

mcc. Exercice 5 Corrigé Problèmes Thermiques d'une m.c.c. en régime variable.

Le flux est constant, tel que : $k\varphi = \frac{E}{\Omega} = \frac{47,4}{\frac{1000}{60} \cdot 2\pi} = 0,4526 = \frac{C_{em}}{I_a}$

a) $C_{em} = C_r + C_p + J \cdot \frac{d\Omega}{dt} = 14 + 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot \Omega + (74000 \cdot 10^{-7} + 50000 \cdot 10^{-7}) \frac{d\Omega}{dt}$

❖ Pour $0 < t < t_0$: $\frac{d\Omega}{dt} = \frac{2\pi \cdot \frac{3000}{60}}{0,33} = 952 \text{ rad/s}^2$

$\Rightarrow C_{em} = 14 + 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot \Omega + 11,42 = k\varphi \cdot I_a = 0,4526 \cdot I_a$

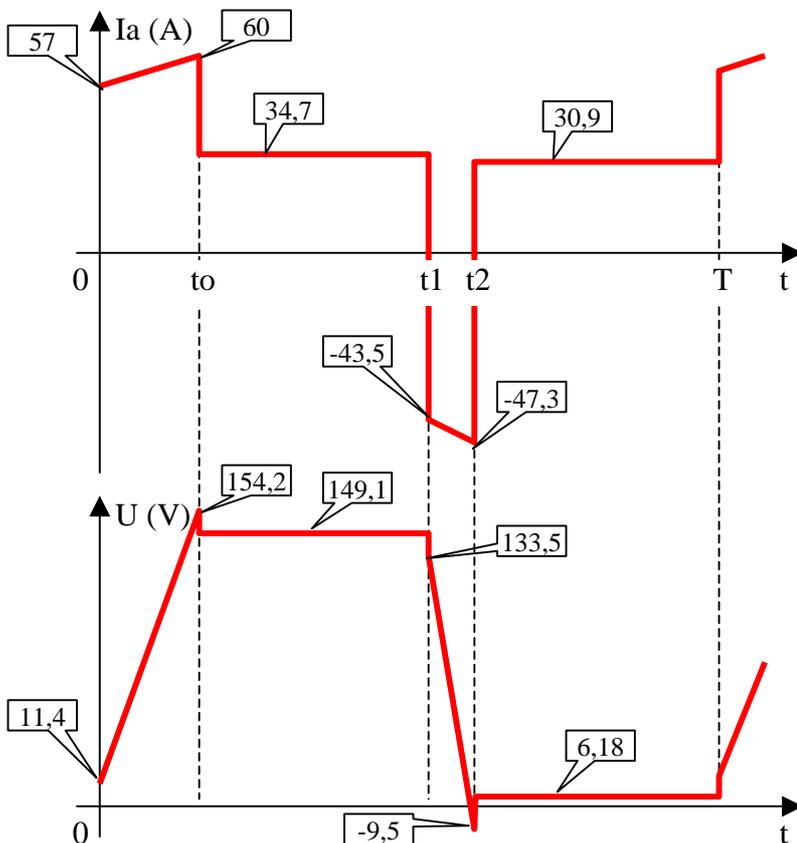
o Pour $t = 0^+$: $I_a = 57 \text{ A}$; $t = 0,33^-$: $I_a = 60 \text{ A}$

❖ Pour $t_0 < t < t_1$: $C_{em} = 14 + 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot 2\pi \cdot \frac{3000}{60} = 0,4526 \cdot I_a \Leftrightarrow I_a = 34,7 \text{ A}$

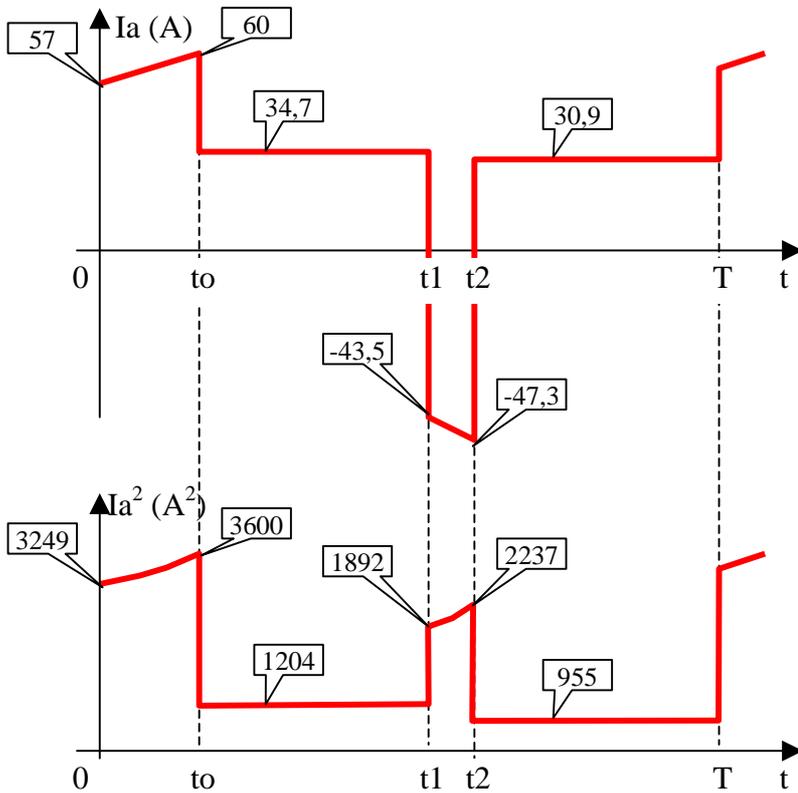
❖ Pour $t_1 < t < t_2$: $C_{em} = 14 + 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot \Omega - 124 \cdot 10^{-4} \cdot \frac{3000}{60} \cdot 2\pi = 0,4526 \cdot I_a$

o Pour $t = t_1^+$: $I_a = -43,5 \text{ A}$ et pour $t = t_2^-$: $I_a = -47,3 \text{ A}$

❖ Pour $t_2 < t < t_3$: $C_{em} = 14 = 0,4526 \cdot I_a \Leftrightarrow I_a = 30,9 \text{ A}$



$U = E + Ra \cdot I_a = \lambda \cdot \Omega + Ra \cdot I_a$
 $\Rightarrow U = 0,4526 \cdot \Omega + 0,2 \cdot I_a$
 D'où le graphe de $U(t)$ ci-contre.



b.1) Sur un cycle de fonctionnement, l'énergie transformée en chaleur par les pertes mécaniques et fer s'exprime par l'intégrale de la puissance instantanée

$$p_{mf}(t) = C_p \cdot \Omega(t) = f \cdot \Omega(t)^2$$

$$W_{mf}[0;T] = \int_0^T f \cdot \Omega(t)^2 \cdot dt$$

Calcul non demandé :

$$W_{mf}[0;T] = \int_0^{0,33} f \cdot [952 \cdot t]^2 \cdot dt + \int_{0,33}^{1,33} f \cdot 314^2 \cdot dt + \int_{1,33}^{1,44} f \cdot [4113 - 2856 \cdot t]^2 \cdot dt$$

$$W_{mf}[0;T] = f \cdot \left[952^2 \cdot \frac{t^3}{3} \right]_0^{0,33} + f \cdot [314^2 \cdot t]_{0,33}^{1,33} + f \cdot \left[4113^2 \cdot t + 2856^2 \cdot \frac{t^3}{3} - 2 \cdot 4113 \cdot 2856 \cdot \frac{t^2}{2} \right]_{1,33}^{1,44}$$

$$W_{mf} = 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot (952^2 \cdot 0,33^3/3 + 314^2 \cdot 1 + 4113^2 \cdot 0,11 + 2856^2 \cdot (1,44^3 - 1,33^3)/3 - 2 \cdot 4113 \cdot 2856 \cdot (1,44^2 - 1,33^2)/2) = 621,96 \text{ J}$$

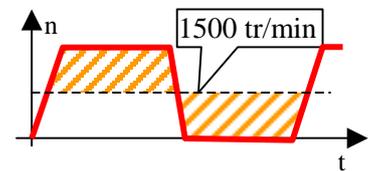
Suite de l'exercice :

b.2 L'énergie transformée en chaleur dans la résistance interne Ra de l'induit pendant une période « T » s'exprime par la relation :

$$W_{Joule} = \int_0^T R_a \cdot I_a^2(t) \cdot dt$$

Pour calculer l'aire sous la courbe $i_a^2(t)$, on peut approximer $i_a^2(t)$ à une somme de rectangles :

$$\Rightarrow W_{Joule} \approx 0,2 \cdot (3424 \cdot 0,33 + 1204 \cdot 1 + 2064 \cdot 0,11 + 955 \cdot 1) = 703 \text{ J}$$



b.3 La vitesse moyenne est de 1500 tr/min. soit $\langle \Omega \rangle = 157 \text{ rad/s}$

$$P_{max\text{pertes}} = P_{mf} + P_{joule} = f \cdot \Omega^2 + R_a \cdot I_a^2$$

$$P_{max\text{autoventilé}} = 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot 157^2 + 0,2 \cdot 25^2 = 261 \text{ W}$$

$$P_{max\text{motoventilé}} = 5,5 \cdot 10^{-3} \cdot 157^2 + 0,2 \cdot 50^2 = 636 \text{ W}$$

Puissance moyenne de l'ensemble des pertes lors du fonctionnement périodique:

$$P_{pertes} = \frac{W_{mf} + W_{Joule}}{T} = \frac{622 + 703}{2,44} = 543 \text{ W}$$

La machine nécessite donc une ventilation forcée (moto ventilateur auxiliaire soufflant de l'air de refroidissement à l'intérieur du moteur principal).