

Notes de correction de l'examen de fin du premier semestre

Systèmes Techniques Automatisés

Partie Mécanique des solides indéformables

Section : T2

Étude d'un Mécanisme de levage

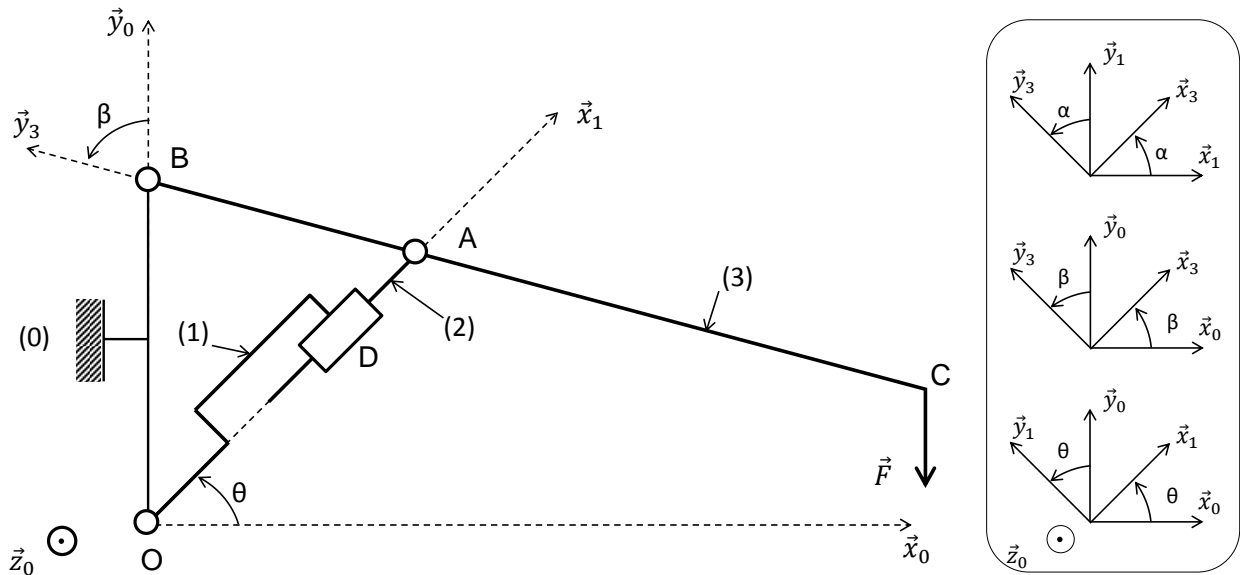


FIGURE 1 – Schéma cinématique minimal du dispositif de levage

Étude cinématique

L'objectif de l'étude cinématique est de déterminer la variation de la vitesse de rotation du levier (3) en fonction de la vitesse d'ouverture de la tige du vérin.

- 1) $\vec{\Omega}(1/0) = \dot{\theta} \vec{z}_0$; $\vec{\Omega}(3/0) = \dot{\beta} \vec{z}_0$
- 2) $\vec{\Omega}(2/1) = \vec{0}$ (liaison glissière)
 $\vec{V}(A \in 2/1) = \left. \frac{d\vec{OA}}{dt} \right|_1 = \dot{\lambda} \vec{x}_1$

$$\{\vartheta_{(2/1)}\}_A = \begin{Bmatrix} \vec{0} \\ \dot{\lambda} \vec{x}_1 \end{Bmatrix}$$

$$3) \quad \vec{V}(A \in 2/0) = \vec{V}(A \in 2/1) + \vec{V}(A \in 1/0) = \vec{V}(A \in 2/1) + \underbrace{\vec{V}(O \in 1/0)}_{=\vec{0}} + \vec{\Omega}_{(1/0)} \wedge \overrightarrow{OA}$$

$$\vec{V}(A \in 2/0) = \dot{\lambda} \vec{x}_1 + (\lambda + d) \dot{\theta} \vec{y}_1$$

$$4) \quad \vec{V}(B \in 3/0) = \vec{0} \quad \Rightarrow \quad \{\vartheta_{(3/0)}\}_B = \begin{Bmatrix} \dot{\beta} \vec{z}_0 \\ \vec{0} \end{Bmatrix}$$

$$\vec{V}(A \in 3/0) = \vec{V}(B \in 3/0) + \vec{\Omega}_{(3/0)} \wedge \overrightarrow{BA} = a \dot{\beta} \vec{x}_3$$

$$\vec{V}(A \in 3/0) = a \dot{\beta} (\cos \alpha \vec{x}_1 + \sin \alpha \vec{y}_1)$$

$$5) \quad \vec{V}(A \in 3/2) = \vec{0} \quad \vec{V}(A \in 3/0) = \vec{V}(A \in 2/0)$$

$$\begin{cases} \dot{\lambda} = a \dot{\beta} \cos \alpha \\ (\lambda + d) \dot{\theta} = a \dot{\beta} \sin \alpha \end{cases}$$

Étude cinétique

L'objectif de cette étude est de déterminer la masse équivalente M_{eq} du système ramenée sur la tige du vérin.

$$1) \quad \text{a)} \quad \{\mathcal{C}_{(1/0)}\}_O = \begin{Bmatrix} m_1 c \dot{\theta} \vec{y}_1 \\ I_1 \dot{\theta} \vec{z}_0 \end{Bmatrix}$$

$$\text{b)} \quad \{\mathcal{C}_{(2/0)}\}_{G_2} = \begin{Bmatrix} m_2 (\dot{\lambda} \vec{x}_1 + \lambda \dot{\theta} \vec{y}_1) \\ I_2 \dot{\theta} \vec{z}_0 \end{Bmatrix}$$

$$\text{c)} \quad \{\mathcal{C}_{(3/0)}\}_B = \begin{Bmatrix} m_3 e \dot{\beta} \vec{x}_3 \\ I_3 \dot{\beta} \vec{z}_0 \end{Bmatrix}$$

$$2) \quad E_{c(S/0)} = E_{c(1/0)} + E_{c(2/0)} + E_{c(3/0)}$$

$$E_{c(1/0)} = \frac{1}{2} I_1 \dot{\theta}^2 \quad ; \quad E_{c(2/0)} = \frac{1}{2} \left[m_2 (\dot{\lambda}^2 + \lambda^2 \dot{\theta}^2) + I_2 \dot{\theta}^2 \right] \quad ; \quad E_{c(3/0)} = \frac{1}{2} I_3 \dot{\beta}^2$$

$$E_{c(S/0)} = \frac{1}{2} \left[(I_1 + I_2 + m_2 \lambda^2) \dot{\theta}^2 + m_2 \dot{\lambda}^2 + I_3 \dot{\beta}^2 \right]$$

Étude Dynamique

L'objectif de cette étude est la caractérisation du vérin.

$$1) \quad \{\tau_{(0 \rightarrow 1)}\}_O = \begin{Bmatrix} X_{01} & 0 \\ Y_{01} & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix}_{B_1} \quad ; \quad \{\tau_{(2 \rightarrow 1)}\}_D = \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ Y_{21} & 0 \\ 0 & N_{21} \end{Bmatrix}_{B_1}$$

$$\{\tau_{(3 \rightarrow 2)}\}_A = \begin{Bmatrix} X_{32} & 0 \\ Y_{32} & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix}_{B_1} \quad ; \quad \{\tau_{(0 \rightarrow 3)}\}_B = \begin{Bmatrix} X_{03} & 0 \\ Y_{03} & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix}_{B_1}$$

$$2) \quad \vec{\delta}_{O(1/0)} = \vec{M}_{O(\bar{1} \rightarrow 1)}$$

$$\vec{M}_{O(\bar{1} \rightarrow 1)} = \vec{M}_{O(0 \rightarrow 1)} + \vec{M}_{O(2 \rightarrow 1)} = \vec{M}_{O(0 \rightarrow 1)} + \vec{M}_{D(2 \rightarrow 1)} + \vec{R}_{(2 \rightarrow 1)} \wedge \overrightarrow{DO} = (N_{21} + h Y_{21}) \vec{z}_0$$

$$\vec{\delta}_{O(1/0)} = \left. \frac{d\vec{\sigma}_{O(1/0)}}{dt} \right|_0 = I_1 \ddot{\theta} \vec{z}_0$$

$$I_1 \ddot{\theta} = (N_{21} + h Y_{21}) \quad (1)$$

$$3) \quad \{\tau_{(\bar{2} \rightarrow 2)}\}_{G_2} = \{\tau_{(1 \rightarrow 2)}\}_{G_2} + \{\tau_{(3 \rightarrow 2)}\}_{G_2} + \{\tau_{(fluid \rightarrow 2)}\}_{G_2}$$

$$\{\tau_{(1 \rightarrow 2)}\}_D = -\{\tau_{(2 \rightarrow 1)}\}_D = \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ -Y_{21} & 0 \\ 0 & -N_{21} \end{pmatrix}_{B_1}$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_{G_2(1 \rightarrow 2)} &= \vec{M}_{D(1 \rightarrow 2)} + \vec{R}_{(1 \rightarrow 2)} \wedge \overrightarrow{DG_2} = [(\lambda - h) Y_{21} - N_{21}] \vec{z}_0 \\ \vec{M}_{G_2(3 \rightarrow 2)} &= \vec{M}_{A(3 \rightarrow 2)} + \vec{R}_{(3 \rightarrow 2)} \wedge \overrightarrow{AG_2} = dY_{32} \vec{z}_0 \end{aligned}$$

$$\{\tau_{(\bar{2} \rightarrow 2)}\}_{G_2} = \begin{pmatrix} F_V + X_{32} & 0 \\ -Y_{21} + Y_{32} & 0 \\ 0 & (\lambda - h) Y_{21} - N_{21} + dY_{32} \end{pmatrix}_{B_1}$$

$$\begin{aligned} 4) \quad \vec{\mathcal{A}}_{(2/0)} &= \left. \frac{d\vec{P}_{(2/0)}}{dt} \right|_0 = m_2 \left[\left(\ddot{\lambda} - \lambda \dot{\theta}^2 \right) \vec{x}_1 + \left(\lambda \ddot{\theta} + 2\dot{\lambda} \dot{\theta} \right) \vec{y}_1 \right] \\ \vec{\delta}_{G_2(2/0)} &= \left. \frac{d\vec{\sigma}_{G_2(2/0)}}{dt} \right|_0 = I_2 \ddot{\theta} \vec{z}_0 \end{aligned}$$

$$\{\mathcal{D}_{(2/0)}\}_{G_2} = \begin{pmatrix} m_2 \left[\left(\ddot{\lambda} - \lambda \dot{\theta}^2 \right) \vec{x}_1 + \left(\lambda \ddot{\theta} + 2\dot{\lambda} \dot{\theta} \right) \vec{y}_1 \right] \\ I_2 \ddot{\theta} \vec{z}_0 \end{pmatrix}$$

$$5) \quad \{D_{(2/0)}\}_{G_2} = \{\tau_{(\bar{2} \rightarrow 2)}\}_{G_2}$$

$$\begin{cases} m_2 \left(\ddot{\lambda} - \lambda \dot{\theta}^2 \right) = F_V + X_{32} & (2) \\ m_2 \left(\lambda \ddot{\theta} + 2\dot{\lambda} \dot{\theta} \right) = -Y_{21} + Y_{32} & (3) \\ I_2 \ddot{\theta} = (\lambda - h) Y_{21} - N_{21} + dY_{32} & (4) \end{cases}$$

$$\begin{aligned} 6) \quad \vec{\delta}_{B(3/0)} &= \vec{M}_{B(\bar{3} \rightarrow 3)} \\ \vec{\delta}_{B(3/0)} &= \left. \frac{d\vec{\sigma}_{B(3/0)}}{dt} \right|_0 = I_3 \ddot{\beta} \vec{z}_0 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_{B(\bar{3} \rightarrow 3)} &= \vec{M}_{B(2 \rightarrow 3)} + \vec{M}_{B(ch \arg e \rightarrow 3)} + \vec{M}_{B(0 \rightarrow 3)} \\ \vec{M}_{B(2 \rightarrow 3)} &= \vec{M}_{A(2 \rightarrow 3)} + \vec{R}_{(2 \rightarrow 3)} \wedge \overrightarrow{AB} = -a (X_{32} \cos \alpha + Y_{32} \sin \alpha) \vec{z}_0 \\ \vec{M}_{B(ch \arg e \rightarrow 3)} &= \vec{M}_{C(ch \arg e \rightarrow 3)} + \vec{R}_{(ch \arg e \rightarrow 3)} \wedge \overrightarrow{CB} = -FL \sin \beta \vec{z}_0 \\ \vec{M}_{B(0 \rightarrow 3)} &= \vec{0} \end{aligned}$$

$$I_3 \ddot{\beta} = -a (X_{32} \cos \alpha + Y_{32} \sin \alpha) - FL \sin \beta \quad (5)$$

7) Les inconnues sont $\{F_V, Y_{21}, N_{21}, X_{32}, Y_{32}\}$ et le nombre d'équations est égal à 5 \Rightarrow la démarche ainsi réalisée permet de caractériser la force F_V du vérin.