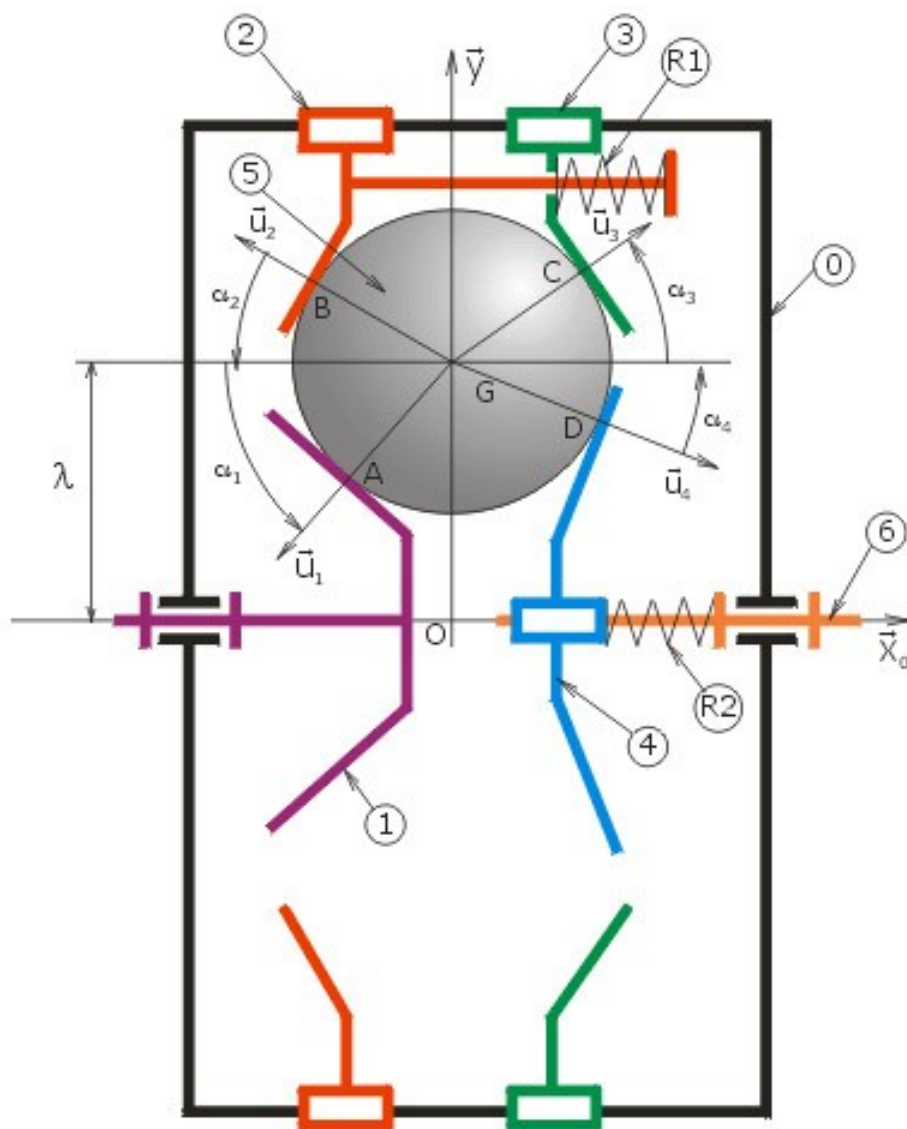


Enoncé *D'après le concours ENS Cachan 1985*

La figure représente un régulateur à cinq billes de rayon r dont les centres sont disposés sur un cercle de rayon λ variable. L'arbre d'entrée est l'arbre (6) et celui de sortie (1). Les billes sont en appui avec des plateaux coniques liés aux solides (1), (2), (3), (4). Deux ressorts R_1 et R_2 assurent le contact entre les différentes billes et les plateaux coniques. Les arbres d'entrée et de sortie sont en liaison pivot (O, \vec{x}_0) par rapport au bâti (0). Le plateau (4) est en liaison glissière de direction \vec{x}_0 avec l'arbre d'entrée (6). Les plateaux (2) et (3) sont en liaison glissière de direction \vec{x}_0 par rapport au bâti (0). On ne s'intéresse qu'à la cinématique d'une bille. Le plan de représentation (O, \vec{x}_0, \vec{y}) de la figure contient le centre d'une bille. Les contacts billes/plateaux sont supposés sans glissement.



- 1 Déterminer l'axe instantané de rotation du mouvement de la bille (5) par rapport au bâti
- 2 Déterminer le torseur cinématique de la bille par rapport au bâti en G

3 Déterminer alors le rapport de vitesse $\frac{\omega_{10}}{\omega_{60}}$ sachant que $\vec{\Omega}_{1/0} = \omega_{10} \cdot \vec{x}_0$ et que $\vec{\Omega}_{6/0} = \omega_{60} \cdot \vec{x}_0$

Solution

1 Comme les billes roulent sans glisser sur les différents plateaux, nous pouvons écrire en B et C :

$$\vec{V}(B \in 5/2) = \vec{V}(B \in 5/0) = \vec{0}$$

$$\vec{V}(C \in 5/3) = \vec{V}(C \in 5/0) = \vec{0}$$

D'après le cours sur l'axe central du torseur cinématique, on peut déduire que l'axe central du mouvement de (5) par rapport à (0) passe par B et C, car en ces points les vecteurs vitesses sont minimaux. De plus le vecteur rotation $\vec{\Omega}_{5/0} = \omega_{50} \cdot \frac{\vec{BC}}{\|\vec{BC}\|}$ est orienté suivant la direction $\frac{\vec{BC}}{\|\vec{BC}\|}$.

2 Pour déterminer le torseur cinématique de la bille par rapport au bâti, explicitons le non-glissement aux différents points de contact de la bille avec les plateaux.

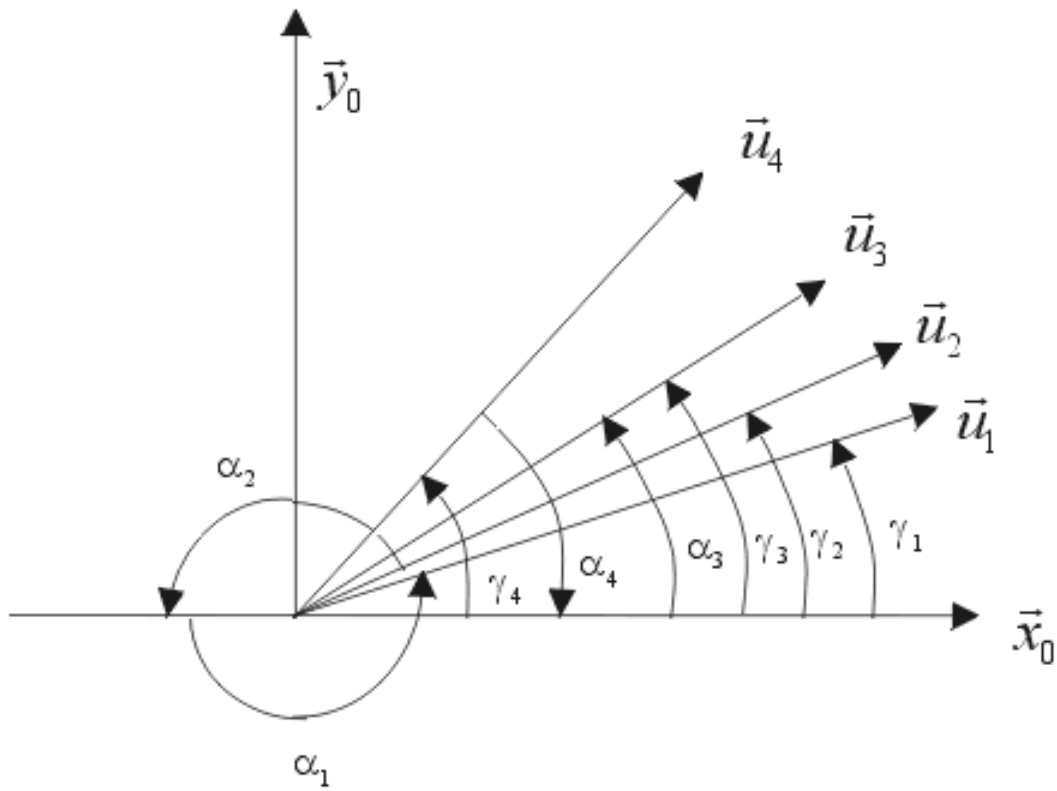
* Non glissement en D :

$$\vec{V}(D \in 5/4) = \vec{0} \Rightarrow \underbrace{\vec{V}(D \in 5/0)}_{\vec{V}(C \in 5/0) + \overrightarrow{DC} \wedge \vec{\Omega}_{5/0}} = \underbrace{\vec{V}(D \in 4/0)}_{\vec{V}(O \in 4/0) + \overrightarrow{DO} \wedge \vec{\Omega}_{4/0}} = \frac{\omega_{40}}{\omega_{60}} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_4) \cdot \vec{z}$$

Explicitons $\overrightarrow{DC} \wedge \vec{\Omega}_{5/0}$:

$$\overrightarrow{DC} \wedge \vec{\Omega}_{5/0} = (\overrightarrow{DG} + \overrightarrow{GC}) \wedge \omega_{50} \cdot \frac{\vec{BC}}{\|\vec{BC}\|} = \frac{r^2 \cdot \omega_{50}}{\|\vec{BC}\|} \cdot ((-\vec{u}_4 + \vec{u}_3) \wedge (-\vec{u}_2 + \vec{u}_3))$$

Il reste alors à déterminer $\|\vec{BC}\|$ et $(-\vec{u}_4 + \vec{u}_3) \wedge (-\vec{u}_2 + \vec{u}_3)$. Re-paramétrons les angles orientant les différents vecteurs unitaires \vec{u}_i .



Les angles permettant d'effectuer les produits vectoriels sont notés γ_i et sont compris entre $\left[0, \frac{\pi}{2}\right]$. Sur cette

figure plane on a replacé les angles α_i ; ce qui permet de trouver les relations qui existent entre les γ_i et les α_i .

$$\left. \begin{array}{l} \gamma_1 = \alpha_1 - \pi \\ \gamma_2 = \pi - \alpha_2 \\ \gamma_3 = \alpha_3 \\ \gamma_4 = -\alpha_4 \end{array} \right\} \text{On a alors : } \begin{cases} \vec{u}_4 \wedge \vec{u}_2 = -\sin(\gamma_4 - \gamma_2) \cdot \vec{z} = -\sin(-\alpha_4 - (\pi - \alpha_2)) \cdot \vec{z} = \sin(\alpha_2 - \alpha_4) \cdot \vec{z} \\ -\vec{u}_4 \wedge \vec{u}_3 = -(-\sin(\gamma_4 - \gamma_3)) \cdot \vec{z} = \sin(-\alpha_4 - \alpha_3) \cdot \vec{z} = -\sin(\alpha_4 + \alpha_3) \cdot \vec{z} \\ -\vec{u}_3 \wedge \vec{u}_2 = -(-\sin(\gamma_3 - \gamma_2)) \cdot \vec{z} = \sin(\alpha_3 - (\pi - \alpha_2)) \cdot \vec{z} = -\sin(\alpha_3 + \alpha_2) \cdot \vec{z} \end{cases}$$

Pour déterminer $\|\vec{BC}\|$, remarquons que :

$$\|\vec{BC}\|^2 = \vec{BC} \cdot \vec{BC} = r^2 \cdot \underbrace{(\vec{u}_3 - \vec{u}_2) \cdot (\vec{u}_3 - \vec{u}_2)}_{2 - 2\vec{u}_3 \cdot \vec{u}_2} = 2 \cdot r^2 \cdot (1 - \cos(\gamma_3 - \gamma_2)) = 2 \cdot r^2 \cdot (1 + \cos(\alpha_3 + \alpha_2))$$

$$\text{L'expression de } \omega_{50} \text{ est donc : } \omega_{50} = -\frac{\omega_{60} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_4) \cdot \sqrt{2 \cdot (1 + \cos(\alpha_3 + \alpha_2))}}{r \cdot (\sin(\alpha_4 + \alpha_3) + \sin(\alpha_3 + \alpha_2) - \sin(\alpha_2 - \alpha_4))}$$

Pour obtenir la vitesse du point G, utilisons la relation liant les vitesses de deux points d'un même solide :

$$\vec{V}(G \in 5/0) = \underbrace{\vec{V}(C \in 5/0)}_0 + \vec{GC} \wedge \vec{\Omega}_{5/0} = r \vec{u}_3 \wedge \omega_{50} \cdot \frac{\vec{BC}}{\|\vec{BC}\|} = \frac{r^2 \cdot \omega_{50}}{\|\vec{BC}\|} \cdot \underbrace{\left((\vec{u}_3) \wedge (-\vec{u}_2 + \vec{u}_3) \right)}_{-\sin(\alpha_3 + \alpha_2) \cdot \vec{z}}$$

$$\text{On a donc : } \vec{V}(G \in 5/0) = -\frac{r \cdot \omega_{50}}{\sqrt{2 \cdot (1 + \cos(\alpha_3 + \alpha_2))}} \cdot \sin(\alpha_3 + \alpha_2) \vec{z}$$

Le torseur cinématique en G de la bille (5) par rapport au bâti (0) est donc :

$$\left\{ \mathcal{G}_{5/0} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} \vec{\Omega}_{5/0} = \omega_{50} \cdot \frac{\overrightarrow{BC}}{\|\overrightarrow{BC}\|} \\ \vec{V}(G \in 5/0) \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -\frac{\omega_{60} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_4) \cdot (-\vec{u}_2 + \vec{u}_3)}{r \cdot (\sin(\alpha_4 + \alpha_3) + \sin(\alpha_3 + \alpha_2) - \sin(\alpha_2 - \alpha_4))} \\ -\frac{r \cdot \omega_{50}}{\sqrt{2 \cdot (1 + \cos(\alpha_3 + \alpha_2))}} \cdot \sin(\alpha_3 + \alpha_2) \vec{z} \end{array} \right\}_G$$

③ Pour déterminer le rapport de vitesse sortie/entrée, utilisons le non-glissement en A et D :

* En A nous pouvons écrire :

$$\vec{V}(A \in 5/1) = \vec{0}$$

Ce qui entraîne donc :

$$\begin{aligned} \vec{V}(A \in 5/0) &= \vec{V}(A \in 1/0) \\ \underbrace{\vec{V}(B \in 5/0)}_0 + \overrightarrow{AB} \wedge \vec{\Omega}_{5/0} &= \underbrace{\vec{V}(O \in 1/0)}_0 + \overrightarrow{AO} \wedge \vec{\Omega}_{1/0} \\ &= \omega_{10} \cdot \underbrace{(\overrightarrow{AG} + \overrightarrow{GO})}_{-r\vec{u}_1 - \lambda\vec{y}} \wedge \vec{x}_0 = \omega_{10} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_1) \cdot \vec{z} \end{aligned}$$

$$\text{On a donc : } \underbrace{\overrightarrow{AB} \wedge \vec{\Omega}_{5/0}}_{(-r\vec{u}_1 + r\vec{u}_2) \wedge \vec{\Omega}_{5/0}} = \omega_{10} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_1) \cdot \vec{z} . \text{ Il reste à déterminer } (-\vec{u}_1 + \vec{u}_2) \wedge (-\vec{u}_2 + \vec{u}_3)$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{u}_1 \wedge \vec{u}_2 = -\vec{u}_2 \wedge \vec{u}_1 = \sin(\gamma_2 - \gamma_1) \cdot \vec{z} = \sin((\pi - \alpha_2) - (\alpha_1 - \pi)) \cdot \vec{z} = -\sin(\alpha_2 + \alpha_1) \cdot \vec{z} \\ -\vec{u}_1 \wedge \vec{u}_3 = \vec{u}_3 \wedge \vec{u}_1 = -\sin(\gamma_3 - \gamma_1) \cdot \vec{z} = -\sin(\alpha_3 - (\alpha_1 - \pi)) \cdot \vec{z} = \sin(\alpha_3 - \alpha_1) \cdot \vec{z} \\ \vec{u}_2 \wedge \vec{u}_3 = -\vec{u}_3 \wedge \vec{u}_2 = -\sin(\alpha_3 + \alpha_2) \cdot \vec{z} \end{array} \right.$$

La relation vectorielle est alors la suivante :

$$-\frac{\omega_{60} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_4) \cdot r \cdot (-\sin(\alpha_2 + \alpha_1) + \sin(\alpha_3 - \alpha_1) - \sin(\alpha_3 + \alpha_2)) \cdot \vec{z}}{r \cdot (\sin(\alpha_4 + \alpha_3) + \sin(\alpha_3 + \alpha_2) - \sin(\alpha_2 - \alpha_4))} = \omega_{10} \cdot (\lambda - r \cdot \sin \alpha_1) \cdot \vec{z}$$

Le rapport de vitesse est donc :

$$\frac{\omega_{10}}{\omega_{60}} = \frac{(\lambda - r \cdot \sin \alpha_4) \cdot (\sin(\alpha_2 + \alpha_1) + \sin(\alpha_1 - \alpha_3) + \sin(\alpha_3 + \alpha_2))}{(\lambda - r \cdot \sin \alpha_1) \cdot (\sin(\alpha_4 + \alpha_3) + \sin(\alpha_3 + \alpha_2) - \sin(\alpha_2 - \alpha_4))}$$