## Sciences Industrielles de

l'Ingénieur

Révision 1 – Résolution des problèmes de statique – Statique 2D

TD 03

# C × B A

#### Interface maître et esclave d'un robot \*\*

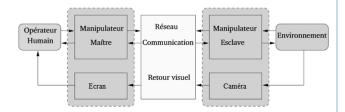
CCP PSI 2015

#### Savoirs et compétences :

- Res2.C18: principe fondamental de la statique;
- Res2.C19: équilibre d'un solide, d'un ensemble de solides;
- Res2.C20: théorème des actions réciproques.

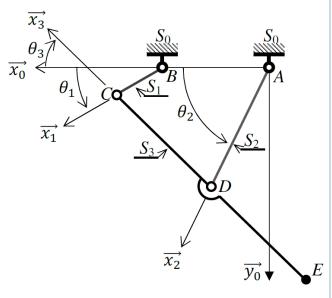
#### Mise en situation

La téléopération consiste à mettre en relation deux manipulateurs appelés communément maître et esclave. Le manipulateur maître permet au chirurgien de donner sa consigne de déplacement à l'aide d'un levier de commande tandis que l'esclave l'exécute au contact de l'environnement (l'organe à opérer). Les deux sous-systèmes échangent des informations de déplacement et d'effort au travers d'un ou plusieurs canaux de communication. Un retour visuel est également mis en place en parallèle à ce dispositif.



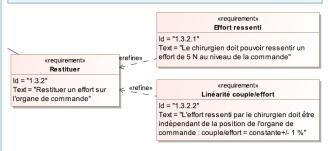
#### Modélisation de l'interface maître

Ce mécanisme est constitué de 4 barres reliées par des liaisons pivots.



Xavier Pessoles

Objectif Vérifier que l'exigence « Linéarité couple/effort » (id 1.3.2.2) peut être satisfaite par le mécanisme de HOEKEN.



- Solide  $S_0$ , repère  $\mathcal{R}_0(A; \overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{z_0})$ ,  $\overrightarrow{AB} = L_0 \overrightarrow{x_0}$  avec  $L_0 = 50 \, \text{mm}$ .
- Solide  $S_1$ , repère  $\mathcal{R}_1(B; \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_0}), \overrightarrow{BC} = L_1 \overrightarrow{x_1}$  avec  $L_1 = 25 \,\text{mm}, \ \theta_1 = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_1}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_1}).$
- Solide  $S_2$ , repère  $\mathcal{R}_2(A; \overrightarrow{x_2}, \overrightarrow{y_2}, \overrightarrow{z_0}), \overrightarrow{AD} = L_2 \overrightarrow{x_2}$  avec  $L_2 = 62,5 \text{ mm}, \ \theta_2 = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_2}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_2}).$
- Solide  $S_3$ , repère  $\mathcal{R}_3(C; \overrightarrow{x_3}, \overrightarrow{y_3}, \overrightarrow{z_0})$ ,  $\overrightarrow{ED} = \overrightarrow{DC} = L_2 \overrightarrow{x_3}$  avec  $\theta_3 = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_3}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_3})$ .
- On notera  $\{\mathcal{T}(S_i \to S_j)\} = \left\{ \begin{array}{cc} X_{ij} & L_{ij} \\ Y_{ij} & M_{ij} \\ Z_{ij} & N_{ij} \end{array} \right\}_{P,\mathcal{B}_0}$  l'ex-

pression l'expression au point P, en projection dans la base  $\mathcal{B}_0$ , du torseur de l'action mécanique exercée par le solide  $S_i$  sur le solide  $S_j$ ; toutes les inconnues seront exprimées dans la base  $\mathcal{B}_0$ .

- L'action mécanique exercée par le moteur sur  $S_1$  sera modélisée par un couple  $C_m(t)\overrightarrow{z_0}$ .
- L'action mécanique exercée par l'opérateur sur  $S_3$  sera modélisée par une force  $F(t)\overrightarrow{x_0}$  appliquée au point E.
- L'accélération de la pesanteur sera représentée par le vecteur  $\overrightarrow{g} = -g \overrightarrow{z_0}$ .
- Les inerties des solides en mouvement et les frottements dans les guidages seront négligés.

**Question** 1 Réaliser le graphe d'analyse du mécanisme (liaisons et efforts).

**Question 2** #CCMP Proposer une démarche permettant d'exprimer le couple moteur en fonction de l'effort de l'opérateur et des parmètres géométriques.

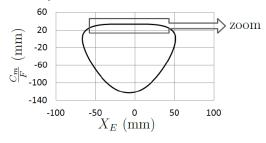


**Question 3 #CCMP** *Mettre en œuvre cette démarche et montrer que* 

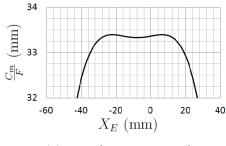
$$C_m = \frac{L_1 F}{\sin(\theta_2 - \theta_3)} (\sin \theta_1 \sin(\theta_2 + \theta_3) - 2\cos \theta_1 \sin \theta_2 \sin \theta_3).$$

$$C_m = \frac{L_1 F}{\sin(\theta_2 - \theta_3)} (\sin \theta_1 \sin(\theta_2 + \theta_3) - 2\cos \theta_1 \sin \theta_2 \sin \theta_3).$$

Cette relation n'étant pas linéaire, on propose d'analyser les résultats d'une simulation numérique en traçant le couple moteur/effort opérateur en fonction de l'abscisse du point E Q6.



(a) Rapport couple/effort



(b)  $X_E \in [-60 \,\mathrm{mm}, 40 \,\mathrm{mm}]$ 

**Question** 4 Retrouver ces graphes en utilsant Python. J'ai pas essayé, mais si eux ont réussi, pourquoi pas vous? Il faut peut-être utiliser le prmier devoir de vacances.

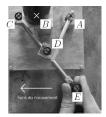
**Question** 5 Déterminer, à partir de la figure précédente, sur quel intervalle de l'abscisse  $X_E$  l'exigence « Linéarité couple/effort » (id 1.3.2.2) est satisfaite. Indiquer si cet intervalle est compatible avec les exigences précédemment vérifiées.

#### Modéliser le comportement des systèmes mécaniques dans le but d'établir une loi de comportement ou de déterminer des actions mécaniques en utilisant le PFD

Révision 1 – Résolution des problèmes de statique – Statique 2D

l'Ingénieur

**TD 03** 



#### Interface maître et esclave d'un robot \*

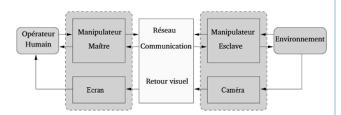
CCP PSI 2015

#### Savoirs et compétences :

- Res2.C18: principe fondamental de la statique;
- *Res2.C19*: équilibre d'un solide, d'un ensemble de solides;
- Res2.C20: théorème des actions réciproques.

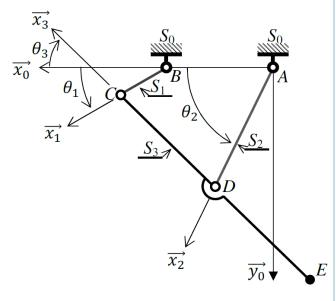
#### Mise en situation

La téléopération consiste à mettre en relation deux manipulateurs appelés communément maître et esclave. Le manipulateur maître permet au chirurgien de donner sa consigne de déplacement à l'aide d'un levier de commande tandis que l'esclave l'exécute au contact de l'environnement (l'organe à opérer). Les deux sous-systèmes échangent des informations de déplacement et d'effort au travers d'un ou plusieurs canaux de communication. Un retour visuel est également mis en place en parallèle à ce dispositif.

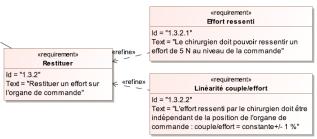


#### Modélisation de l'interface maître

Ce mécanisme est constitué de 4 barres reliées par des liaisons pivots.



Objectif Vérifier que l'exigence « Linéarité couple/effort » (id 1.3.2.2) peut être satisfaite par le mécanisme de HOEKEN.



- Solide  $S_0$ , repère  $\mathcal{R}_0(A; \overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{z_0}), \overrightarrow{AB} = L_0 \overrightarrow{x_0}$  avec  $L_0 = 50 \, \text{mm}.$
- Solide  $S_1$ , repère  $\mathcal{R}_1(B; \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_0}), \overrightarrow{BC} = L_1 \overrightarrow{x_1}$  avec  $L_1 = 25 \,\mathrm{mm}, \; \theta_1 = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_1}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_1}).$
- Solide  $S_2$ , repère  $\mathcal{R}_2(A; \overrightarrow{x_2}, \overrightarrow{y_2}, \overrightarrow{z_0}), \overrightarrow{AD} = L_2 \overrightarrow{x_2}$  avec  $L_2 = 62.5 \,\mathrm{mm}, \; \theta_2 = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_2}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_2}).$
- Solide  $S_3$ , repère  $\mathcal{R}_3(C; \overrightarrow{x_3}, \overrightarrow{y_3}, \overrightarrow{z_0})$ ,  $\overrightarrow{ED} = \overrightarrow{DC} =$  $L_2 \overrightarrow{x_3}$  avec  $\theta_3 = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_3}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_3}).$
- On notera  $\{\mathcal{T}(S_i \to S_j)\} = \begin{cases} X_{ij} & L_{ij} \\ Y_{ij} & M_{ij} \\ Z_{ij} & N_{ij} \end{cases}$

pression l'expression au point P, en projection dans la base  $\mathcal{B}_0$ , du torseur de l'action mécanique exercée par le solide  $S_i$  sur le solide  $S_i$ ; toutes les inconnues seront exprimées dans la base  $\mathcal{B}_0$ .

- L'action mécanique exercée par le moteur sur S<sub>1</sub> sera modélisée par un couple  $C_m(t)\overrightarrow{z_0}$ .
- L'action mécanique exercée par l'opérateur sur S<sub>3</sub> sera modélisée par une force  $F(t)\overrightarrow{x_0}$  appliquée au point E.
- L'accélération de la pesanteur sera représentée par le vecteur  $\overrightarrow{g} = -g \overrightarrow{z_0}$ .
- · Les inerties des solides en mouvement et les frottements dans les guidages seront négligés.

**Question** 1 Réaliser le graphe d'analyse du mécanisme (liaisons et efforts).

Question 2 #CCINP Déterminer les équations algébriques issues du développement des 4 relations suivantes :



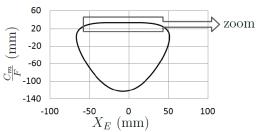
- théorème du moment statique en B appliqué à l'équilibre de  $S_1$ , en projection sur  $\overrightarrow{z_0}$ ;
- théorème du moment statique en A appliqué à l'équilibre de  $S_2$ , en projection sur  $\overrightarrow{z_0}$ ;
- théorème du moment statique en D appliqué à l'équilibre de  $S_3$ , en projection sur  $\overrightarrow{z_0}$ ;
- théorème de la résultante statique appliqué à l'équilibre de  $S_3$ , en projection sur  $\overline{y_2}$ .

Montrer que

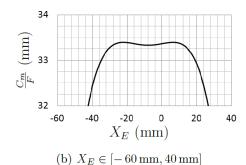
$$C_m = \frac{L_1 F}{\sin(\theta_2 - \theta_3)} (\sin \theta_1 \sin(\theta_2 + \theta_3) - 2\cos \theta_1 \sin \theta_2 \sin \theta_3).$$

$$C_m = \frac{L_1 F}{\sin(\theta_2 - \theta_3)} (\sin \theta_1 \sin(\theta_2 + \theta_3) - 2\cos \theta_1 \sin \theta_2 \sin \theta_3)$$

Cette relation n'étant pas linéaire, on propose d'analyser les résultats d'une simulation numérique en traçant le couple moteur/effort opérateur en fonction de l'abscisse du point E Q6.



(a) Rapport couple/effort



(b)  $A_E \in [-00 \text{ mm}, 40 \text{ mm}]$ 

**Question 3** Retrouver ces graphes en utilsant Python. J'ai pas essayé, mais si eux ont réussi, pourquoi pas vous? Il faut peut-être utiliser le prmier devoir de vacances.

**Question 4** Déterminer, à partir de la figure précédente, sur quel intervalle de l'abscisse  $X_E$  l'exigence « Linéarité couple/effort » (id 1.3.2.2) est satisfaite. Indiquer si cet intervalle est compatible avec les exigences précédemment vérifiées.

Sciences
Industrielles de

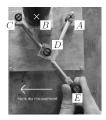
M

**PSI**<sup>⋆</sup>

Révision 1 – Résolution des problèmes de statique – Statique 2D

l'Ingénieur

**TD 03** 



#### Interface maître et esclave d'un robot \*\*

CCP PSI 2015

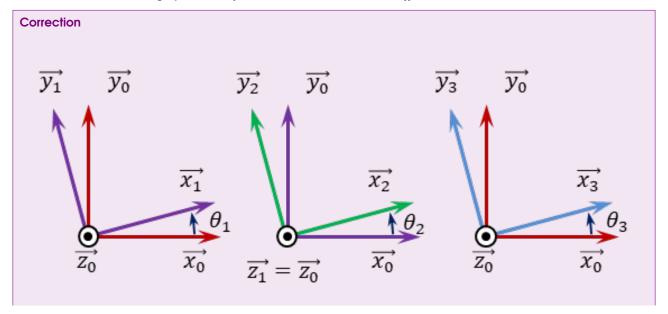
#### Savoirs et compétences :

- Res2.C18: principe fondamental de la statique;
- Res2.C19: équilibre d'un solide, d'un ensemble de solides;
- Res2.C20: théorème des actions réciproques.

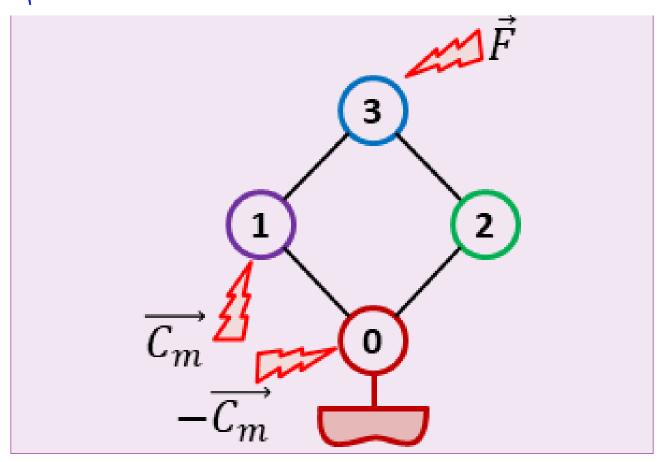
#### Mise en situation

#### Modélisation de l'interface maître

**Question** 1 Réaliser le graphe d'analyse du mécanisme (liaisons et efforts).







Question 2 #CCMP Proposer une démarche permettant d'exprimer le couple moteur en fonction de l'effort de l'opérateur et des parmètres géométriques.

#### Correction

- On commence par isoler le solide  $S_2$  soumis à deux forces. D'après le PFS, on a donc  $\{\mathcal{T}(0 \to 2)\} = -\{\mathcal{T}(3 \to 2)\} = -\{\mathcal{T}(3 \to 2)\}$
- Le solide  $S_1$  est en rotation d'axe  $(B, \overrightarrow{z_0})$ . On réalise un TMS en B.
- On isole  $S_3$  Pour ne pas introduire les inconnues de liaison en D, on réalise un TMS en D.

#### Question 3 #CCMP Mettre en œuvre cette démarche et montrer que

$$C_m = \frac{L_1 F}{\sin(\theta_2 - \theta_3)} (\sin \theta_1 \sin(\theta_2 + \theta_3) - 2\cos \theta_1 \sin \theta_2 \sin \theta_3).$$

#### Correction

Après avoir isolé  $S_2$ , on a vu que  $\{\mathcal{T}(2 \to 3)\} = \left\{\begin{array}{c} F_{23} \overrightarrow{x_2} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_D$ .

On isole  $S_1$ .

On réalise le BAME.

- Action de la liaison pivot.
- Action du couple moteur.
- Action de  $S_3$  sur  $S_1: \{\mathscr{T}(0 \to 1)\} = \left\{\begin{array}{c} X_{31} \overrightarrow{X_0} + Y_{31} \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_C$ .

On applique le TMS en B en projection sur  $\overrightarrow{z_0}$  et on a :

$$C_m + \overrightarrow{BC} \wedge (X_{31} \overrightarrow{x_0} + Y_{31} \overrightarrow{y_0}) \cdot \overrightarrow{z_0} = 0$$

$$\Leftrightarrow C_m + L_1 \overrightarrow{x_1} \wedge \left( X_{31} \overrightarrow{x_0} + Y_{31} \overrightarrow{y_0} \right) \cdot \overrightarrow{z_0} = 0$$
  
$$\Leftrightarrow C_m + L_1 (-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0$$

$$\Leftrightarrow C_m + L_1(-\Lambda_{31} \sin \theta_1 + I_{31} \cos \theta_1) = 0$$



On isole  $S_3$ .

On réalise le BAME.

- Action de la liaison pivot en *C* (1 sur 3).
- Action de la liaison pivot en *D* (2 sur 3).
- Action de l'opérateur en *E* .

On applique le TMS en B en projection sur  $\overrightarrow{z_0}$  et on a :

$$\overrightarrow{DC} \wedge - \left(X_{31}\overrightarrow{x_0} + Y_{31}\overrightarrow{y_0}\right) + \left(\overrightarrow{DE} \wedge F(t)\overrightarrow{x_0}\right) \cdot \overrightarrow{z_0} = 0$$

$$\Leftrightarrow \left(L_2\overrightarrow{x_3} \wedge - \left(X_{31}\overrightarrow{x_0} + Y_{31}\overrightarrow{y_0}\right)\right) \cdot \overrightarrow{z_0} - \left(L_2\overrightarrow{x_3} \wedge F(t)\overrightarrow{x_0}\right) \cdot \overrightarrow{z_0} = 0$$

$$\Leftrightarrow L_2(X_{31}\sin\theta_3 - Y_{31}\cos\theta_3) + L_2F(t)\sin\theta_3 = 0$$

À ce stade, il manque une équation pour éliminer  $X_{31}$  ou  $Y_{31}$ . Il faut donc une équation de la résultante. Pour ne pas faire apparaître  $F_{23}$ , on peut isoler  $S_3$  et réaliser un théorème de la résultante statique suivant  $\overrightarrow{y_2}$ :

e pas tains apparature 
$$t_{23}$$
, on peut soler  $s_3$  et realiser un theoreme de la resultante stanque sulvant  $t_2$  ( $-(X_{31}, x_4, Y_{13}, y_5) + Y_{23}, x_2 + F(t)x_0)$ ),  $Y_{23} = 0$ 

$$\Leftrightarrow -(-X_{31} \sin \theta_2 + Y_{31} \cos \theta_2 - F(t) \sin \theta_2 = 0$$

$$\Leftrightarrow X_{31} \sin \theta_2 - Y_{31} \cos \theta_2 - F(t) \sin \theta_2 = 0$$
On a donc:
$$\begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ L_2(X_{31} \sin \theta_3 - Y_{31} \cos \theta_3) + L_2F(t) \sin \theta_3 = 0 \\ X_{31} \sin \theta_2 - Y_{31} \cos \theta_2 - F(t) \sin \theta_2 = 0 \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ L_2(X_{31} \sin \theta_3 - Y_{31} \cos \theta_3) + L_2F(t) \sin \theta_3 = 0 \\ X_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \\ x_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \\ x_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2} \\ x_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 \sin \theta_2 - \cos \theta_3 \sin \theta_2 = -2F(t) \sin \theta_2 \sin \theta_3 \\ X_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 \sin \theta_3 - \cos \theta_3 \sin \theta_2 = -2F(t) \sin \theta_2 \sin \theta_3 \\ X_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2} \\ \sin \theta_2 \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \sin (\theta_3 - \theta_2) = -2F(t) \sin \theta_2 \sin \theta_3 \\ x_{31} = \frac{Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2}{\sin \theta_2} \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \sin (\theta_3 - \theta_2) = -2F(t) \sin \theta_2} \\ \sin \theta_2 \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_1) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2} \\ \sin \theta_2 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_2) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2} \\ \sin \theta_2 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_2) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2} \\ \sin \theta_2 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_2) = 0 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_2) = 0 \\ Y_{31} \cos \theta_2 + F(t) \sin \theta_2} \\ \sin \theta_2 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_1 + Y_{31} \cos \theta_2) = 0 \end{cases}$$

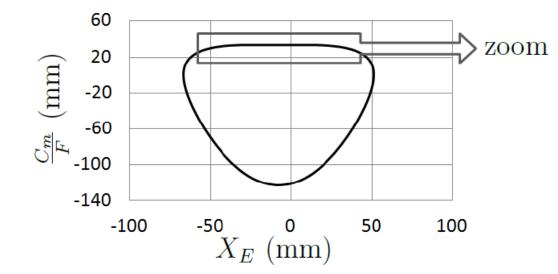
$$\Rightarrow \begin{cases} C_m + L_1(-X_{31} \sin \theta_$$

$$C_m = \frac{L_1 F}{\sin(\theta_2 - \theta_3)} (\sin \theta_1 \sin(\theta_2 + \theta_3) - 2\cos \theta_1 \sin \theta_2 \sin \theta_3).$$

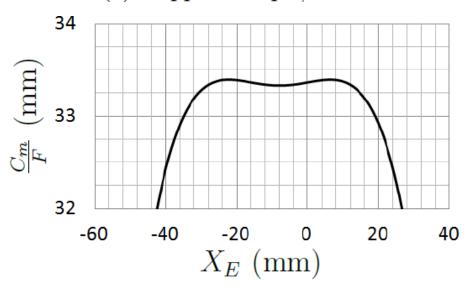
Cette relation n'étant pas linéaire, on propose d'analyser les résultats d'une simulation numérique en traçant le couple moteur/effort opérateur en fonction de l'abscisse du point E Q6.

7





### (a) Rapport couple/effort



(b) 
$$X_E \in [-60 \,\mathrm{mm}, 40 \,\mathrm{mm}]$$

**Question** 4 Retrouver ces graphes en utilsant Python. J'ai pas essayé, mais si eux ont réussi, pourquoi pas vous? Il faut peut-être utiliser le prmier devoir de vacances.

Correction

**Question** 5 Déterminer, à partir de la figure précédente, sur quel intervalle de l'abscisse  $X_E$  l'exigence « Linéarité couple/effort » (id 1.3.2.2) est satisfaite. Indiquer si cet intervalle est compatible avec les exigences précédemment vérifiées.

Correction