

Energétique des solides indéformables

Théorème de l'énergie cinétique

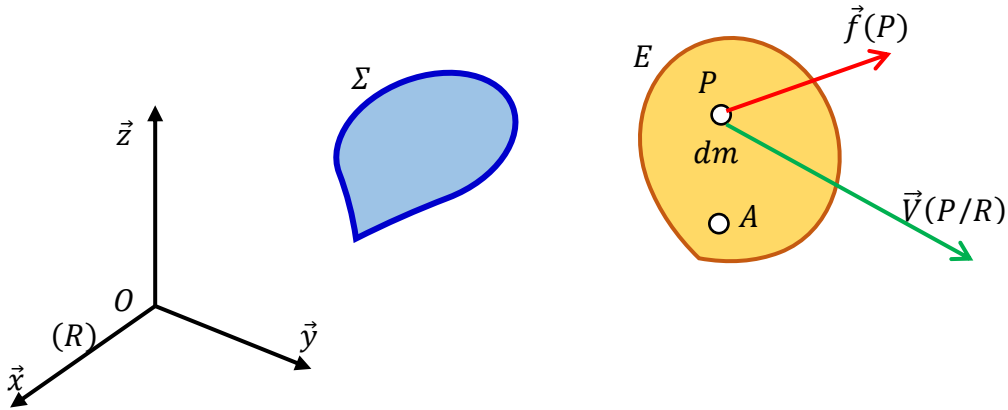
1. Puissance

1.1. Puissance développée par une action mécanique extérieure à un système matériel E dans son mouvement par rapport à un repère R

1.1.1. Définition

La puissance développée, à la date t, par l'action mécanique de Σ sur E dans son mouvement par rapport à R est :

$$P(\Sigma \rightarrow E/R) = \int_{P \in E} \vec{f}(P) \cdot \vec{V}(P/R) dm$$



1.1.2. Cas d'un solide

Pour le cas d'un solide, on peut écrire : $\vec{V}(P/R) = \vec{V}(P \in S/R) = \vec{V}(A \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \wedge \overline{AB}$
 D'où $P(\Sigma \rightarrow S/R) = \int_{P \in S} \vec{f}(P) \cdot \vec{V}(P \in S/R) dm = \int_{P \in S} \vec{f}(P) \cdot (\vec{V}(A \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \wedge \overline{AB}) dm$
 Soit $P(\Sigma \rightarrow S/R) = \int_{P \in S} \vec{f}(P) \cdot \vec{V}(A \in S/R) dm + \int_{P \in S} \vec{f}(P) \cdot (\vec{\Omega}(S/R) \wedge \overline{AB}) dm$
 Ou bien $P(\Sigma \rightarrow S/R) = \vec{V}(A \in S/R) \cdot \int_{P \in S} \vec{f}(P) dm + \vec{\Omega}(S/R) \cdot \int_{P \in S} (\overline{AB} \wedge \vec{f}(P)) dm$

Or le torseur d'action mécanique de Σ sur S est donné par :

$$\{F(\Sigma \rightarrow S)\}_A = \left\{ \begin{array}{l} \vec{R}(\Sigma \rightarrow S) \\ \vec{M}_A(\Sigma \rightarrow S) \end{array} \right\} \text{ avec } \left\{ \begin{array}{l} \vec{R}(\Sigma \rightarrow S) = \int_{P \in S} \vec{f}(P) dm \\ \vec{M}_A(\Sigma \rightarrow S) = \int_{P \in S} (\overline{AB} \wedge \vec{f}(P)) dm \end{array} \right.$$

D'où $P(\Sigma \rightarrow S/R) = \vec{V}(A \in S/R) \cdot \vec{R}(\Sigma \rightarrow S) + \vec{\Omega}(S/R) \cdot \vec{M}_A(\Sigma \rightarrow S)$
 Soit finalement : $P(\Sigma \rightarrow S/R) = \{F(\Sigma \rightarrow S)\}_A \{\vartheta(S/R)\}_A$

La puissance développée par l'action mécanique du système matériel Σ sur le solide S est donnée par :

$$P(\Sigma \rightarrow S/R) = \{F(\Sigma \rightarrow S)\}_A \{\vartheta(S/R)\}_A$$

Remarque

La puissance développée par une action mécanique extérieure dépend du repère choisi, en effet, on a :

$$\begin{aligned} & \bullet P(\Sigma \rightarrow E/R) = \int_{P \in E} \vec{f}(P) \cdot \vec{V}(P/R) dm \\ & \bullet P(\Sigma \rightarrow E/R_1) = \int_{P \in E} \vec{f}(P) \cdot \vec{V}(P/R_1) dm \\ P(\Sigma \rightarrow E/R) - P(\Sigma \rightarrow E/R_1) &= \int_{P \in E} \vec{f}(P) \cdot (\vec{V}(P/R) - \vec{V}(P/R_1)) dm = \int_{P \in E} \vec{f}(P) \cdot \vec{V}(P \in R_1/R) dm \end{aligned}$$

Soit finalement, on peut déduire :

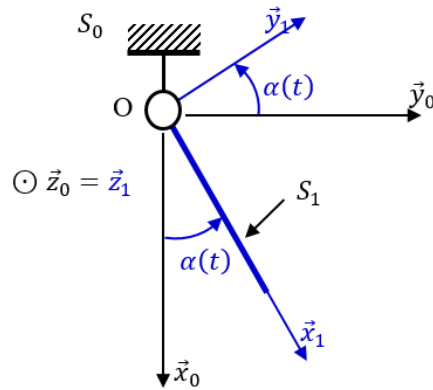
$$P(\Sigma \rightarrow E/R) - P(\Sigma \rightarrow E/R_1) = \{F(\Sigma \rightarrow E)\}_A \{\vartheta(R_1/R)\}_A$$

La puissance développée par une action mécanique extérieure dépend du repère choisi.

$$P(\Sigma \rightarrow E/R) - P(\Sigma \rightarrow E/R_1) = \{F(\Sigma \rightarrow E)\}_A \{\vartheta(R_1/R)\}_A$$

Application : Bras de robot

Un robot est composé d'un seul bras S_1 articulé au point O par rapport au bâti S_0 .



Données

- Le bras S_1 est de masse m_1 et de centre d'inertie G_1 tel que $\overrightarrow{OG_1} = a\vec{x}_1$;
- La liaison pivot (O, \vec{z}_0) est parfaite ;
- Le champ de la pesanteur est modélisé par $\vec{g} = g\vec{x}_0$
- Un servomoteur exerce un couple moteur $\vec{C}_m = C_m\vec{z}_0$ sur le bras S_1

Question

Déterminer la puissance développée par les actions mécaniques extérieures au bras (1) dans son mouvement par rapport au repère R_0 .

Réponse

$$P(\vec{S}_1 \rightarrow S_2 / R_0) = P(S_0 \rightarrow S_1 / R_0) + P(\text{moteur} \rightarrow S_1 / R_0) + P(\vec{g} \rightarrow S_1 / R_0)$$

$$\begin{aligned} P(S_0 \rightarrow S_1 / R_0) &= \left\{ F(S_0 \rightarrow S_1) \right\} \otimes \left\{ v(S_1 / R_0) \right\} \\ &= \left\{ \begin{matrix} X_{01} & L_{01} \\ Y_{01} & n_{01} \\ Z_{01} & 0 \end{matrix} \right\}_{R_0} \otimes \left\{ \begin{matrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ \omega_3 & 0 \end{matrix} \right\}_{R_0} = 0 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} P(\text{moteur} \rightarrow S_1 / R_0) &= \left\{ F(\text{mot} \rightarrow S_1) \right\} \otimes \left\{ v(S_1 / R_0) \right\} \\ &= \left\{ \begin{matrix} \vec{0} \\ C_m \vec{z}_0 \end{matrix} \right\} \otimes \left\{ \begin{matrix} \dot{\alpha} \vec{z}_0 \\ \vec{0} \end{matrix} \right\} = C_m \dot{\alpha} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} P(\vec{g} \rightarrow S_1 / R_0) &= \left\{ F(\vec{g} \rightarrow S_1) \right\} \otimes \left\{ v(S_1 / R_0) \right\} \\ &= \left\{ \begin{matrix} m_1 g \vec{x}_0 \\ \vec{OG}_1 \wedge m_1 g \vec{x}_0 \end{matrix} \right\} \otimes \left\{ \begin{matrix} \dot{\alpha} \vec{z}_0 \\ \vec{0} \end{matrix} \right\} \end{aligned}$$

$$P(\vec{g} \rightarrow S_1/R_0) = \left\{ \begin{matrix} m_1 g \vec{x}_0 \\ -m_1 a g \sin \alpha \vec{z}_0 \end{matrix} \right\}_G \otimes \left\{ \begin{matrix} \ddot{\alpha} \vec{z}_0 \\ 0 \end{matrix} \right\}_G$$

$$= -m_1 a g \ddot{\alpha} \sin \alpha$$

$$P(\vec{s}_1 \rightarrow S_1/R_0) = (C_m - m_1 a g \sin \alpha) \ddot{\alpha}$$

NB: On peut exprimer les deux torseurs au point G afin de calculer $P(\vec{g} \rightarrow S_1/R_0)$

$$P(\vec{g} \rightarrow S_1/R_0) = \left\{ \begin{matrix} m_1 g \vec{x}_0 \\ \vec{0} \end{matrix} \right\}_G \otimes \left\{ \begin{matrix} \ddot{\alpha} \vec{z}_0 \\ a \ddot{\alpha} \vec{y}_1 \end{matrix} \right\}_G$$

$$= -m_1 g a \ddot{\alpha} \sin \alpha$$

1.2. Puissance développée par les actions mutuelles entre deux systèmes matériels

1.2.1. Définition

La puissance développée, à la date t , par les actions mutuelles entre les deux systèmes matériels Σ et E , dans leurs mouvements par rapport à un repère R est :

$$P(\Sigma \leftrightarrow E/R) = P(\Sigma \rightarrow E/R) + P(E \rightarrow \Sigma/R)$$

Remarque

La puissance développée par les actions mutuelles entre les deux systèmes matériels Σ et E est indépendante du repère R par rapport auquel les deux systèmes sont en mouvement.

En effet, on a :

$$P(\Sigma \rightarrow E/R) - P(\Sigma \rightarrow E/R_1) = \{F(\Sigma \rightarrow E)\}_A \{\vartheta(R_1/R)\}_A (*)$$

$$P(E \rightarrow \Sigma/R) - P(E \rightarrow \Sigma/R_1) = \{F(E \rightarrow \Sigma)\}_A \{\vartheta(R_1/R)\}_A (**)$$

D'où :

$$(*)+(**) \rightarrow P(\Sigma \leftrightarrow E/R) - P(E \leftrightarrow \Sigma/R) = \{\vartheta(R_1/R)\}_A (\{F(\Sigma \rightarrow E)\}_A + \{F(E \rightarrow \Sigma)\}_A)$$

Soit finalement :

$P(\Sigma \leftrightarrow E/R) - P(E \leftrightarrow \Sigma/R_1) = 0$ et donc la puissance développée par les actions mutuelles ne dépend pas du repère choisi.

Conclusion

La puissance développée par les actions mutuelles ne dépend pas du repère choisi.

$$P(\Sigma \leftrightarrow E/R) = P(E \leftrightarrow \Sigma/R_1)$$

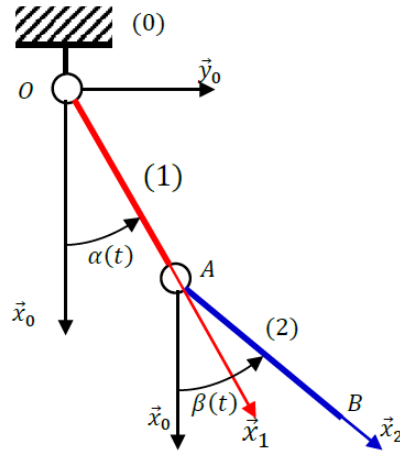
Pour cela, pour noter la puissance développée par les actions mutuelles entre les deux systèmes matériels Σ et E , on adopte la notation suivante :

$$P(\Sigma \leftrightarrow E)$$

Le choix du repère reste libre

Application : Robot à deux bras

On donne le schéma cinématique qui modélise un robot à deux bras. On demande de calculer les puissances développées par les actions mutuelles suivantes : $P(1 \leftrightarrow 2)$ et $P(0 \leftrightarrow 1)$



Réponse

Calcul de $P(1 \leftrightarrow 2)$:

Première réponse possible : $P(1 \leftrightarrow 2) = P(1 \rightarrow 2/0) + P(2 \rightarrow 1/0)$

Deuxième réponse possible : $P(1 \leftrightarrow 2) = P(1 \rightarrow 2/1) + P(2 \rightarrow 1/1) = P(1 \rightarrow 2/1)$

Première réponse possible : $P(1 \leftrightarrow 2) = P(1 \rightarrow 2/2) + P(2 \rightarrow 1/2) = P(2 \rightarrow 1/2)$

Calcul de $P(0 \leftrightarrow 1)$:

On remarque que : $P(0 \leftrightarrow 1) = P(0 \rightarrow 1/0)$

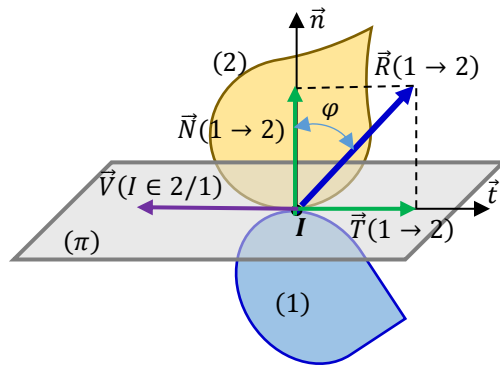
1.3. Liaison parfaite entre deux solides d'un point de vue énergétique

1.3.1 : Définition

Deux solides 1 et 2 ont une liaison parfaite, d'un point de vue énergétique, si quel que soit le mouvement autorisé par la liaison, la puissance des actions mutuelles entre les solides 1 et 2 est nulle :

$$P(1 \leftrightarrow 2) = 0$$

1.3.2. Cas d'une liaison ponctuelle



Le contact est supposé rigoureusement ponctuel.

- Le torseur d'actions mécaniques du solide 1 sur le solide 2 est de la forme, au point A : $\{F(1 \rightarrow 2)\}_I = \left\{ \begin{matrix} \vec{R}(1 \rightarrow 2) = \vec{N}(1 \rightarrow 2) + \vec{T}(1 \rightarrow 2) \\ \vec{0} \end{matrix} \right\}$ avec $\|\vec{T}(1 \rightarrow 2)\| = f \|\vec{N}(1 \rightarrow 2)\|$ et f représente le coefficient de frottement. D'après la loi de coulomb, $f = \tan \varphi$ avec φ est l'angle de frottement

- Le torseur cinématique de 2 par rapport à 1 au point I est donné par : $\{\vartheta(2/1)\}_I = \left\{ \begin{matrix} \vec{\Omega}(2/1) \\ \vec{V}(I \in 2/1) \end{matrix} \right\}$ avec $\vec{V}(I \in 2/1)$ est la vitesse de glissement de 2 par rapport à 1 au point I.

- Déterminer la puissance développée par les actions mutuelles entre les solides (1) et (2) ;
- Sous quelle(s) condition(s) cette puissance est nulle ?

Réponse

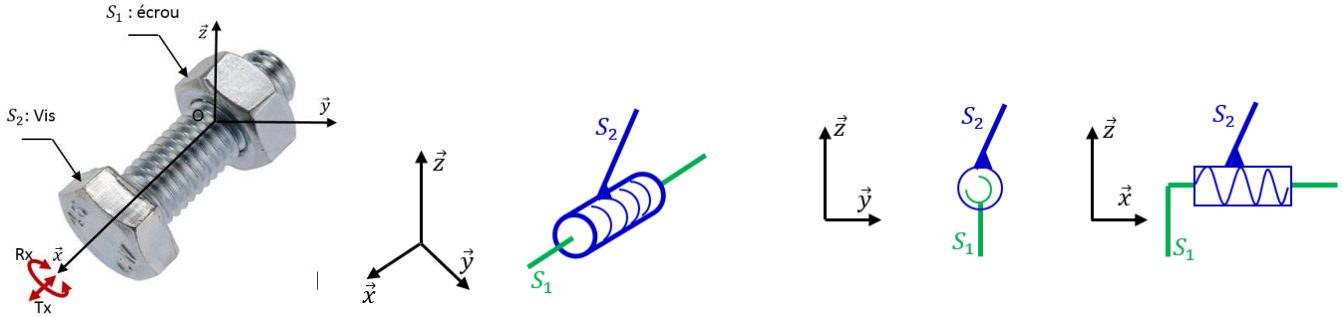
$$P(1 \leftrightarrow 2) = P(1 \rightarrow 2/1) = \{F(1 \rightarrow 2)\}_I \otimes \{\vartheta(2/1)\}_I = \left\{ \begin{matrix} \vec{R}(1 \rightarrow 2) = \vec{N}(1 \rightarrow 2) + \vec{T}(1 \rightarrow 2) \\ \vec{0} \end{matrix} \right\} \otimes \left\{ \begin{matrix} \vec{\Omega}(2/1) \\ \vec{V}(I \in 2/1) \end{matrix} \right\}$$

$$P(1 \leftrightarrow 2) = \vec{R}(1 \rightarrow 2) \cdot \vec{V}(I \in 2/1) = \vec{T}(1 \rightarrow 2) \cdot \vec{V}(I \in 2/1)$$

La puissance mutuelle est nulle, $P(1 \leftrightarrow 2) = 0$, dans deux situations

- $\vec{T}(1 \rightarrow 2) = \vec{0}$, c-à-d, $f = 0$; La liaison ponctuelle est parfaite
- $\vec{V}(I \in 2/1) = \vec{0}$; condition de roulement sans glissement (C.R.S.G)

1.3.3. Cas d'une liaison hélicoïdale



Pour la liaison hélicoïdale d'axe \vec{x} , le torseur cinématique est donné par :

$$\{\vartheta(S_2/S_1)\}_O = \begin{Bmatrix} \omega_x & v_x \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})} \quad \text{Avec : } \begin{cases} v_x = +\frac{pas}{2\pi} \omega_x \text{ si le filetage est à droite} \\ v_x = -\frac{pas}{2\pi} \omega_x \text{ si le filetage est à gauche} \end{cases}$$

Le torseur statique est donné par :

$$\{\mathcal{F}(S_1 \rightarrow S_2)\}_O = \begin{Bmatrix} X_{12} & L_{12} \\ Y_{12} & M_{12} \\ Z_{12} & N_{12} \end{Bmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$$

En se basant sur la propriété d'une liaison parfaite d'un point de vue énergétique, démontrer que pour le torseur statique on a :

$$\begin{cases} L_{12} = -\frac{pas}{2\pi} X_{12} \text{ si le filetage est à droite} \\ L_{12} = +\frac{pas}{2\pi} X_{12} \text{ si le filetage est à gauche} \end{cases}$$

Réponse

La liaison hélicoïdale est supposée parfaite, donc : $P(S_1 \leftrightarrow S_2) = 0$

$$P(S_1 \leftrightarrow S_2) = P(S_1 \rightarrow S_2/S_1) = \{\mathcal{F}(S_1 \rightarrow S_2)\}_O \otimes \{\vartheta(S_2/S_1)\}_O = \begin{Bmatrix} X_{12} & L_{12} \\ Y_{12} & M_{12} \\ Z_{12} & N_{12} \end{Bmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})} \otimes \begin{Bmatrix} \omega_x & v_x \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$$

$$P(S_1 \leftrightarrow S_2) = L_{12}\omega_x + X_{12}v_x = 0 \Rightarrow L_{12} = -\frac{v_x}{\omega_x} X_{12}$$

$$\text{Or, } \begin{cases} v_x = +\frac{pas}{2\pi} \omega_x \text{ si le filetage est à droite} \\ v_x = -\frac{pas}{2\pi} \omega_x \text{ si le filetage est à gauche} \end{cases}$$

$$\text{Donc : } \begin{cases} L_{12} = -\frac{pas}{2\pi} X_{12} \text{ si le filetage est à droite} \\ L_{12} = +\frac{pas}{2\pi} X_{12} \text{ si le filetage est à gauche} \end{cases}$$

2. Théorème de l'énergie cinétique

2.1. Cas d'un seul solide

Le principe fondamental de la dynamique appliqué à un solide S, dans son mouvement par rapport à un repère supposé galiléen R_g est donné par :

$$\{D(S/R_g)\}_A = \{\mathcal{F}(\bar{S} \rightarrow S)\}_A$$

Cela permet d'écrire aussi :

$$\{D(S/R_g)\}_A \otimes \{\vartheta(S/R_g)\}_A = \{\mathcal{F}(\bar{S} \rightarrow S)\}_A \otimes \{\vartheta(S/R_g)\}_A = P(\bar{S} \rightarrow S/R_g)$$

Avec :

$$\{D(S/R_g)\}_A = \left\{ \begin{array}{l} \int \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm \\ \int \vec{AP} \wedge \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm \end{array} \right\} \quad \text{et} \quad \{\vartheta(S/R_g)\}_A = \left\{ \begin{array}{l} \vec{\Omega}(S/R_g) \\ \vec{V}(A \in S/R_g) \end{array} \right\}$$

$$P(\bar{S} \rightarrow S/R_g) = \int \vec{V}(A \in S/R_g) \cdot \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm + \vec{\Omega}(S/R_g) \cdot \int \vec{AP} \wedge \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm$$

$$\text{Or } \vec{V}(A \in S/R_g) = \vec{V}(P \in S/R_g) + \overrightarrow{AP} \wedge \vec{\Omega}(S/R_g)$$

Donc :

$$P(\bar{S} \rightarrow S/R_g) = \int \vec{V}(P \in S/R_g) \cdot \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm - \vec{\Omega}(S/R_g) \cdot \int \overrightarrow{AP} \wedge \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm + \vec{\Omega}(S/R_g) \cdot \int \overrightarrow{AP} \wedge \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm$$

Soit encore :

$$P(\bar{S} \rightarrow S/R_g) = \int \vec{V}(P \in S/R_g) \cdot \vec{\Gamma}(P \in S/R_g) dm = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} \int \vec{V}(P \in S/R_g)^2 dm \right) = \frac{d}{dt} (E_c(S/R_g))$$

D'où finalement, pour le cas d'un seul solide :

$$\frac{d}{dt} (E_c(S/R_g)) = P(\bar{S} \rightarrow S/R_g)$$

Théorème :

La dérivée, par rapport au temps, de l'énergie cinétique du solide S dans son mouvement par rapport au repère galiléen R_g est égal à la puissance des actions mécaniques extérieures à S dans son mouvement par rapport à R_g .

$$\frac{d}{dt} (E_c(S/R_g)) = P(\bar{S} \rightarrow S/R_g)$$

2.2. Cas d'un ensemble de solides

2.2.1. Etude de cas

Soit $E = \{S_1, S_2\}$

$$\frac{d}{dt} (E_c(E/R_g)) = \frac{d}{dt} (E_c(S_1/R_g)) + \frac{d}{dt} (E_c(S_2/R_g))$$

- $\frac{d}{dt} (E_c(S_1/R_g)) = P(\bar{S}_1 \rightarrow S_1/R_g) = P(\text{moteur} \rightarrow S_1/R_g) + P(\vec{g} \rightarrow S_1/R_g) + P(S_0 \rightarrow S_1/R_g) + P(S_2 \rightarrow S_1/R_g)$
- $\frac{d}{dt} (E_c(S_2/R_g)) = P(\bar{S}_2 \rightarrow S_2/R_g) = P(\vec{F}_{ext} \rightarrow S_2/R_g) + P(\vec{g} \rightarrow S_2/R_g) + P(S_0 \rightarrow S_2/R_g) + P(S_1 \rightarrow S_2/R_g)$

Or :

- $P(S_1 \rightarrow S_2/R_g) + P(S_2 \rightarrow S_1/R_g) = P(S_2 \leftrightarrow S_1) = P(\text{int à } \Sigma)$
- $P(\text{moteur} \rightarrow S_1/R_g) + P(\vec{g} \rightarrow S_1/R_g) + P(S_0 \rightarrow S_1/R_g) + P(\vec{F}_{ext} \rightarrow S_2/R_g) + P(\vec{g} \rightarrow S_2/R_g) + P(S_0 \rightarrow S_2/R_g) = P(\bar{E} \rightarrow E/R_g)$

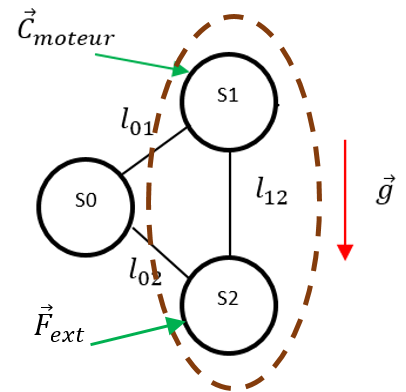
Soit finalement :

$$\frac{d}{dt} (E_c(E/R_g)) = P(\bar{E} \rightarrow E/R_g) + P(\text{int à } E)$$

Généralisation : $E = \{S_1, S_2, \dots, S_n\}$

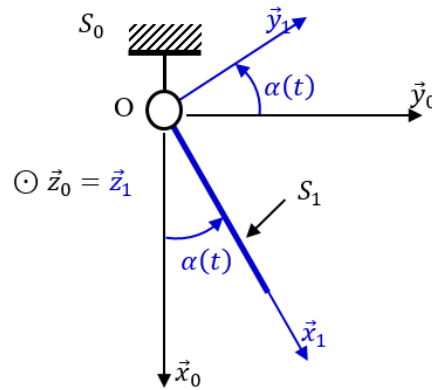
La dérivée, par rapport au temps, de l'énergie cinétique d'un système matériel E dans son mouvement par rapport au repère galiléen R_g est égale à la puissance développée par les actions mécaniques extérieures à E dans son mouvement par rapport à R_g et la puissance développée par les actions mutuelles entre les solides qui constituent E .

$$\frac{dT(E/R_g)}{dt} = P(\bar{E} \rightarrow E/R_g) + P(\text{int à } E) \text{ avec } P(\text{int à } E) = \sum_{\substack{i=j=1 \\ i < j}}^n P(S_i \leftrightarrow S_j)$$



Application : Bras de robot

Un robot est composé d'un seul bras S_1 articulé au point O par rapport au bâti S_0 .

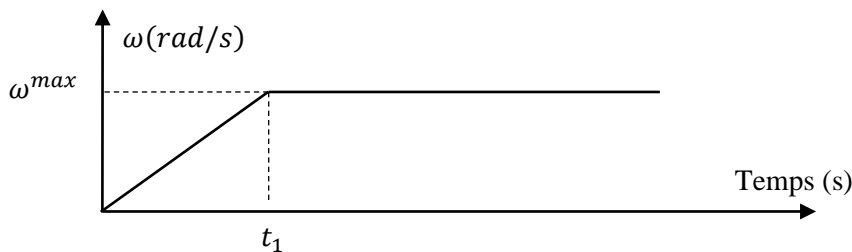


Données

- Le bras S_1 est de masse m_1 et de matrice d'inertie $[I_0(S_1)] = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix}_{R_1}$
- La liaison pivot (O, \vec{z}_0) est parfaite ;
- Le champ de la pesanteur est modélisé par $\vec{g} = g\vec{x}_0$
- Un servomoteur exerce un couple moteur $\vec{C}_m = C_m\vec{z}_0$ sur le bras S_1
- Le repère R_0 est supposé galiléen,

Question

- Déterminer l'énergie cinétique du bras S_1 dans son mouvement par rapport à R_0
- Déterminer la puissance développée par les actions mécaniques extérieures au bras S_1 dans son mouvement par rapport au repère R_0 .
- En appliquant le théorème de l'énergie cinétique, déterminer l'expression du couple moteur en fonction des données du problème.
- Sachant que la loi de commande du moteur est donnée par la figure suivante, déterminer l'expression du couple moteur C_m pour les deux phases de fonctionnement : $t \leq t_1$ et $t > t_1$



Réponse

$$\begin{aligned}
 1^\circ \quad E_c(S_1/R_0) &= \frac{1}{2} C \dot{\alpha}^2 \\
 2^\circ \quad P(\vec{s}_1 \rightarrow S_1/R_0) &= (C_m - m_1 a g \sin \alpha) \dot{\alpha} \\
 3^\circ \quad \frac{d}{dt} E_c(S_1/R_0) &= P(\vec{s}_1 \rightarrow S_1/R_0) \\
 C \dot{\alpha} \ddot{\alpha} &= (C_m - m_1 a g \sin \alpha) \dot{\alpha} \\
 \Rightarrow C_m &= C \ddot{\alpha} + m_1 a g \sin \alpha
 \end{aligned}$$

$$4^o \quad \dot{\alpha}(t) = \omega(t) \Rightarrow \ddot{\alpha}(t) = \frac{d\omega(t)}{dt}$$

$$\text{si } t \ll t_1 \Rightarrow \ddot{\alpha}(t) = \frac{\omega^{\max}}{t_1}$$

$$\Rightarrow C_m = \frac{C \omega^{\max}}{t_1} + m_1 a g \sin \alpha$$

$$\text{si } t > t_1 \Rightarrow \ddot{\alpha}(t) = 0$$

$$\Rightarrow C_m = m_1 a g \sin \alpha.$$

*** Fin ***