Colle 04



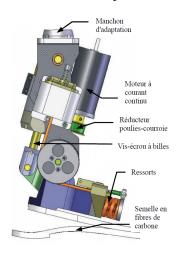
Prothèse active transtibiale

Concours Mines Ponts MP - PSI - 2013

Savoirs et compétences :

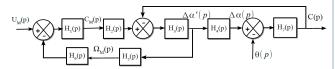
Présentation

Des ingénieurs du M.I.T. ont mis au point une prothèse active transtibiale capable de proposer un comportement similaire à celui des membres non amputés. On étudie dans ce sujet le prototype initial qui a permis de valider la pertinence d'une telle prothèse active.



L'actionneur de la prothèse est un moteur à courant continu alimenté par une batterie rechargeable de 16 Volts. L'énergie mécanique est transmise par un réducteur de type poulies-courroie suivi d'un système vis-écrou qui adapte cette énergie mécanique pour la prothèse (ensemble de liaisons entre le pied artificiel constitué d'une semelle en fibres de carbone et le manchon ou tibia artificiel). Des ressorts permettent d'ajuster également l'énergie mécanique fournie au pied artificiel. L'effort exercé par les ressorts est directement relié au couple exercé par l'actionneur.

On peut modéliser la chaîne d'énergie de la façon suivante:



Les grandeurs temporelles sont les suivantes :

- u_M tension d'alimentation du moteur (V);
- C_M couple exercé par le moteur (Nm);
- ω_M vitesse angulaire du moteur (rad s⁻¹);

- α angle de rotation du basculeur (rad) tel que α = $\alpha_r + \Delta \alpha$ où α_r est la position repos et $\Delta \alpha$ est la variation angulaire autour de la position repos. On a alors: $\frac{\mathrm{d}\alpha}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{d}\Delta\alpha}{\mathrm{d}t}$. On note $\Delta\alpha'(p)$ la transformée de Laplace de $\frac{\mathrm{d}\Delta\alpha}{\mathrm{d}t}$;
 • θ angle de rotation du pied (rad) tel que $\theta = 0$ rad
- pour la position repos;
- C couple exercé par le pied (Nm).

On note en majuscule, lorsque cela est possible, les variables associées aux grandeurs temporelles dans le domaine symbolique.

Comportement dynamique de la prothèse

Objectif L'objectif de cette partie est d'établir les équations de comportement dynamique de la prothèse autour de la position de repos lors des phases d'appui et oscillante. Ces équations permettront de compléter le schéma-blocs de la chaîne d'énergie.

On donne l'équation différentielle linéarisée suivante qui caractérise le comportement dynamique de la pro-

thèse:
$$J_M \frac{\mathrm{d}^2 \Delta \alpha(t)}{\mathrm{d}t^2} + \mu_m \frac{\mathrm{d}\Delta \alpha(t)}{\mathrm{d}t} = C_M(t) R_T - C(t) R_T^2$$
 avec $R_T = \frac{1}{145}$.

Le moteur électrique est régi par les équations électriques et de couplage électromécanique :

- $u_M(t) = Ri(t) + e(t)$ avec i(t) courant moteur et e(t) fcem;
- $e(t) = k_c \omega_M(t)$ avec $\omega_M(t)$ vitesse angulaire du rotor du moteur par rapport au stator;
- $C_M(t) = k_c i(t)$.

Question 1 À partir des équations caractérisant le système, déterminer les expressions littérales des fonctions de transfert $H_1(p)$, $H_2(p)$, $H_3(p)$ et $H_6(p)$.

On a par ailleurs $H_4(p)=\frac{1}{p}$, $H_5(p)=\frac{1}{R_T}$ et $H_7(p)=k_{RS}d_0^2$ $(k_{RS}=1200\times 10^3\,\mathrm{N\,m^{-1}}$ raideur équivalente du ressort et $d_0 = 0.035 \,\mathrm{m}$).

On considère que $\theta(p) = 0$.



Question 2 Déterminer la fonction de transfert en boucle fermée FTBF(p) = $\frac{C(p)}{U_M(n)}$.

Contrôler le processus lors de la phase d'appui

Objectif La gestion des modes de commande permet de définir les séquences où l'asservissement s'effectue en position et celles où l'asservissement s'effectue en couple. L'objectif de cette partie est de définir l'asservissement en couple et d'analyser les performances de cet asservissement.

Mise en place de l'asservissement en couple

On se place pour analyser les performances de l'asservissement en couple dans le cadre de l'expérience d'identification décrite précédemment (pied et tibia bloqués).

L'asservissement en couple est réalisé grâce à un potentiomètre linéaire qui délivre une tension $u_{\rm mes}$ image de la variation de longueur des ressorts ΔX . On note $K_{\rm capt}$ le gain de ce capteur. D'autre part, un bloc d'adaptation de gain K_A permet d'obtenir une tension $u_{\rm th}$ image du couple de consigne $C_{\rm th}$. L'écart ε entre les tensions $u_{\rm th}$ et $u_{\rm mes}$ est corrigé par un correcteur de fonction de transfert $H_c(p)$ qui délivre la tension u_M au moteur par l'intermédiaire de l'amplificateur de gain $K_{\rm amp}$.

Question 3 Compléter le schéma-blocs afin de mettre en place l'asservissement en couple. Proposer une expression de K_A permettant de réaliser un asservissement correct.

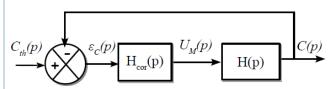
$$C_{a}(p) \\ U_{b}(p) \\ Q_{a}(p) \\ H_{b}(p) \\ Q_{a}(p) \\ H_{b}(p) \\ Q_{b}(p) \\ Q_{b}(p)$$

Analyse des performances de l'asservissement en couple

Le schéma-blocs de l'asservissement en couple peut être simplifié par le schéma-blocs suivant avec $H(p) = \frac{26}{100}$

$$\frac{a_0}{1 + a_1 p + a_2 p^2}$$
 où $a_0 = 2.9 \,\mathrm{NmV^{-1}}, \ a_1 = \frac{26}{4356} \mathrm{s}$ et $a_2 =$

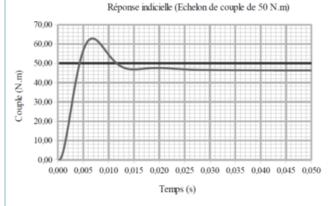
$$\frac{1}{4356}$$
s² et $H_{cor}(p) = H_c(p)K_{amp}K_A$.



Objectif L'objectif est de déterminer une correction $H_{cor}(p)$ qui permette de respecter le cahier des charges rappelé ci-après.

Critères	Valeur
Rapidité (temps de réponse à 5%)	$t_{r5\%} < 0.1 \mathrm{s}$
Précision pour une entrée en éche-	10 % maxi
lon (écart normalisé par la valeur de	
l'échelon)	

Question 4 À l'aide des courbes, valider l'ensemble des critères du cahier des charges en justifiant clairement vos réponses.



Éléments de correction

- 1. ...
- 2. ...
- 3. ...

2