

## Contrôle continu de statique

Le système étudié permet l'ouverture d'une porte latérale sur un avion cargo.

La présente étude porte essentiellement sur l'exigence permettant **d'assurer le mouvement du système d'ouverture**.

Les sous-exigences associées à cette exigence exprimée de manière globale sont :

- la sous-exigence permettant d'assurer que la porte a un **débattement angulaire suffisant** pour permettre le passage des matériels, marchandises et personnels par la porte ;
- la sous-exigence permettant d'assurer que le passage d'une position fermée à ouverte, et inversement, se fait en **un temps compatible** avec les cadences de chargement et déchargement souhaitées ;
- la sous-exigence permettant d'assurer que **le système est assez puissant** pour manoeuvrer une porte et qu'en cas de surcharge, aucune défaillance du système ne sera observée.

$S_0$  = Fuselage de l'avion

$S_1$  = Porte

$S_2$  = Basculeur

$S_3$  = Corps de vérin

$S_4$  = Tige de vérin

Données géométriques :

$$\overrightarrow{CD} = \lambda \cdot \overrightarrow{x_3}; \quad \overrightarrow{CB} = a \cdot \overrightarrow{x} - b \cdot \overrightarrow{y}$$

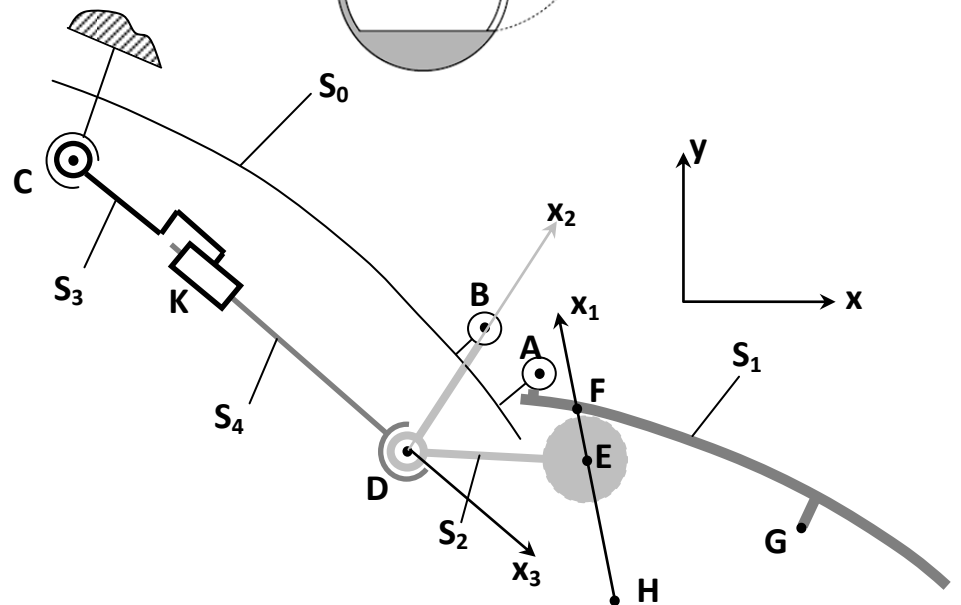
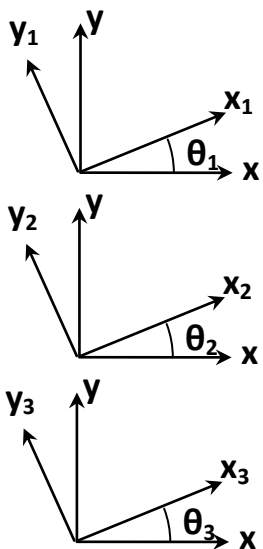
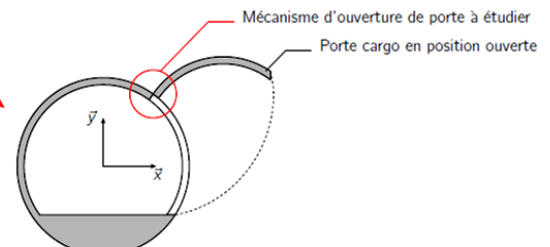
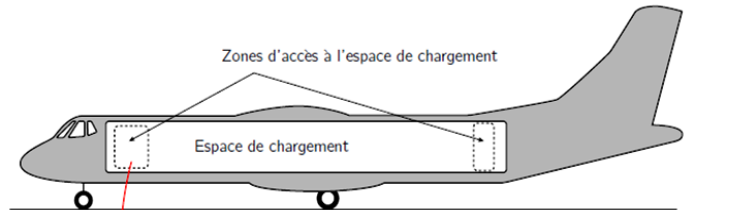
$$\overrightarrow{FE} = \delta \cdot \overrightarrow{x_1}; \quad \overrightarrow{AB} = -a_0 \cdot \overrightarrow{x} + b_0 \cdot \overrightarrow{y}$$

$$\overrightarrow{AG} = -a_1 \cdot \overrightarrow{x_1} - b_1 \cdot \overrightarrow{y_1}$$

$$\overrightarrow{AF} = -c \cdot \overrightarrow{x_1} - d_1 \cdot \overrightarrow{y_1}$$

$$\overrightarrow{BD} = -a_2 \cdot \overrightarrow{x_2}$$

$$\overrightarrow{BE} = -b_2 \cdot \overrightarrow{x_2} - c_2 \cdot \overrightarrow{y_2}$$



### Validation de l'exigence : poussée de l'actionneur ( $S_3+S_4$ )

Le cahier des charges indique que l'actionneur doit être capable d'ouvrir et fermer une porte dont la masse est notée  $M$  et dont le centre de gravité est noté  $G$ . Dans le repère  $(A, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z})$ , la position de  $G$  est repérée comme suit :  $\overrightarrow{AG} = -a_1 \cdot \overrightarrow{x_1} - b_1 \cdot \overrightarrow{y_1}$  (voir figure ci-dessus). L'objectif de cette partie est d'estimer la charge maximale que doit être capable de pousser le vérin. On fait les hypothèses suivantes :

- On se place en régime permanent : les effets d'accélération sont négligés ;
- On considère que toutes les liaisons sont parfaites : on néglige donc tous les frottements et les jeux dans les liaisons ;
- On néglige le poids de toutes les pièces en mouvement, excepté celui de la porte ( $S_1$ ) appliqué en  $G$ .

En G il s'applique le poids de la porte :  $\{\mathcal{J}_{g \rightarrow S_1}\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{P} = -M \cdot g \cdot \vec{y} \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$

En F l'action de contact s'écrit :  $\{\mathcal{J}_{F S_2 \rightarrow S_1}\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{F}_F = F_F \cdot \vec{x}_1 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{(\vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)}$

1) A partir du schéma cinématique, réaliser le graphe de liaisons du système faisant intervenir les solides  $S_0, S_1, S_2, S_3$  et  $S_4$  ( préciser le nom, le centre et l'axe principal de chaque liaison )

2) Démontrer :

$$\text{- que } \{\mathcal{J}_{C S_0 \rightarrow S_3}\} = - \{\mathcal{J}_{D S_2 \rightarrow S_4}\}$$

$$\text{- que } \{\mathcal{J}_{D S_2 \rightarrow S_4}\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{F}_D = -F_D \cdot \vec{x}_3 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{(\vec{x}_3, \vec{y}_3, \vec{z}_3)} \quad \text{et} \quad \{\mathcal{J}_{C S_0 \rightarrow S_3}\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{F}_C = F_C \cdot \vec{x}_3 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{(\vec{x}_3, \vec{y}_3, \vec{z}_3)}$$

3) On cherche à déterminer l'effort à développer par l'actionneur. Quelle action mécanique faut-il déterminer ?

4) On cherche à déterminer l'action de contact en F. Quel solide ou ensemble de solides faut-il isoler ?

5) Isoler ce solide ou ensemble de solides, faire le bilan des actions qui lui sont appliquées.

6) Par application du principe fondamental de la statique ( on précisera les conditions nécessaires), déterminer l'action de liaison en F  $\{\mathcal{J}_{F S_2 \rightarrow S_1}\}$  en fonction de M, g et des dimensions géométriques.

On démontrera que  $F_F = \frac{Mg}{d_1} (b_1 \cdot \sin \theta_1 - a_1 \cdot \cos \theta_1)$

7) On cherche à déterminer l'action de liaison en D en fonction de M, g et des dimensions géométriques.

Quel solide ou ensemble de solides faut-il isoler ?

8) Isoler ce solide ou ensemble de solides, faire le bilan des actions qui lui sont appliquées.

9) Par application du principe fondamental de la statique ( on précisera les conditions nécessaires), déterminer l'action de liaison en D  $\{\mathcal{J}_{D S_2 \rightarrow S_4}\}$  en fonction de M, g et des dimensions géométriques

10) Déterminer la norme de l'action de poussée de l'actionneur ( $S_3+S_4$ )

## Rappel

Le torseur des actions transmissibles du solide  $i$  sur le solide  $j$  par la liaison entre  $i$  et  $j$  au point A sera noté :

$$\{\mathcal{J}_{A(i \rightarrow j)}\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{R}_{A i \rightarrow j} \\ \vec{M}_{A i \rightarrow j} \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} \vec{R}_{A i \rightarrow j} = X_{A ij} \cdot \vec{x} + Y_{A ij} \cdot \vec{y} + Z_{A ij} \cdot \vec{z} \\ \vec{M}_{A i \rightarrow j} = L_{A ij} \cdot \vec{x} + M_{A ij} \cdot \vec{y} + N_{A ij} \cdot \vec{z} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{ll} X_{A ij} & L_{A ij} \\ Y_{A ij} & M_{A ij} \\ Z_{A ij} & N_{A ij} \end{array} \right\}_{(x,y,z)}$$