# Application 1 Tapis de course – Corrigé

Pôle Chateaubriand - Joliot-Curie.

C1-05

C2-08

**Question 1** Déterminer la vitesse de rotation du moteur  $\omega_m$  en rad/s en fonction de la vitesse de déplacement  $V_{30}$  en m/s de la courroie 3. En déduire la vitesse maximale du moteur  $\omega_{\rm m \, max}$  lorsque la courroie se déplace à la vitesse maximale indiquée dans le cahier des charges.

## Correction

**Question 2** Déterminer l'expression du couple moteur  $C_m$  nécessaire pour mettre en mouvement la courroie 3 en régime permanent.

## Correction

**Question 3** Déterminer la puissance développée par le moteur lorsque le coureur de 115 kg court en régime établi à 19 km/h.

# Correction

Le système possède un moteur courant continu ayant les caractéristiques ci-dessous.

Tension nominale $U_n = 130 \text{ V}$
Constante de vitesse $K_E = 0.33 \text{ V/(rad.s}^{-1)}$
Courant nominal I <sub>n</sub> = 17,6 A
Constante de couple $K_T = 0.33 \text{ N.m/A}$

**Question 4** Conclure quant au bon dimensionnement du moteur vis-à-vis des performances attendues.

Résistance d'induit R = 1,1 Ohm

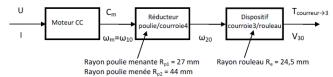
## Correction

## Éléments de correction

- 1.  $\omega_m = \frac{R_{p2}}{R_{p1}} \frac{V_{30}}{R_e}$  et  $\omega_{\text{m max}} = 351 \,\text{rad s}^{-1}$ .
- 2.  $C_m$   $= \frac{1}{r} \left( T_{\text{coureur} \to 3} R_e \frac{R_{p1}}{R_p} \right).$

 Déterminer la vitesse de rotation du moteur ω<sub>m</sub> en rad/s en fonction de la vitesse de déplacement V<sub>50</sub> en m/s de la courroie 3. En déduire la vitesse maximale du moteur ω<sub>mmax</sub> lorsque la courroie se déplace à la vitesse maximale indiquée dans le cahier des charges.

La chaîne d'énergie pour le déplacement du tapis peut être représentée de la façon suivante :



S'il y a roulement sans glissement de la courroie 3 sur le rouleau 2 alors  $V_{30} = \omega_{20} \cdot R_e$ 

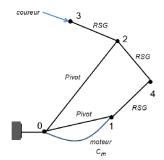
Le rapport de réduction au niveau du réducteur poulie/courroie 4 est  $\frac{\omega_m}{\omega_{20}} = \frac{R_{p2}}{R_{p1}}$ 

Donc 
$$\omega_m = \frac{R_{p2}}{R_{p1}} \cdot \frac{V_{30}}{R_e}$$

Le cahier des charges indique que la vitesse maximale de déplacement de la courroie est :  $v_{30\text{max}} = \frac{19000}{3600}\,\text{m}\cdot\text{s}^{-1}$ 

Cela impose une vitesse angulaire du moteur de :  $o_{mmax} = \frac{44}{27} \cdot \frac{19000}{24,5 \times 10^{-3} \cdot 3600} \Rightarrow \boxed{o_{mmax} = 351 \text{rad} \cdot \text{s}^{-1}}$ 

2. Déterminer l'expression du couple moteur  $\, {\it C}_m \,$  nécessaire pour mettre en mouvement la courroie 3 en régime permanent.



Appliquons le théorème de l'énergie cinétique à l'ensemble  $E=1+2+3\,$  dans son mouvement par rapport bâti fixe noté 0.

$$\frac{d E_{c E/0}}{dt} = P_{\overline{E} \to 0} + P_{inter-effort}$$

Calcul de l'énergie cinétique :

 $E_{c E / b d \theta} = \frac{1}{2} I_{eq} \cdot \omega_m^2$  avec  $I_{eq}$ , l'inertie équivalente des pièces en mouvement ramenée sur l'arbre moteur

Puissance des actions mécaniques extérieures :  $P_{\overline{E} \to E/0} = P_{0 - \frac{m}{2} + \sqrt{0}} + P_{0 \to \sqrt{0}} + P_{0 \to 2/0} + P_{coureur \to 3/0}$ 

## Avec

$$P_{0 \xrightarrow{m} 1/0} = C \cdot \omega$$

$$P_{coureur \rightarrow 3/0} = \left\{ \overrightarrow{\tau}_{coureur \rightarrow 3} \right\} \otimes \left\{ \overrightarrow{V}_{3/0} \right\} = \left\{ \overrightarrow{-\tau}_{coureur \rightarrow 3} \cdot \overrightarrow{u} \right\} \otimes \left\{ \overrightarrow{V}_{3/0} \ \overrightarrow{u} \overrightarrow{V}_{3/0} \right\} = -\overrightarrow{\tau}_{coureur \rightarrow 3} \cdot \overrightarrow{V}_{30} = -\overrightarrow{\tau}_{coureur \rightarrow 3} \cdot R_{e} \cdot \frac{R_{p1}}{R_{p2}} \cdot c_{m} \cdot \overrightarrow{R}_{p2} \cdot c_{m} \cdot \overrightarrow{R}_{p3} \cdot \overrightarrow{V}_{30} \right\} = -\overrightarrow{\tau}_{coureur \rightarrow 3} \cdot \overrightarrow{V}_{30} = -\overrightarrow{\tau}_{coureur \rightarrow 3} \cdot \overrightarrow{R}_{e} \cdot \overrightarrow{R}_{p3} \cdot \overrightarrow{R}_{p3$$

 $P_{0 \to y0} \neq 0$  et  $P_{0 \to 20} \neq 0$  ces puissances dissipées par frottement dans les liaisons sont intégrés dans la notion de rendement (voir ci-dessous).

Puissance des actions mécaniques intérieures :  $P_{\text{int}} = \sum_{j \in \text{Maisons} \rightarrow j} P_{j} =$ 

 $P_{j \leftarrow \text{Moisons} \rightarrow j} = 0$  car RSG entre les solides i et j

Ainsi : P<sub>int</sub>=0

Puissance dissipée dans les liaisons en régime permanent :  $P_d = P_{0 \rightarrow 1/0} + P_{0 \rightarrow 2/0}$ 

En tenant compte du rendement global du système mécanique, on peut alors évaluer la puissance dissipée par échauffement dans les liaisons :  $P_d = P_{entrée} \cdot (\eta - 1) = -C \cdot \omega_m \cdot (\eta - 1)$ 

En régime permanent, on a  $\omega_m$  = cte, il n'y a donc pas de variation d'énergie cinétique. On a donc, par application du théorème de l'énergie cinétique en régime permanent :

$$0 = C_m \cdot \omega_m - T_{coureur \to 3} \cdot R_e \cdot \frac{R_{\rho 1}}{R_{\rho 2}} \cdot \omega_m + C_m \cdot \omega_m \cdot (\eta - 1)$$

Ce qui permet d'exprimer le couple moteur en régime établi :  $c_m = \frac{1}{\eta} \cdot \left( \tau_{coureur \to 3} \cdot R_e \cdot \frac{R_{p1}}{R_{p2}} \right)$ 

 Déterminer la puissance développée par le moteur lorsque le coureur de 115 kg court en régime établi à 19 km/h.

En régime établie à 19 km/h, on a :  $P_{0-m\rightarrow 1/0} = C \cdot \omega_{\rm max}$ 

Soit : 
$$P_{0_{---} \to 10} = \frac{1}{0.9} \cdot \left( T \cdot R_{e} \cdot \frac{R_{\rho 1}}{R_{\rho 2}} \right) \cdot \omega_{\text{max}} = \boxed{1349 \, \text{W}}$$

4. Conclure quant au bon dimensionnement du moteur vis-à-vis des performances attendues.

$$P_{moteur}$$
=1350W<1840W

$$\varpi_{\text{mmax}} = 351 \,\text{rad} \cdot \text{s}^{-1} < 4000 \,\text{tr} \cdot \text{min}^{-1} = 420 \,\text{rad} \cdot \text{s}^{-1}$$

D'après la documentation du constructeur, le moteur est capable de fournir la puissance et la vitesse nécessaire pour cette phase de fonctionnement.

