

# CORRIGE

**Ces éléments de correction n'ont qu'une valeur indicative. Ils ne peuvent en aucun cas engager la responsabilité des autorités académiques, chaque jury est souverain.**

# **BTS M.E.M.A**

**Session : 2007**

Le CSD Constant Speed Drive

## **ELEMENTS DE CORRECTION**

CORRIGÉ

# Première partie : Etude du différentiel

Q1: Voir document réponse 1

$$Q2: \frac{\omega_{5/0}}{\omega_{6/0}} = -\frac{z_6}{z_5} = -\frac{21}{55} = -1,29 \Rightarrow \boxed{\vec{\Omega}_{5/0} = -1,29 \vec{\Omega}_{6/0}}$$

$$Q3: \frac{\omega_{3/0}}{\omega_{4/0}} = -\frac{z_4}{z_3} = -\frac{45}{81} = -0,55 \Rightarrow \boxed{\vec{\Omega}_{3/0} = -0,55 \vec{\Omega}_{4/0}}$$

Etude du train épi:

$$Q4: \Gamma = \frac{\omega_{7a/6}}{\omega_{2/6}} = (-1)^1 \frac{z_{3a} \cdot z_1 \cdot z_2}{z_1 \cdot z_2 \cdot z_{7a}} = -\frac{z_{3a}}{z_{7a}} = -\frac{46}{42} = -1,09$$

$$\boxed{\Gamma = -1,09}$$

$$Q5: \frac{\omega_{7a/0} - \omega_{6/0}}{\omega_{3/0} - \omega_{6/0}} = -\frac{z_{3a}}{z_{7a}} \quad \text{d'où} \quad \boxed{\frac{\omega_{7a/0} - \omega_{6/0}}{\omega_{3/0} - \omega_{6/0}} = -\frac{46}{42} = -1,09 \quad (2)}$$

$$Q6: \text{avec (2)} \quad \omega_{7a/0} - \omega_{6/0} = -1,09 (\omega_{3/0} - \omega_{6/0})$$
$$1,09 \omega_{3/0} = \omega_{6/0} (1 + 1,09) - \omega_{7a/0}$$

$$\text{avec (1)} \quad 1,09 \times (-0,55) \omega_{4/0} = 2,09 \omega_{6/0} - \omega_{7a/0}$$

$$\omega_{4/0} = -\frac{2,09 \cdot \omega_{6/0} + \omega_{7a/0}}{0,595}$$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{\Omega}_{4/0} = 1,652 \vec{\Omega}_{7a/0} - 3,45 \vec{\Omega}_{6/0}} \dots (3)$$

Q7: Si le moteur ne tourne pas, alors  $\vec{\Omega}_{4/0} = \vec{0}$

$$\text{d'où (3)} \quad 1,652 \vec{\Omega}_{7a/0} - 3,45 \vec{\Omega}_{6/0} = \vec{0}$$

$$\Rightarrow \vec{\Omega}_{7a/0} = \frac{3,45 \vec{\Omega}_{6/0}}{1,652} \quad \text{donc } \vec{\Omega}_{7a/0} \text{ tourne ds le}$$

à sens de  $\vec{\Omega}_{6/0}$

et on veut impérativement que  $\vec{\Omega}_{7/0} = +6000 \text{ tr/min}$

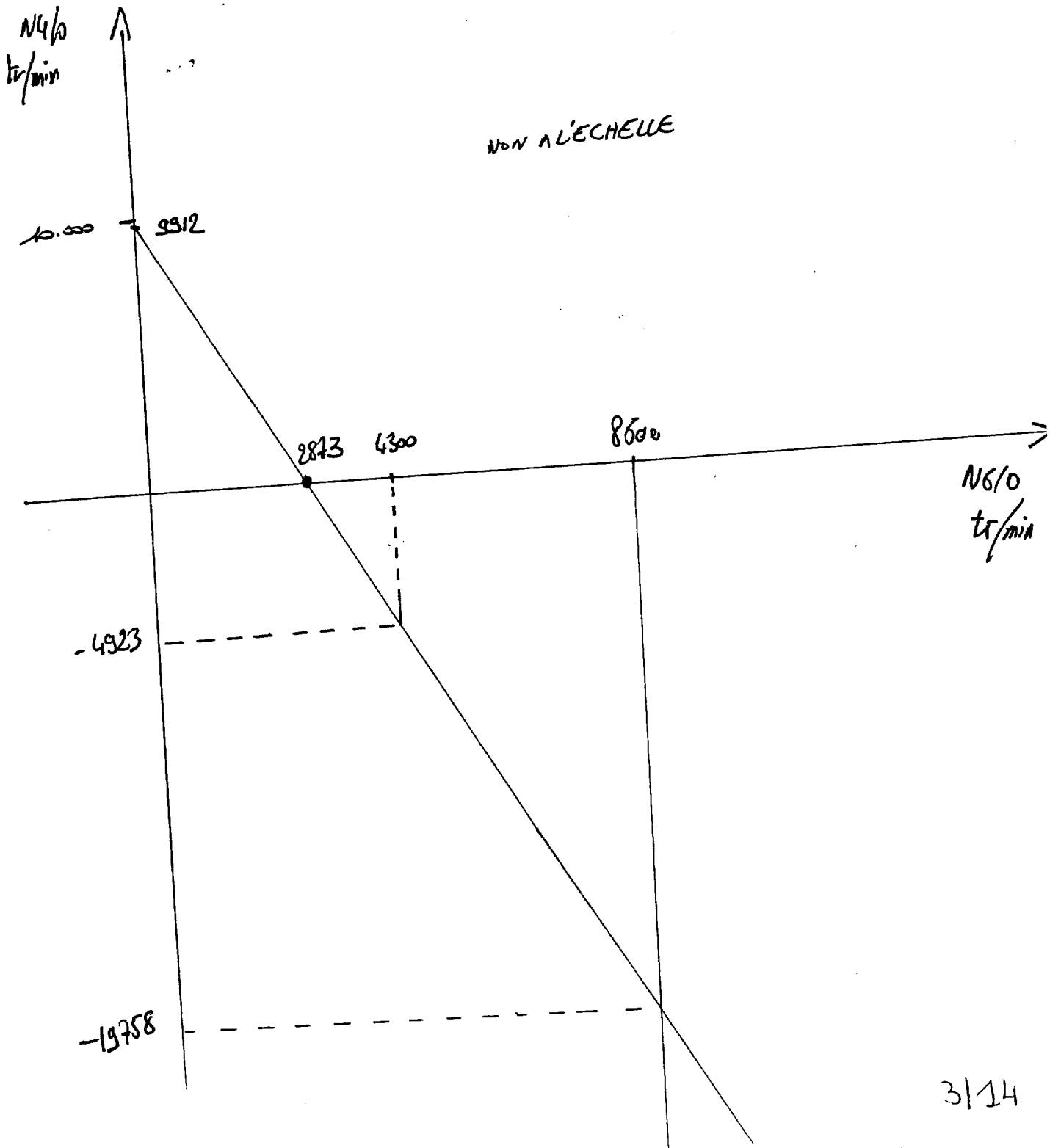
$$N_{4b} = f(N_{6/o})$$

$$\text{avec (3)} \quad N_{4/o} = 1,652 \times 6000 - 3,45 N_{6/o}$$

$$N_{4/o} = 9912 - 3,45 N_{6/o}$$

On reconnaît l'équation d'une droite

$$\text{Si } \begin{cases} N_{6/o} = 4300 \text{ alors } N_{4b} = -4923 \text{ tr/min} \\ N_{6/o} = 8600 \text{ alors } N_{4b} = -19758 \text{ tr/min} \end{cases}$$



## Deuxième partie : Etude du régulateur hydraulique

MEMRMAT1/Bis

$$Q_8: \vec{\Omega}_{7/0} = +6000 \cdot \vec{x}$$

$$Q_9: \frac{N_{8/0}}{N_{4/0}} = \frac{-Z_{7b}}{Z_{8a}} = -\frac{55}{56} = -0,982$$

$$\text{d'où } N_{8/0} = 5893 \text{ tr/min}$$

$$\vec{\Omega}_{8/0} = -5893 \cdot \vec{x}$$

$$Q_{10}: \left\{ \mathcal{L}_{8/0}^c \right\}_E = \left\{ \begin{array}{l} \vec{\Omega}_{8/0} = -5893 \cdot \vec{x} \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{\vec{x}, \vec{y}, \vec{z}}$$

$$Q_{11}: \left\{ \mathcal{L}_{9/0}^c \right\}_I = ? \quad \frac{N_{9/0}}{N_{8/0}} = -\frac{Z_{8b}}{Z_9} = -\frac{16}{57} = -0,28$$

$$\text{d'où } \left\{ \mathcal{L}_{9/0}^c \right\}_I = \left\{ \begin{array}{l} +1654 \cdot \vec{x} \\ \vec{0} \end{array} \right\}_I$$

Q12: Loi de mouvement pour ce PCU ( $N_{4/0} = \text{cte}$ ) avec  $\theta_0 = 0$

$$\left\{ \begin{array}{l} \theta_3^\infty = 0 \\ \dot{\theta}_3^0 = \omega_{9/0} = \frac{\pi \times 1654}{30} = 173,2 \text{ rd.s}^{-1} \\ \theta_3 = 173,2 t \end{array} \right.$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \theta_3^\infty = 0 \\ \dot{\theta}_3^0 = \omega_{9/0} = 173,2 \\ \theta_3 = 173,2 t \end{array} \right.$$

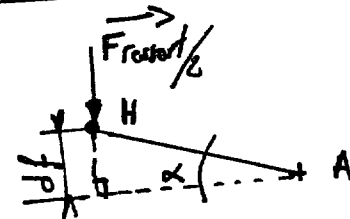
PARTIE B : Etude technologique du régulateur

MEMRMAT1/Bis

Q14: L'intérêt de pré-contraindre le ressort est d'augmenter le rendement

$$Q15: k = \frac{G \cdot d^4}{8 \cdot n \cdot D^3} = \frac{82000 \times (0,5)^4}{8 \times 6 \times 6^3} = 0,49$$

$$k = 0,49 \text{ N/mm}$$

Q16:   $\sin \alpha = \frac{df}{HA} \Rightarrow df = HA \cdot \sin \alpha = \lambda \cdot \sin \alpha$

$$F = k \cdot f$$

$$F = k (f_0 + df) = k (f_0 + \lambda \sin \alpha)$$

$$F = 0,49 (5 + 14 \sin \alpha)$$

Le ressort agissant sur les 2 masselottes on a  $\frac{F}{2} = 0,49 (5 + 14 \sin \alpha) \dots (1)$

Etude du réglage manuel sur le système roue 12 et vis sans fin.

Q17: La roue 12 a une hélice à droite et  $\beta_r = 4^\circ$   
donc la vis aura également une hélice à droite, et  $\beta_{vis} = 85^\circ$

Q18: voir DR 2  $\vec{\omega}_{12/0} = -\omega_{12/0} \cdot \vec{x}$   
 $\vec{\omega}_{vis/0} = +\omega_{vis/0} \cdot \vec{y}$

Q19: pas de la vis :  $\rightarrow 1,5 \text{ mm}$  . donc 1 tour de 12  $\xrightarrow{\text{comprime}}$  1,5 mm

$$\frac{1}{15} \text{ tour} = 0,066 \leftarrow 0,1 \text{ mm}$$

de plus  $\frac{N_{12}}{N_{vis}} = \frac{z_{filet}}{z_{12}} = \frac{1}{54} = 0,0185$ , d'où  $\varnothing_{vis} = \frac{\varnothing_{12}}{0,0185} = \frac{0,066}{0,0185} = 3,6 \text{ tours}$

$$\varnothing_{vis} = 3,6 \text{ tours}$$

Q20: Pour que le système soit irréversible, il faut  $\gamma_{vis} < 5^\circ$  (ressource GOI) ce qui est le cas ici puisque  $\gamma_{vis} = 4^\circ$  ! donc le système est irréversible! 5/14

CORRIGE

PARTIE C : Etude dynamique sur une masse bte

Q21:  $\vec{\Omega}_{22/0} = \vec{\Omega}_{22/1} + \vec{\Omega}_{1/0}$   
 $= \alpha \vec{z}_2 + \omega_{g/0} \cdot \vec{x}_1$  d'où  $\vec{\Omega}_{22/0} = \omega_{g/0} \cdot \vec{x}_1$

Q22: 1<sup>ere</sup> méthode

•  $\vec{V}_{g/0}^A = OA \cdot \omega_{g/0} \cdot \vec{z}_1 = a \cdot \omega_{g/0} \cdot \vec{z}_1$

•  $\vec{V}_{g/0}^A = \vec{V}_{g/22}^A + \vec{V}_{22/0}^A$

A centre d'articulation de g et 22 donc  $\vec{V}_{g/22}^A = 0$

$\vec{V}_{g/0}^A = \vec{V}_{22/0}^A$

•  $\vec{V}_{22/0}^G = \vec{V}_{22/0}^A + \vec{GA} \wedge \vec{\Omega}_{22/0}$

$\vec{GA} = -\frac{l}{2} \vec{x}_2$

ds R1  $\vec{GA} = \begin{pmatrix} -\frac{l}{2} \cos \alpha \cdot \vec{x}_1 \\ -\frac{l}{2} \cdot \sin \alpha \cdot \vec{y}_1 \\ 0 \end{pmatrix}$

$\vec{V}_{22/0}^G = a \cdot \omega_{g/0} \cdot \vec{z}_1 + \begin{vmatrix} -\frac{l}{2} \cos \alpha & & \omega_{g/0} \\ & -\frac{l}{2} \sin \alpha & \\ & & 0 \end{vmatrix}$

$\vec{V}_{22/0}^G = \omega_{g/0} \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \vec{z}_1$

$\left\{ \mathcal{L}_{0/22/0}^c \right\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{\Omega}_{22/0} = \omega_{g/0} \cdot \vec{x}_1 \\ \vec{V}_{22/0}^G = \omega_{g/0} \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \vec{z}_1 \end{array} \right\}_G (\vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)$

2<sup>me</sup> méthode

on parle de  $V = R \cdot \omega$

$R = KG$

$KG = \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right)$

d'où on trouve très rapidement

$\vec{V}_{22/0}^G = \omega_{g/0} \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \vec{z}_1$

CORRIGÉ

Q23: 1<sup>ère</sup> méthode

$$\vec{\Gamma}_{S10}^A = \vec{\Gamma}_{N10}^A + \vec{\Gamma}_{T10}^A$$

||  
0     $\vec{\sigma}_{S10} = 0$

$$\vec{\Gamma}_{S10}^A = -OA \cdot \omega_{S10}^2 \cdot \vec{y}_1$$

$$\vec{\Gamma}_{S10}^A = -a \cdot \omega_{S10}^2 \cdot \vec{y}_1$$

• A centre d'articulation de 9 et 22, donc  $\vec{\Gamma}_{S10}^A = \vec{\Gamma}_{2210}^A$

$$\text{d'où } \vec{\Gamma}_{S10}^A = \vec{\Gamma}_{2210}^A$$

$$\vec{\Gamma}_{2210}^G = ?$$

$$\frac{dV_{2210}^G}{dt} = \frac{d}{dt} \left( \omega_{S10} \cdot \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \vec{z}_1 \right)$$

$$= \omega_{S10} \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \frac{d\vec{z}_1}{dt}$$

$$\frac{d\vec{z}_1}{dt} = \vec{\Omega}_{S10} \wedge \vec{z}_1 = \begin{vmatrix} \omega_{S10} & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 0 \\ -\omega_{S10} \cdot \vec{y}_1 \\ 0 \end{vmatrix}$$

$$\text{d'où } \vec{\Gamma}_{2210}^G = -\omega_{S10}^2 \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \vec{y}_1$$

2<sup>ème</sup> méthode

On sait que  $\vec{\Gamma}_{T910}^A = 0$   
et que  $\vec{\Gamma}_{N910}^A = -R \cdot \omega^2 \cdot \vec{y}_1$

on trouve directement avec  
 $R = KG = \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right)$

$$\vec{\Gamma}_{2210}^G = - \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \omega_{S10}^2 \cdot \vec{y}_1$$

Beaucoup plus rapide!

$$Q24: \left\{ \mathcal{C}_C \right\}_{22/10} = \left\{ \begin{matrix} m \sqrt{V_{2210}^G} \\ \sqrt{V_G(22/10)} \end{matrix} \right\}_G$$

dans  $\Pi_{22}$  car la matrice est exprimée dans cette base.

$$\sqrt{V_G(22/10)} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{ml^2}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{ml^2}{12} \end{bmatrix}$$

$\vec{\Omega}_{2210}$

! dans  $\Pi_{22}$

$$\vec{\Omega}_{2210} = \omega_{S10} \cdot \vec{x}_1 = \begin{pmatrix} \omega_{S10} \cdot \cos \alpha \cdot \vec{x}_2 \\ -\omega_{S10} \cdot \sin \alpha \cdot \vec{y}_2 \\ 0 \end{pmatrix}$$



CORRIGÉ

$$\vec{V}_G(22b) = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{ml^2}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{ml^2}{12} \end{bmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \omega g b \cdot \cos \alpha \\ -\omega g b \cdot \sin \alpha \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\vec{V}_G(22b) = -\frac{ml^2}{12} \cdot \omega g b \cdot \sin \alpha \cdot \vec{y}_2$$

Q25

$$\vec{V}_G(22b) = \begin{pmatrix} \frac{ml^2}{12} \cdot \omega g b \cdot \sin^2 \alpha \\ -\frac{ml^2}{12} \cdot \omega g b \cdot \sin \alpha \cdot \cos \alpha \\ 0 \end{pmatrix}$$

Q26:  $\left\{ \mathcal{L}_{dyn} 22b \right\} = \left\{ \frac{m \vec{r}_{22b}^2}{2} \right\}_{(x_1, y_1, z_1)}$

$$\bullet m \vec{r}_{22b}^2 = -m \omega g b^2 \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \vec{y}_1$$

$$\bullet \vec{\mathcal{L}}_G(22b) = \underbrace{\frac{d}{dt} \left( \frac{ml^2}{12} \cdot \omega g b \cdot \sin^2 \alpha \right)}_{cte} \vec{x}_1 + \underbrace{\frac{d}{dt} \left( -\frac{ml^2}{12} \cdot \omega g b \sin \alpha \cos \alpha \right)}_{cte} \vec{y}_1$$

$$\frac{d\vec{x}_1}{dt} = \vec{\Omega}_{g/b} \wedge \vec{x}_1 = \begin{vmatrix} \omega g b & & \\ & 1 & \\ & & 0 \end{vmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\frac{d\vec{y}_1}{dt} = \vec{\Omega}_{g/b} \wedge \vec{y}_1 = \begin{vmatrix} \omega g b & & \\ & 0 & \\ & & 1 \end{vmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega g b \end{pmatrix}$$

$$d'ou \vec{\mathcal{L}}_G 22b = -\frac{ml^2}{12} \omega g b^2 \sin \alpha \cos \alpha \cdot \vec{z}_1$$

$$d'ou \left\{ \mathcal{L}_{dyn} 22b \right\} = \left\{ \begin{matrix} -m \omega g b^2 \left( a + \frac{l}{2} \sin \alpha \right) \cdot \vec{y}_1 \\ -\frac{ml^2}{12} \omega g b^2 \sin \alpha \cos \alpha \cdot \vec{z}_1 \end{matrix} \right\}_G(x_1, y_1, z_1)$$

SAISIE

$$Q27: \text{Action du ressort } \left\{ \begin{array}{l} \mathcal{L}_{\text{ressort}} \\ \mathcal{L}_{\text{ressort}} \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} -\frac{F_{\text{ressort}}}{2} \\ 0 \\ 0 \end{array} \right\}_{H, R_1}$$

$$Q28: \text{ Poids : } \left\{ \begin{array}{l} \mathcal{L}_{\text{poids}} \\ \mathcal{L}_{\text{poids}} \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} -m \cdot g \\ 0 \\ 0 \end{array} \right\}_{G, R_1}$$

$$Q29: \left\{ \begin{array}{l} \sum \vec{F}_{\text{ext}} \rightarrow 22 = m \vec{1G} \\ \sum \mathcal{J}(\vec{F}_{\text{ext}}/G) = \vec{S}_{22/G} \end{array} \right.$$

$$\begin{array}{l} /x_1^{\rightarrow} : \\ /y_1^{\rightarrow} : \end{array} \boxed{\begin{array}{l} X_A - mg - \frac{F_{\text{ressort}}}{2} = 0 \dots (2) \\ Y_A = -m \cdot \omega_0^2 \left( a + \frac{e}{2} \sin \alpha \right) \dots (3) \end{array}}$$

$$\begin{aligned} \bullet \mathcal{J}_G^{\rightarrow} &= \mathcal{J}_A^{\rightarrow} + \vec{GA} \wedge \vec{RA} \\ &= \vec{0} + \begin{vmatrix} -\frac{e}{2} \cos \alpha & X_A \\ -\frac{e}{2} \sin \alpha & Y_A \\ 0 & 0 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 0 \\ 0 \\ -\frac{e}{2} Y_A \cos \alpha + \frac{e}{2} X_A \sin \alpha \end{vmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \bullet \mathcal{J}_G^{\rightarrow} &= \mathcal{J}_H^{\rightarrow} + \vec{GH} \wedge \vec{RH} \\ &= \vec{0} + (\vec{GA} + \vec{AH}) \wedge \vec{RH} \\ &= \begin{vmatrix} -\frac{e}{2} \cos \alpha + \lambda \sin \alpha & -\frac{F_{\text{ressort}}}{2} \\ -\frac{e}{2} \sin \alpha - \lambda \cos \alpha & 0 \\ 0 & 0 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 0 \\ 0 \\ -\frac{F_r}{2} \left( \frac{e}{2} \sin \alpha + \lambda \cos \alpha \right) \end{vmatrix} \end{aligned}$$

$$/z_1^{\rightarrow} \quad \boxed{-\frac{e}{2} Y_A \cos \alpha + \frac{e}{2} X_A \sin \alpha - \frac{F_r}{2} \left( \frac{e}{2} \sin \alpha + \lambda \cos \alpha \right) = -\frac{m \ell^2}{2} \omega_0^2 \sin \alpha \cdot \cos \alpha} \dots (4)$$

$$\text{et n'oublions pas } \boxed{\frac{F_{\text{ressort}}}{2} = 0,49 (5 + 14 \sin \alpha)} \dots (4)$$

PRAISE

$$(1) X_A - 0,176 = 2,45 + 6,86 \sin \alpha$$

$$X_A = 2,626 + 6,86 \sin \alpha$$

$$(3) Y_A = -18 \cdot 10^3 \cdot 173,2^2 (13 \cdot 10^{-3} + 15 \cdot 10^{-3} \sin \alpha)$$

$$Y_A = -7 - 8,1 \sin \alpha$$

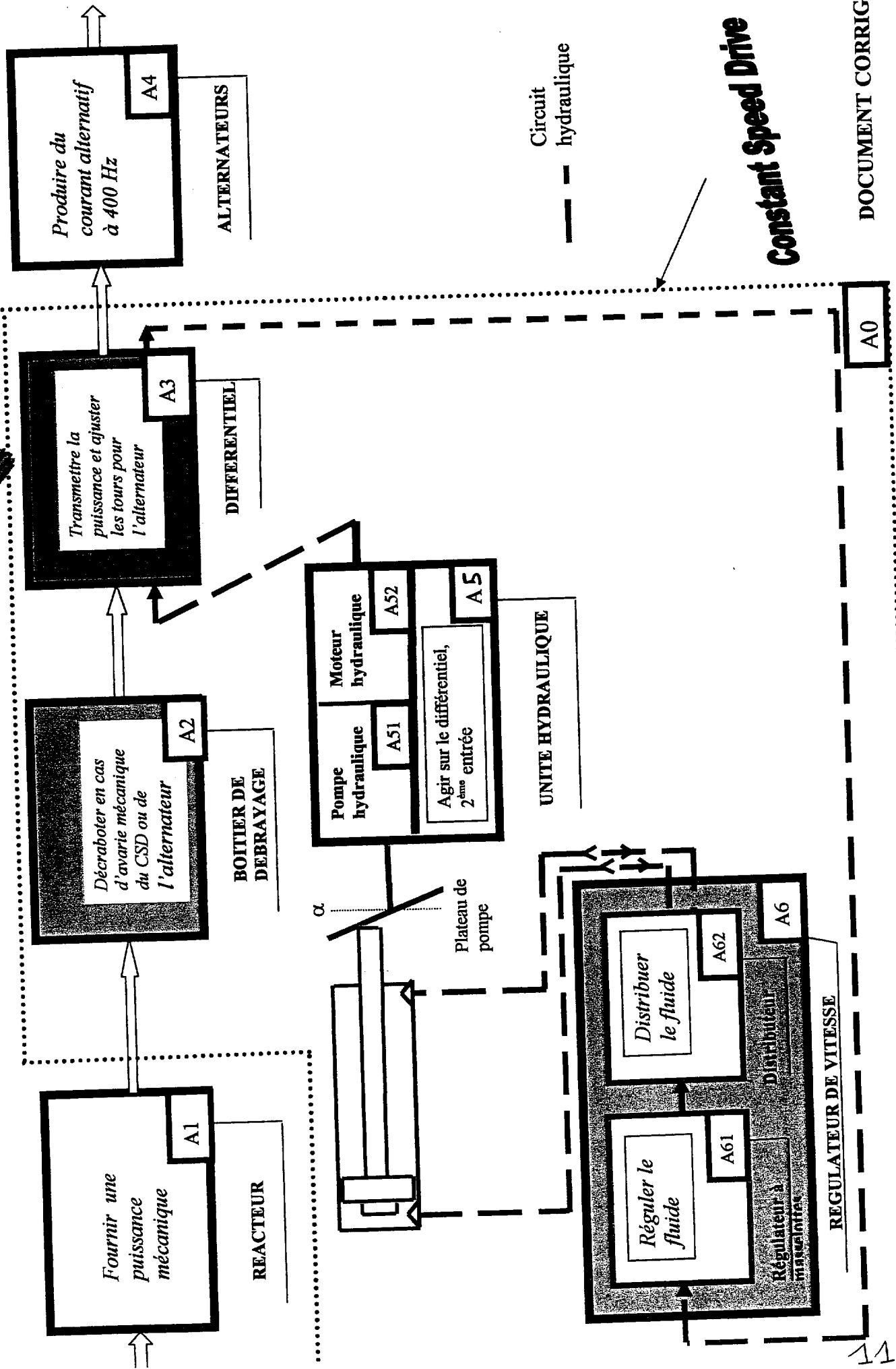
$$(4) -15 \cdot 10^{-3} (-7 - 8,1 \sin \alpha) \cos \alpha + 15 \cdot 10^{-3} (2,626 + 6,86 \sin \alpha) \sin \alpha - (0,49(5 + 14 \sin \alpha)) \left( \frac{15 \cdot 10^{-3} \sin \alpha + 14 \cdot 10^{-3} \cos \alpha}{2} \right) = - \frac{18 \cdot 10^3 \cdot (20 \cdot 10^{-3})^2}{2} \cdot 173,2 \cdot \sin \alpha \cos \alpha$$

$$\Rightarrow 0,105 \cos \alpha + 0,121 \sin \alpha \cos \alpha + 0,039 \sin \alpha + 0,103 \sin^2 \alpha - [0,036 \sin \alpha + 0,034 \cos \alpha + 0,11 \sin^2 \alpha + 0,096 \sin \alpha \cos \alpha] = -0,243 \sin \alpha \cos \alpha$$

$$\Rightarrow 0,268 \sin \alpha \cos \alpha + 0,071 \cos \alpha + 0,003 \sin \alpha - 0,007 \sin^2 \alpha = 0$$



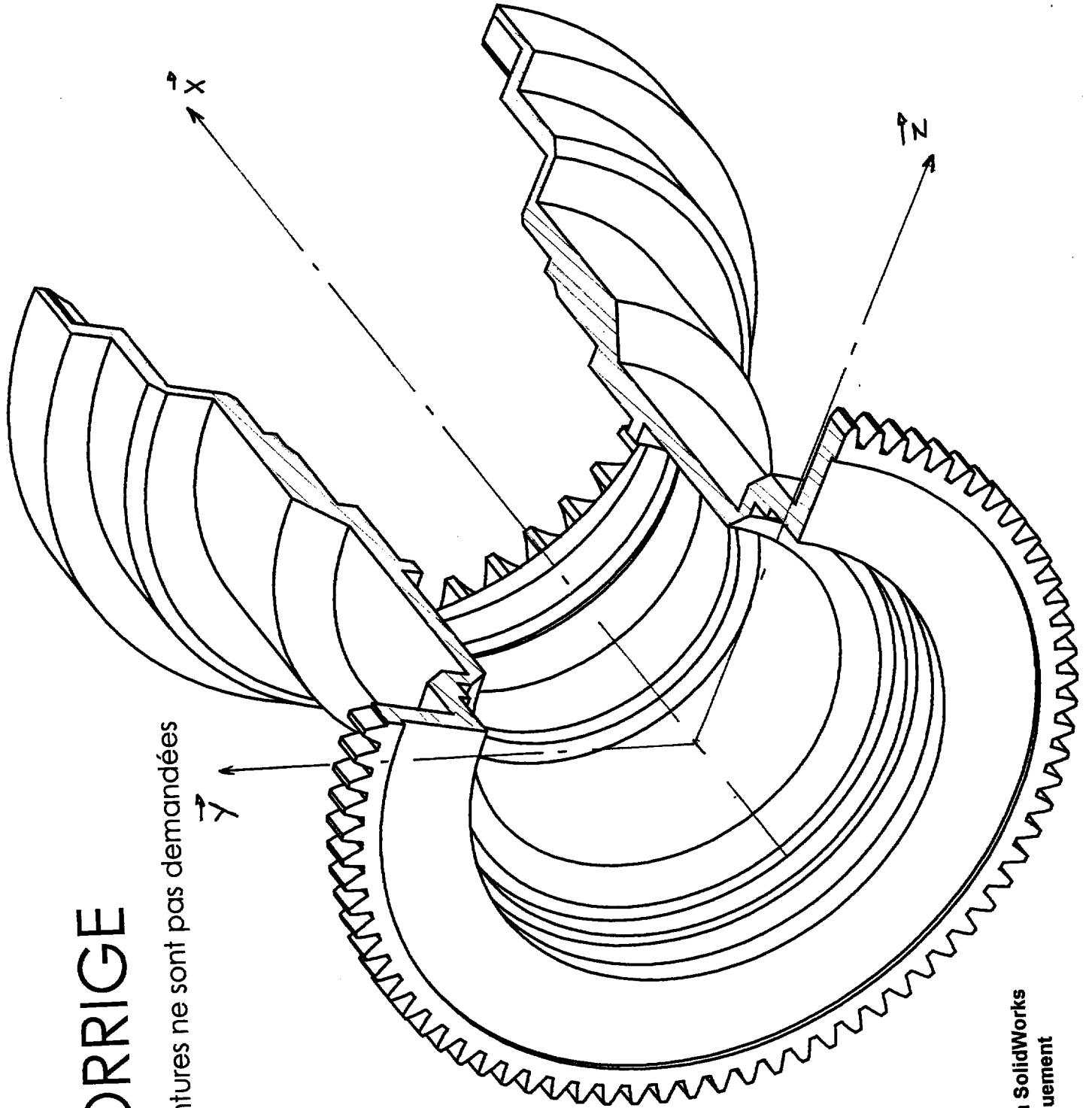
Actigramme de niveau A-0 partiel



DOCUMENT CORRIGE

# CORRIGE

N.B: Les dents ne sont pas demandées

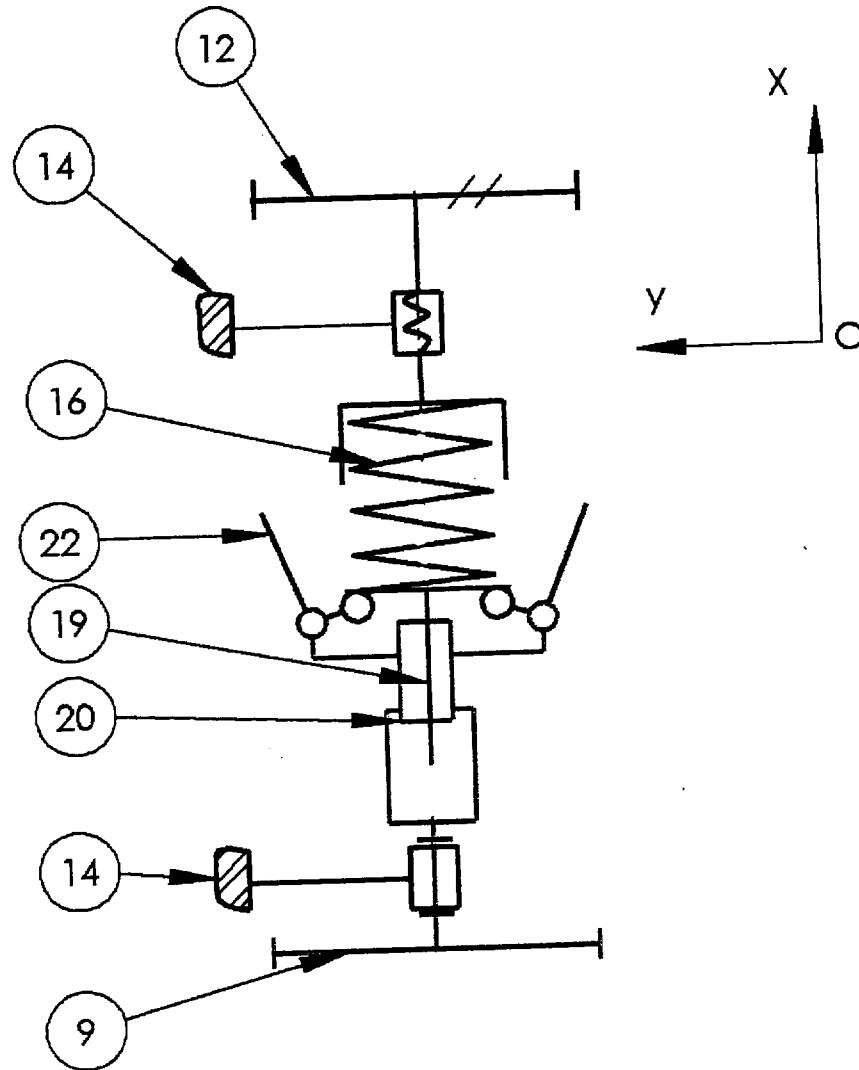


12/14

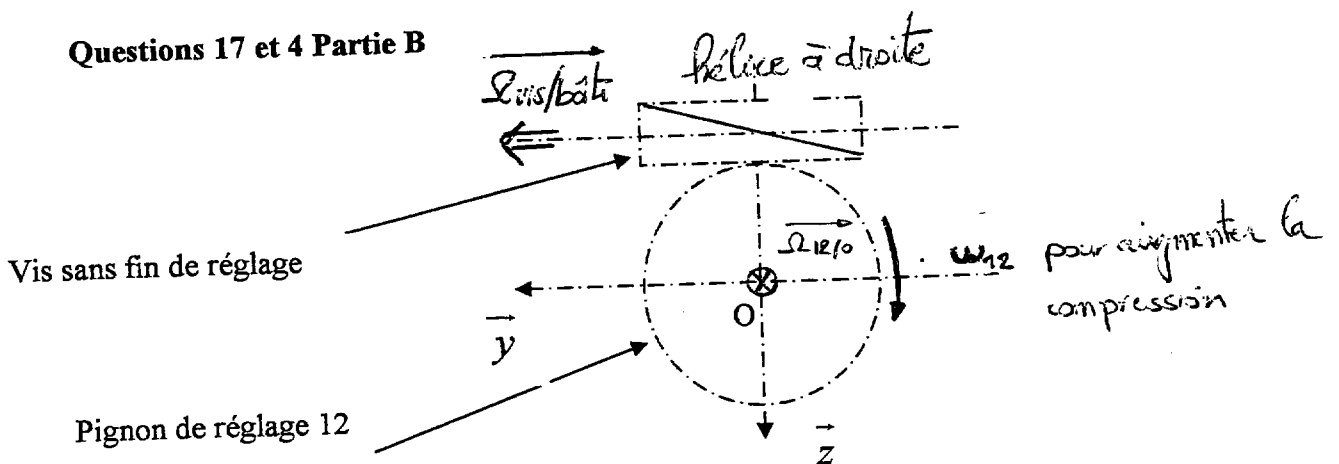
# CORRIGE

## Question 13 Partie B

Compléter le schéma cinématique du régulateur à masselottes avec les pièces 9, 12, 14, 16, 19, 20, 22 avec une couleur par pièce !



## Questions 17 et 4 Partie B



## 4<sup>ème</sup> partie : Calcul de l'arbre cannelé

• Calcul du couple moteur :  $P = C_{\pi} \cdot \omega_{\pi} \Rightarrow C_{\pi} = \frac{P}{\omega_{\pi}} = \frac{64 \times 736}{\frac{\pi \times 6000}{30}}$

$C_{\pi} = 75 \text{ N.m}$

• Utilisation de l'obaque :  $\phi d = 26 \text{ mm}$ .

- série forte  $n = 10$  ;  $s' = 19,5 \frac{\text{mm}}{\text{mm}}$
- " moyenne  $n = 6$  ;  $s' = 10$
- " légère  $n = 6$  ;  $s' = 8,57$

•  $P \leq p_{adm}$

|  
5nps

$$\frac{T}{S_{moteur}} \leq 5 \Rightarrow \frac{C_{\pi}}{s' \times L \times r_{moy}} \leq 5$$

$$\text{d'où } L \geq \frac{C_{\pi}}{5 \times r_{moy} \times s'}$$

$$D_{moy} = \frac{32 + 26}{2} = 29 \rightarrow r_{moy} = 14,5$$

$L \geq \frac{75 \cdot 10^3}{5 \times 14,5 \times s'}$

- série forte  $L \geq 53 \text{ mm}$
- " moyenne  $L \geq 103,4$
- " légère  $L \geq 120,7 \text{ mm}$

Brochage des cannelures :  $L < 2,5d$  c-à-d  $L < 2,5 \times 26$   
 $L < 65 \text{ mm}$ .

Donc nous sommes obligés de prendre la série forte

avec

$n = 10$   
 $s' = 19,5$   
 $L \geq 53 \text{ mm}$