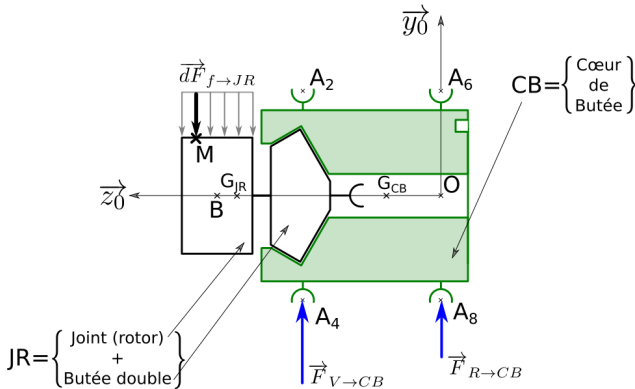


## 0.1 Déterminer les actions mécaniques en dynamique dans le cas où le mouvement est imposé.

### Exercice 1 – Banc Balafre \*

#### C2-08 Pas de corrigé pour cet exercice.

La figure suivante représente le paramétrage permettant de modéliser les actions mécaniques s'exerçant sur l'ensemble  $S = \{JR + CB\}$ . On nommera  $G$  le centre d'inertie de l'ensemble  $S$ .



#### Données et hypothèses

- On note  $\vec{BM} = z_0 \vec{z}_0 + R_J \vec{u}(\theta)$  où  $R_J$  est le rayon du joint avec  $R_J = 175$  mm;
- la longueur du joint est  $L_J = 150$  mm. La position du point  $B$ , centre du joint est  $\vec{OB} = z_B \vec{z}_0$  avec  $z_B = 425$  mm;
- Le coeur de butée a une masse  $M_{CB} = 40$  kg et la position de son centre d'inertie  $G_{CB}$  est paramétrée par  $\vec{OG}_{CB} = L_{CB} \vec{z}_0$  avec  $L_{CB} = 193$  mm;
- L'ensemble  $JR = \{\text{Joint(rotor)} + \text{Butée double}\}$  a une masse  $M_{JR} = 100$  kg et la position de son centre d'inertie  $G_{JR}$  est paramétrée par  $\vec{OG}_{JR} = L_{JR} \vec{z}_0$  avec  $L_{JR} = 390$  mm. On notera  $I_{G_{JR}}(JR) = \begin{pmatrix} A_{JR} & -F_{JR} & -E_{JR} \\ -F_{JR} & B_{JR} & -D_{JR} \\ -E_{JR} & -D_{JR} & C_{JR} \end{pmatrix}_{\mathcal{B}_{JR}}$  la matrice d'inertie de l'ensemble  $JR$  au point  $G_{JR}$  exprimée dans une base  $\mathcal{B}_{JR} = (\vec{x}_{JR}, \vec{y}_{JR}, \vec{z}_0)$  liée à  $JR$ ;
- Les positions des points  $A_4$  et  $A_8$  sont paramétrées par  $\vec{OA}_4 = z_4 \vec{z}_0 - R_{CB} \vec{y}_0$  et  $\vec{OA}_8 = -R_{CB} \vec{y}_0$  avec  $z_4 = 280$  mm et  $R_{CB} = 150$  mm.

Pour simplifier l'étude, on s'intéresse au mouvement généré uniquement dans le plan  $(y_0, \vec{z}_0)$ , lorsque les ac-

tionneurs 4 et 8 sont commandés en phase, et en opposition de phase avec les actionneurs 2 et 6. Pendant ce mouvement, les actionneurs 1, 3, 5 et 7 sont laissés libres. On considérera donc qu'ils n'ont aucune action sur le coeur de butée.

**Question 1** Décrire la nature du mouvement obtenu pour le coeur de butée  $CB$  par rapport au bâti 0 dans ces conditions.

Les actionneurs sont utilisés uniquement pendant les phases de mesure. L'ensemble  $JR$  a donc un mouvement de rotation uniforme par rapport au coeur de butée. On donne les torseurs cinématiques (exprimés dans le repère lié au bâti  $(O; \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$ ) :  $\{\mathcal{V}(JR/CB)\} = \left\{ \begin{array}{c} \vec{\Omega}(JR/CB) = \Omega \vec{z}_0 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{G_{JR}}$  avec  $\Omega$  constante.  $\{\mathcal{V}(CB/0)\} = \left\{ \begin{array}{c} \vec{0} \\ v(t) \vec{y}_0 \end{array} \right\}_{G_{CB}}$ .

La fonction  $v(t)$  représente la vitesse de translation du coeur de butée par rapport au bâti. On peut donc relier  $v(t)$  aux déplacements  $y(t) = y_4(t) = y_8(t)$  provoqués en  $A_4$  et  $A_8$  par les actionneurs 4 et 8. On isole l'ensemble  $S = \{JR + CB\}$  afin de quantifier les efforts dans les actionneurs.

On considérera l'expression suivante pour le torseur dynamique de  $S$  par rapport à 0 :  $\{\mathcal{D}(S/0)\} = \left\{ \begin{array}{c} M \dot{v} \vec{y}_0 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_G$  où  $M = 140$  kg.

**Question 2** Exprimer le torseur  $\{T_{V \rightarrow CB}\}$  (actionneurs 2 et 4 sur  $CB$ ) au point  $A_4$  en fonction de  $F_V$  et le torseur  $\{T_{R \rightarrow CB}\}$  (actionneurs 6 et 8 sur  $CB$ ) au point  $A_8$  en fonction de  $F_R$ .

**Question 3** En expliquant clairement chaque étape de la démarche utilisée, montrer que :

$$\begin{cases} F_V = M \frac{z_G}{z_4} \dot{v}(t) + 2p(t) R_J L_J \frac{z_B}{z_4} \\ F_R = M \left( 1 - \frac{z_G}{z_4} \right) \dot{v}(t) + 2p(t) R_J L_J \left( 1 - \frac{z_B}{z_4} \right) \end{cases}$$

**Question 4** En utilisant le résultat de la question précédente, déterminer les actionneurs les plus sollicités par le mouvement en phase : actionneurs du plan avant (2 et 4) ou du plan arrière (6 et 8).

Corrigé voir ??.