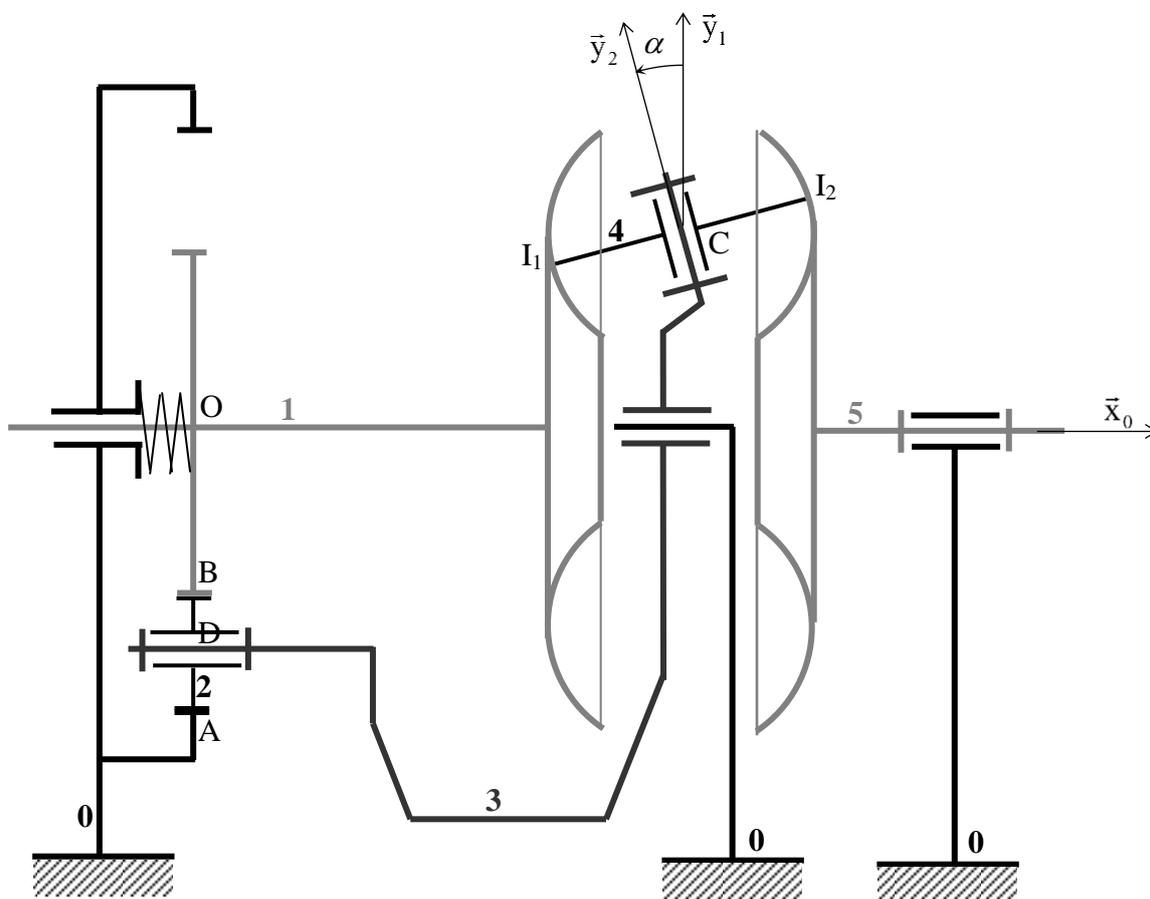


## Exercice : Variateur Patin

Le variateur Patin schématisé ci-dessous dans le plan  $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_1)$  est constitué de deux sous-ensembles :

- un train épicycloïdal  $\{0, 1, 2, 3\}$  (visualiser l'animation « train épi »)
- un variateur continu à galet  $\{3, 4, 1, 5, 0\}$  (visualiser l'animation « variateur galet »)



L'arbre d'entrée **1**, l'arbre de sortie **5** et le porte-satellite **3** sont en liaison pivot d'axe  $(O, \vec{x}_0)$  avec le bâti **0**. Le satellite **2**, en liaison pivot avec le porte-satellite **3**, engrène avec le pignon **1** et la couronne liée au bâti **0**. Le galet orientable **4** est en liaison pivot d'axe  $(C, \vec{y}_2)$  avec le porte-satellite **3**. Ce galet roule sans glisser en  $I_1$  et en  $I_2$  sur deux surfaces toriques liées à **1** et **5**.

On note :

$$\vec{\Omega}(1/0) = \omega_1 \vec{x}_0, \quad \vec{\Omega}(5/0) = \omega_5 \vec{x}_0, \quad \vec{\Omega}(3/0) = \omega_3 \vec{x}_0,$$

$$\vec{\Omega}(2/3) = \omega_{23} \vec{x}_0, \quad \vec{\Omega}(4/3) = \omega_{43} \vec{y}_2, \quad \vec{\Omega}(2/0) = \omega_2 \vec{x}_0$$

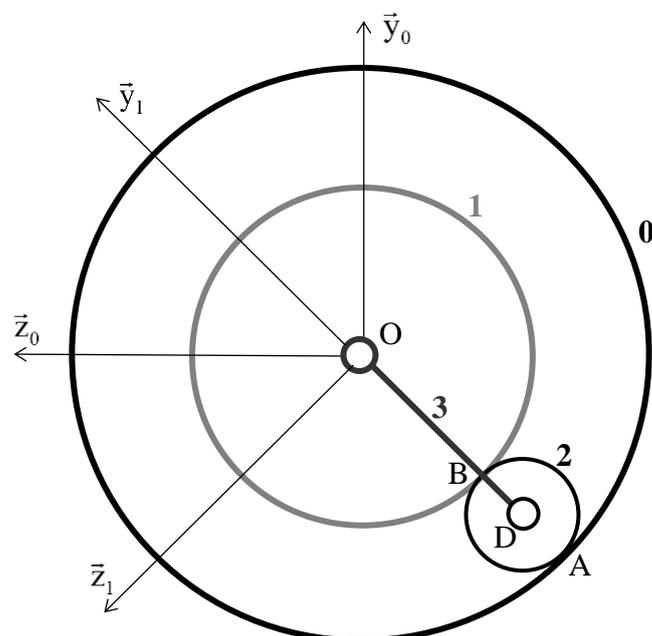
$$r = \text{rayon du galet } 4 = I_1C = I_2C$$

$$\vec{OC} \cdot \vec{y}_1 = l \text{ avec } l > r$$

$$d_2 = \text{diamètre de } 2 = AB$$

$$R_0 = \text{rayon de la couronne de } 0 = OA$$

$(\vec{y}_1, \vec{y}_2) = \alpha = \text{angle de réglage supposé fixe dans cette étude.}$



**Questions et travail demandé :**

1 – Représenter le graphe de structure de ce mécanisme.

**Etude du train épicycloïdal :**

2 – Exprimer les torseurs  $\mathcal{V}(1/0)$ ,  $\mathcal{V}(2/3)$  et  $\mathcal{V}(3/0)$ .

3 – En utilisant la condition de non glissement en A, déterminer la relation entre  $\omega_2$ ,  $\omega_3$ ,  $d_2$  et  $R_0$ .

4 – En utilisant la condition de non glissement en B, déterminer la relation entre  $\omega_2$ ,  $\omega_3$ ,  $\omega_1$ ,  $d_2$  et  $R_0$ .

5 – En déduire le rapport de réduction du train épicycloïdal  $\omega_3/\omega_1$ .

**Etude du variateur à galet :**

6 – Exprimer les torseurs  $\mathcal{V}(4/3)$  et  $\mathcal{V}(5/0)$ .

7 – En utilisant la condition de non glissement en  $I_1$ , déterminer la relation entre  $\omega_4$ ,  $\omega_3$ ,  $\omega_1$ ,  $l$ ,  $r$  et  $\alpha$ .

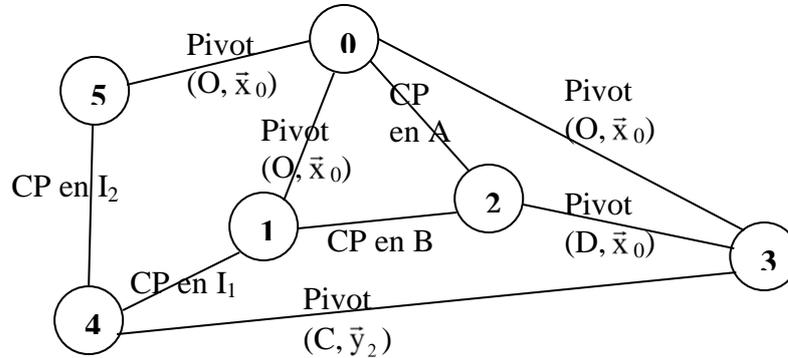
8 – En utilisant la condition de non glissement en  $I_2$ , déterminer la relation entre  $\omega_5$ ,  $\omega_3$ ,  $\omega_4$ ,  $l$ ,  $r$  et  $\alpha$ .

**Synthèse :**

9 – En utilisant les relations obtenues précédemment, déterminer le rapport de réduction  $\omega_5/\omega_1$  de ce mécanisme en fonction de  $r$ ,  $R_0$ ,  $l$ ,  $d_2$  et  $\alpha$ .

## Variateur Patin (éléments de correction)

1 - Graphe de structure :



2 - Mouvement de 1/0 : rotation d'axe  $Ox_0 \Rightarrow \mathcal{V}(1/0) = \begin{Bmatrix} \omega_1 \bar{x}_0 \\ \vec{0} \end{Bmatrix}_O$

Mouvement de 2/3 : rotation d'axe  $Dx_0 \Rightarrow \mathcal{V}(2/3) = \begin{Bmatrix} \omega_{23} \bar{x}_0 \\ \vec{0} \end{Bmatrix}_D$

Mouvement de 3/0 : rotation d'axe  $Ox_0 \Rightarrow \mathcal{V}(3/0) = \begin{Bmatrix} \omega_3 \bar{x}_0 \\ \vec{0} \end{Bmatrix}_O$

3- Condition de roulement sans glissement en A entre le satellite 2 et 0 :  $\vec{V}(A \in 2/0) = \vec{0}$

$$\begin{aligned} \vec{V}(A \in 2/0) &= \vec{V}(A \in 2/3) + \vec{V}(A \in 3/0) = \vec{V}(D \in 2/3) + \overline{AD} \wedge \vec{\Omega}(2/3) + \vec{V}(O \in 3/0) + \overline{AO} \wedge \vec{\Omega}(3/0) \\ &= \vec{0} + \frac{d_2}{2} \bar{y}_1 \wedge \omega_{23} \bar{x}_0 + \vec{0} + R_0 \bar{y}_1 \wedge \omega_3 \bar{x}_0 \\ &= -\frac{d_2}{2} (\omega_2 - \omega_3) \bar{z}_1 - R_0 \omega_3 \bar{z}_1 \end{aligned}$$

d'où  $\boxed{(R_0 - \frac{d_2}{2})\omega_3 + \frac{d_2}{2}\omega_2 = 0} \quad (1)$

4- Condition de roulement sans glissement en B entre le satellite 2 et 1 :  $\vec{V}(B \in 2/1) = \vec{0}$

$$\begin{aligned} \vec{V}(B \in 2/1) &= \vec{V}(B \in 2/3) + \vec{V}(B \in 3/0) - \vec{V}(B \in 1/0) \\ &= \vec{V}(D \in 2/3) + \overline{BD} \wedge \vec{\Omega}(2/3) + \vec{V}(O \in 3/0) + \overline{BO} \wedge \vec{\Omega}(3/0) - \vec{V}(O \in 1/0) - \overline{BO} \wedge \vec{\Omega}(1/0) \\ &= \vec{0} - \frac{d_2}{2} \bar{y}_1 \wedge (\omega_2 - \omega_3) \bar{x}_0 + \vec{0} + (R_0 - d_2) \bar{y}_1 \wedge \omega_3 \bar{x}_0 - \vec{0} - (R_0 - d_2) \bar{y}_1 \wedge \omega_1 \bar{x}_0 \end{aligned}$$

d'où  $\frac{d_2}{2} (\omega_2 - \omega_3) - (R_0 - d_2) (\omega_3 - \omega_1) = 0$  soit  $\boxed{(R_0 - d_2) \omega_1 + \frac{d_2}{2} \omega_2 - (R_0 - \frac{d_2}{2}) \omega_3 = 0} \quad (2)$

5 – En combinant les deux expressions (1) et (2) :

$$\boxed{\frac{\omega_3}{\omega_1} = \frac{R_0 - d_2}{2R_0 - d_2}} \quad (3)$$

6 - Mouvement de 4/3 : rotation d'axe  $Cy_2 \Rightarrow \mathcal{V}(4/3) = \begin{Bmatrix} \omega_{43} \vec{y}_2 \\ \vec{0} \end{Bmatrix}$

Mouvement de 5/0 : rotation d'axe  $Ox_0 \Rightarrow \mathcal{V}(5/0) = \begin{Bmatrix} \omega_5 \vec{x}_0 \\ \vec{0} \end{Bmatrix}$

7 - Condition de roulement sans glissement en  $I_1$  entre le galet 4 et 1 :  $\vec{V}(I_1 \in 4/1) = \vec{0}$

$$\begin{aligned} \vec{V}(I_1 \in 4/1) &= \vec{V}(I_1 \in 4/3) + \vec{V}(I_1 \in 3/0) - \vec{V}(I_1 \in 1/0) \\ &= \vec{V}(C \in 4/3) + \vec{I}_1 \vec{C} \wedge \vec{\Omega}(4/3) + \vec{V}(O \in 3/0) + \vec{I}_1 \vec{O} \wedge \vec{\Omega}(3/0) - \vec{V}(O \in 1/0) - \vec{I}_1 \vec{O} \wedge \vec{\Omega}(1/0) \\ &= \vec{0} + r \vec{x}_2 \wedge \omega_{43} \vec{y}_2 + \vec{0} + (r \vec{x}_2 - l \vec{y}_1 - L \vec{x}_0) \vec{y}_1 \wedge (\omega_3 - \omega_1) \vec{x}_0 \end{aligned}$$

d'où  $\boxed{r\omega_{43} + (1-r \sin\alpha)(\omega_3 - \omega_1) = 0}$  (4)

8 - Condition de roulement sans glissement en  $I_2$  entre le galet 4 et 5 :  $\vec{V}(I_2 \in 4/5) = \vec{0}$

$$\begin{aligned} \vec{V}(I_2 \in 4/5) &= \vec{V}(I_2 \in 4/3) + \vec{V}(I_2 \in 3/0) - \vec{V}(I_2 \in 5/0) \\ &= \vec{V}(C \in 4/3) + \vec{I}_2 \vec{C} \wedge \vec{\Omega}(4/3) + \vec{V}(O \in 3/0) + \vec{I}_2 \vec{O} \wedge \vec{\Omega}(3/0) - \vec{V}(O \in 5/0) - \vec{I}_2 \vec{O} \wedge \vec{\Omega}(5/0) \\ &= \vec{0} - r \vec{x}_2 \wedge \omega_{43} \vec{y}_2 + \vec{0} + (-r \vec{x}_2 - l \vec{y}_1 - L \vec{x}_0) \vec{y}_1 \wedge (\omega_3 - \omega_5) \vec{x}_0 \end{aligned}$$

d'où  $\boxed{r\omega_{43} + (1+r \sin\alpha)(\omega_5 - \omega_3) = 0}$  (5)

9 – de (4) et (5):  $(1-r \sin\alpha)(\omega_3 - \omega_1) = (1+r \sin\alpha)(\omega_5 - \omega_3)$

en remplaçant  $\omega_3$  par sa valeur en fonction de  $\omega_1$  tirée de (3) :

$$\boxed{\frac{\omega_5}{\omega_1} = \frac{1}{1+r \sin\alpha} \left( r \sin\alpha - \frac{l d_2}{2R_0 - d_2} \right)}$$