

Contrôle continu de mécanique du solide

Systeme à barres

Deux barres (S_1) et (S_2) de longueur $2l$ et de masse m sont articulées en A l'une par rapport à l'autre

De plus (S_1) est articulée en O et (S_2) est articulée en B par rapport à (S_3)

(S_3) est en liaison glissière d'axe O, \vec{y}_0 par rapport au bâti fixe

On cherche à établir les équations d'équilibre issues de l'application du principe fondamental de la dynamique.

En B on considère que les centre de la liaison glissière et de la liaison pivot sont confondus.

On considère les points B et O alignés sur l'axe O, \vec{y}_0

Le repère R_0 (O, \vec{x}_0 , \vec{y}_0 , \vec{z}_0) est lié à la partie fixe

Le repère R_1 (O, \vec{x}_1 , \vec{y}_1 , \vec{z}_1) est lié à S_1

Le repère R_2 (B, \vec{x}_2 , \vec{y}_2 , \vec{z}_2) est lié à S_2

Hypothèses :

On considère le système comme plan et on néglige les frottements

On notera l_0 la longueur libre du ressort

On donne les moments d'inertie des barres S_1 et S_2 par rapport à (O, \vec{z}_0) : $I_{G_1 z_0}(S_1) = I_{G_2 z_0}(S_2) = \frac{ml^2}{3}$

La masse du solide (S_3) est négligée.

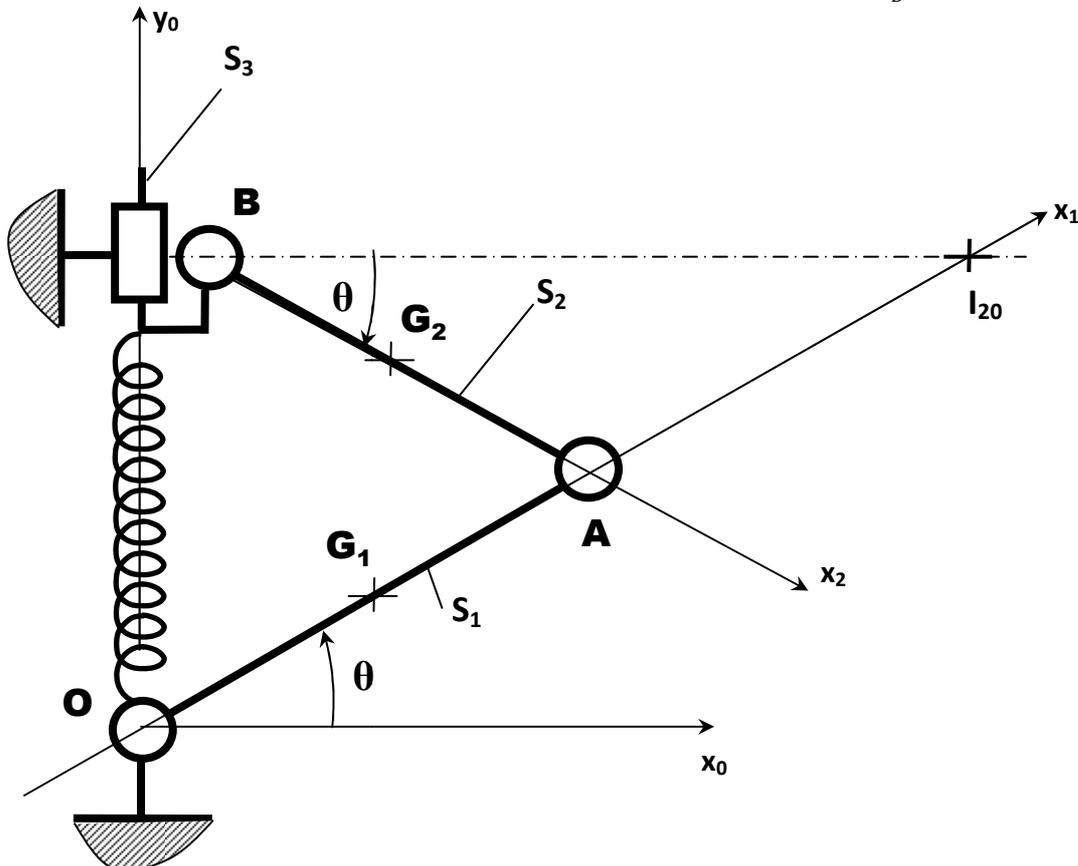
La force développée par le ressort sera modélisée par le torseur $\{T_{ressort \rightarrow S_3}\} = \left\{ \begin{array}{c} -k(y_B - l_0) \cdot \vec{y} \\ \vec{0} \end{array} \right\}_B$

l_0 étant la longueur libre du ressort

L'action de la liaison pivot en A sera modélisée par le torseur $\{T_{S_2 \rightarrow S_1}\} = \left\{ \begin{array}{c} X_A \cdot \vec{x}_1 + Y_A \cdot \vec{y}_1 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_A$

L'action de la liaison pivot en O sera modélisée par le torseur $\{T_{S_0 \rightarrow S_1}\} = \left\{ \begin{array}{c} X_O \cdot \vec{x}_0 + Y_O \cdot \vec{y}_0 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_O$

L'action de la liaison en B sera modélisée par le torseur $\{T_{S_0 \rightarrow S_2+S_3}\} = \left\{ \begin{array}{c} X_B \cdot \vec{x}_0 \\ \vec{0} \end{array} \right\}_B$



Questions

- 1) Réaliser les figures des changements de bases
- 2) Calculer $\vec{\Omega} (S_1/R_0)$ et $\vec{\Omega} (S_2/R_0)$.
- 3) Expliquer comment a été déterminé I_{20} , le centre instantané de (S_2) par rapport à R_0
- 4) Isoler la barre (S_1) , faire le bilan des actions qui lui sont appliquées.
L'action de (S_2) sur (S_1) sera exprimée dans le repère $R_1 (O, \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_0)$
Isoler l'ensemble des barres $\{(S_2) + (S_3)\}$, faire le bilan des actions qui lui sont appliquées.
- 5) Ecrire les composantes des torseurs des actions appliquées à (S_1) au point O
- 6) Ecrire les composantes des torseurs des actions appliquées à $\{(S_2) + (S_3)\}$ au point I
- 7) Calculer la vitesse \vec{V}_{G_1/R_0} et l'accélération \vec{I}_{G_1/R_0} de G_1 par rapport à R_0
- 8) Calculer la vitesse \vec{V}_{G_2/R_0} et l'accélération \vec{I}_{G_2/R_0} de G_2 par rapport à R_0
Exprimer les 2 vecteurs dans le repère $R_0 (O, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$
- 9) Calculer le moment cinétique de (S_1) dans son mouvement par rapport à (S_0) au point G_1 puis au point O
- 10) Calculer le moment cinétique de $\{(S_2) + (S_3)\}$ dans son mouvement par rapport à (S_0) au point G_2 puis au point I
- 11) Calculer le moment dynamique de (S_1) dans son mouvement par rapport à (S_0) au point O
Calculer le moment dynamique de $\{(S_2) + (S_3)\}$ dans son mouvement par rapport à (S_0) au point I
- 12) Appliquer le théorème du moment dynamique à (S_1) et écrire l'équation qui en résulte
- 13) Appliquer le théorème du moment dynamique à $\{(S_2) + (S_3)\}$ et écrire l'équation qui en résulte
- 14) En combinant les équations obtenues aux questions 12) et 13) déduire la relation entre θ et ses dérivées