

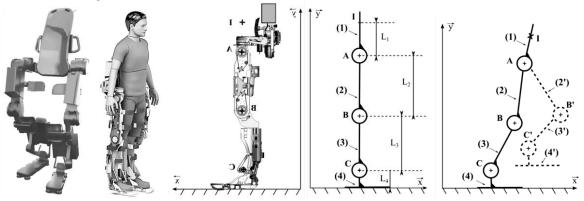
# Contrôle continu de dynamique

## **Exosquelette Atalante**

L'entreprise Wandercraft a développé l'exosquelette *Atalante* pour offrir la possibilité à ses utilisateurs de se lever, s'asseoir, marcher dans toutes les directions et de monter quelques marches en toute autonomie et sans l'aide des mains.

L'exosquelette détecte l'impulsion et l'inclinaison du buste de l'utilisateur, afin d'enclencher la marche dans la direction souhaitée.

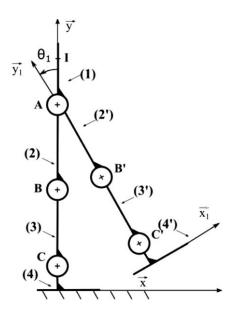
Chaque jambe est composée trois solides : le fémur (2) ou (2'), le tibia (3) ou (3') et le pied (4) ou (4'). Ces solides sont reliés par des liaisons pivots situées au genou (point B) et à la cheville (point C). Le bassin (1) est également en liaison pivot à la hanche (point A) avec le fémur (2) ou (2'). Le point I représente la position théorique du nombril de l'usager.



## Modélisation du comportement dynamique de la marche

Dans cette étude, on s'intéresse juste au basculement d'une jambe, ensemble {(2') + (3') + (4')}, par rapport aux autres solides, supposés fixes. On suppose donc la personne immobile, c'est-à-dire le point A fixe par rapport au sol. On cherche à obtenir l'équation de mouvement de la jambe. Le schéma cinématique de l'exosquelette lors de la marche est donné figure ci-contre.

Pour obtenir l'équation de mouvement de la jambe, on isole l'ensemble en mouvement  $\{(2') + (3') + (4') + axe\_moteur\}$ , on applique le principe fondamental de la dynamique à cet ensemble et on écrit l'équation de moment en A projetée sur la direction  $\overrightarrow{z}$ 





### Paramètres géométriques

Solide	Repères ou	Paramètres géométriques	Masses
	Bases associés		
(0)+(1)+(2)+(3)+(4) fixe	$B_0(\overrightarrow{x}, \overrightarrow{y}, \overrightarrow{z})$		
Fémur (2')	$R_1(A, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z})$ $B_1(\overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z})$	$ \overline{G_2A} = \frac{L_2}{2}. \overline{y_1} $ $ \overline{B'A} = L_2. \overline{y_1} $ $ \theta_1 (t) = (\overrightarrow{x}, \overline{x_1}) = (\overrightarrow{y}, \overline{y_1}) $ $ \omega_1(t) = \frac{d\theta_1(t)}{dt} $	Masse fémur + Personne : $m_2 = 14 \text{ kg}$ Matrice d'inertie : $\begin{bmatrix} A_2 & 0 & 0 \\ 0 & B_2 & 0 \\ 0 & 0 & A_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0, 3 & 0 & 0 \\ 0 & 0, 03 & 0 \\ 0 & 0 & 0, 3 \end{bmatrix}$ Inertie en kg.m <sup>2</sup> $G_2 \text{ centre d'inertie de } (2')$
Tibia (3')	$R_1(A, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z})$	$ \overline{G_3B'} = \frac{L_3}{2} \cdot \overline{y_1} $ $ \overline{C'B'} = L_3 \cdot \overline{y_1} $ Avec L <sub>3</sub> = 415 mm	Masse tibia + Personne : $m_3 = 9 \text{ kg}$ Matrice d'inertie $ \begin{bmatrix} A_3 & 0 & 0 \\ 0 & B_3 & 0 \\ 0 & 0 & A_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0, 15 & 0 & 0 \\ 0 & 0, 02 & 0 \\ 0 & 0 & 0, 15 \end{bmatrix} $ Inertie en kg.m <sup>2</sup> $ G_3 \text{ centre d'inertie de (3')} $
Pied (4')	$R_1(A, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z})$	$\overline{G_4C'} = L_4. \overline{y_1}$ Avec L <sub>4</sub> = 100 mm	Masse pieds + Personne : $m_4$ = 2kg  Matrice d'inertie : $ \begin{bmatrix} A_4 & 0 & 0 \\ 0 & B_4 & 0 \\ 0 & 0 & C_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,03 & 0 & 0 \\ 0 & 0,02 & 0 \\ 0 & 0 & 0,05 \end{bmatrix} $ Inertie en kg.m <sup>2</sup> $ G_4 \text{ centre d'inertie de (4')} $

- On suppose les liaisons parfaites
- Soit Mt , la masse totale de la jambe Mt =  $m_2 + m_3 + m_4 = 25 \text{ kg}$
- Soit Gt le centre de gravité de la jambe  $\{(2')+(3')+(4')\}$  avec  $\overrightarrow{G_tA}=L_{Gt}$ .  $\overrightarrow{y_1}$  et  $L_{Gt}$  = 400 mm
- ullet On note  $\Theta$ m(t) l'angle du moteur de l'articulation de la hanche,  $\omega_m(t)$  la vitesse de rotation du moteur
- On note kr le rapport de réduction global de l'articulation de la hanche tel que :  $\frac{\omega_1(t)}{\omega_m(t)}$  = kr =  $\frac{1}{303}$
- On note Cm(t) le couple fourni par le moteur. Ce couple engendre un moment que l'on peut ramener sur l'axe de l'articulation :  $\overrightarrow{M_{A,1\rightarrow 2}}$  =  $C_1$ .  $\overrightarrow{z}$
- Le rendement global du système de réduction en régime permanent est de 1 :  $\frac{P_1}{P_m} = \frac{\omega_1 C_1}{\omega_m C_m} = 1$  Soit  $J_m$  le moment d'inertie suivant son axe du rotor du moteur avec  $J_m = 70.10^{-7}$  kg.m<sup>2</sup>



### Questions

- 1) Déterminer la vitesse de  $G_2$  par rapport à (0)  $\overline{V_{G_2 \in 2'/0}}$  ainsi que son accélération  $\overline{\Gamma_{G_2 \in 2'/0}}$
- 2) Déterminer la vitesse de  $G_3$  par rapport à (0)  $\overline{V_{G_3\epsilon\,3'/0}}$  ainsi que son accélération  $\overline{\Gamma_{G_3\epsilon\,3'/0}}$
- 3) Déterminer la vitesse de  $G_4$  par rapport à (0)  $\overline{V_{G_4 \epsilon \, 4'/0}}$  ainsi que son accélération  $\overline{\Gamma_{G_4 \epsilon \, 4'/0}}$
- 4) Déterminer le moment cinétique en  $G_2$  de (2') par rapport à (0)  $\overline{\sigma_{G_2,2'/0}}$  ainsi que le moment dynamique en  $G_2$  de (2') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{G_2,2'/0}}$
- 5) Déterminer le moment cinétique en  $G_3$  de (3') par rapport à (0)  $\overline{\sigma_{G_3 \in 3'/0}}$  ainsi que le moment dynamique en  $G_3$  de (3') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{G_3,3'/0}}$
- 6) Déterminer le moment cinétique en  $G_4$  de (4') par rapport à (0)  $\overline{\sigma_{G_4 \in 4/0}}$  ainsi que le moment dynamique en  $G_4$  de (4') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{G_4,4'/0}}$
- 7) Déterminer moment dynamique en A de :
- de (2') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{A,2'/0}}$
- de (3') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{A,3'/0}}$
- de (4') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{A,4'/0}}$
- ainsi que de l'ensemble  $\Sigma$  = (2') + (3') + (4') par rapport à (0)  $\overline{\delta_{A,\Sigma/0}}$

On écrira  $\overrightarrow{\delta_{A,\Sigma/0}}$  sous la forme  $\overrightarrow{\delta_{A,\frac{\Sigma}{0}}} = J_{\Sigma}.\ddot{\theta_1}\overrightarrow{z}$ 

en précisant l'expression de  $J_{\Sigma}$  en fonction des paramètres de masse , longueur et inertie

- 8) En déduire l'équation de mouvement souhaitée en appliquant le théorème du moment dynamique en A projeté sur  $\vec{z}$  à l'ensemble {  $(2') + (3') + (4') + axe_moteur$  }.
- 9) Montrer que cette équation peut se mettre sous la forme :  $J_{eq} \frac{\mathrm{d}\,\omega_m(t)}{\mathrm{d}t} = \mathrm{C}_m(t) \mathrm{C}_r(t)$  Exprimer  $J_{eq}$  et  $\mathrm{C}_r(t)$  en fonction des données [ ne pas oublier le réducteur de la chaine d'énergie].

#### Rappels:

Le torseur des actions transmissibles du solide 1 sur le solide 2 par la liaison entre 1 et 2 au point A sera noté:

$$\left\{ \mathcal{T}_{A(1 \to 2)} \right\} = \left\{ \frac{\overrightarrow{R_{A \, 1 \to 2}}}{\overrightarrow{M_{A \, 1 \to 2}}} \right\} = \left\{ \frac{\overrightarrow{R_{A \, 1 \to 2}}}{\overrightarrow{M_{A \, 1 \to 2}}} = X_{A \, 12} . \overrightarrow{x} + Y_{A \, 12} . \overrightarrow{y} + Z_{A \, 12} . \overrightarrow{z} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & N_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & M_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & M_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & M_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & L_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & M_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Y_{A \, 12} & M_{A \, 12} \\ Z_{A \, 12} & M_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \\ X_{A \, 12} & M_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \\ X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \\ X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \\ X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \end{array} \right\}_{(x,y,z)} = \left\{ \begin{array}{c} X_{A \, 12} & X_{A \, 12} \\ X_{A \, 1$$

Le torseur cinématique  $\{v_{S/R}\}$  du mouvement d'un solide S par rapport à un repère R exprimé au point A sera noté :

$$\left\{v_{(S/R)}\right\} = \left\{\overrightarrow{\mathcal{Q}_{S/R}}\right\} = \left\{\overrightarrow{\mathcal{Q}_{S/R}}\right\} = \left\{\overrightarrow{\mathcal{Q}_{S/R}} = \omega_{S/R\,x}.\overrightarrow{x} + \omega_{S/R\,y}.\overrightarrow{y} + \omega_{S/R\,z}.\overrightarrow{z}\right\}_{(x,y,z)} = \left\{\overrightarrow{\omega_{S/R\,x}} \cdot v_{A\,S/R\,x}\right\}_{(x,y,z)} = \left\{\overrightarrow{\omega_{S/R\,x}}$$

Le torseur cinétique  $\{C_{S/R}\}$  du mouvement d'un solide S par rapport à un repère R galiléen exprimé au point A sera noté :

$$\left\{ C_{(S/R)} \right\} = \left\{ \begin{matrix} m \ \overline{V_{G_{S/R}}} \\ \overline{\sigma_{A_{S/R}}} \end{matrix} \right\} = \left\{ \begin{matrix} m \ \overline{V_{G_{S/R}}} \\ \overline{\sigma_{A_{S/R}}} \end{matrix} \right\} = \left\{ \begin{matrix} m \ \overline{V_{G_{S/R}}} \\ \overline{\sigma_{A_{S/R}}} \end{matrix} \right\} = \left\{ \begin{matrix} m \ \overline{V_{G_{S/R}}} \\ \overline{V_{A_{S/R}}} \end{matrix} \right\} + \overrightarrow{J_A} (S, \overline{\Omega_{S/R}}) \right\}_{(x,y,z)} \overrightarrow{J_A} = \text{opérateur d'inertie de S en A}$$

Le torseur dynamique  $\{D_{S/R}\}$  du mouvement d'un solide S par rapport à un repère R galiléen exprimé au point A sera noté :

$$\left\{D_{(S/R)}\right\} = \left\{\begin{array}{c} m \overrightarrow{\Gamma_{G_{S/R}}} \\ \overrightarrow{\delta_{A_{S/R}}} \end{array}\right\} = \left\{\begin{array}{c} m \overrightarrow{\Gamma_{G_{S/R}}} \\ \overrightarrow{\delta_{A(S/R)}} = \left[\frac{d}{dt} \overrightarrow{\sigma_{A(S/R)}}\right]_{R} + m.\overrightarrow{V_{A_{S/R}}} \wedge \overrightarrow{V_{G_{S/R}}} \end{array}\right\}_{(x,y,z)}$$

L'énergie cinétique d'un solide S dans son mouvement par rapport à un repère R galiléen exprimé au point A sera noté :  $T_{(S/R)} = \frac{1}{2} \{ C_{(S/R)} \} \otimes \{ v_{(S/R)} \} = \frac{1}{2} (m \overrightarrow{V_{G_{S/R}}} \cdot \overrightarrow{V_{A_{S/R}}} + \overrightarrow{\Omega_{S/R}} \cdot \overrightarrow{\sigma_{A_{S/R}}})$