2 : $I_G(3) = \begin{pmatrix} A & 0 & D\sin\theta \\ 0 & A & -D\cos\theta \\ D\sin\theta & -D\cos\theta & C \end{pmatrix}$.

Question 4 Montrer que l'expression au premier ordre du moment cinétique en G du rotor par rapport au bâti

$$s'\acute{e}crit: \overrightarrow{\sigma(G,3/0)} = \begin{pmatrix} A\dot{\alpha} + D\omega\sin\theta \\ A\dot{\beta} - D\omega\cos\theta \\ C\omega \end{pmatrix}_{B_2}.$$



Correction

Question 5 Déterminer l'expression au premier ordre du moment dynamique en G du rotor par rapport au bâti 0: $\overrightarrow{\delta(G,3/0)}$, dans la base B_2 .

Correction

Le Principe Fondamental de la Dynamique appliqué au rotor 3, réduit en G, conduit alors à :

$$\begin{bmatrix} m\ddot{x} + 2c\dot{x} + 2kx = -mr_0\omega^2\sin\theta \\ m\ddot{y} + 2c\dot{y} + 2ky = mr_0\omega^2\cos\theta \\ A\ddot{a} + C\omega\dot{\beta} + 2cL\dot{a} + 2kLa = -D\omega^2\cos\theta \\ A\ddot{\beta} - C\omega\dot{a} + 2cL\dot{\beta} + 2kL\beta = -D\omega^2\sin\theta \\ C_m = 0 \end{bmatrix}$$