

**BREVET DE TECHNICIEN SUPÉRIEUR**  
**MOTEURS À COMBUSTION INTERNE**  
**SESSION 2014**

**E 4 - ÉTUDE DES CONSTRUCTIONS**

Durée : 6 heures – Coefficient : 4

**Éléments de Correction**

CODE ÉPREUVE : 1406MOEDC	EXAMEN BREVET DE TECHNICIEN SUPÉRIEUR	SPÉCIALITÉ : MOTEURS À COMBUSTION INTERNE
SESSION : 2014	CORRIGÉ	ÉPREUVE : E4 - ÉTUDE DES CONSTRUCTIONS
Durée : 6h	Coefficient : 4	Corrigé N°01ED13

# 1) Vérifier

Q1 -

$$P_7 = 1,2 \text{ kW} \quad \text{et} \quad N_{7m} = 7000 \text{ tr/min}$$

$$C_7 = 1,9 \text{ Nm} \quad \text{et} \quad N_{C7} = 5500 \text{ tr/min}$$

$$NM = 8500 \text{ tr/min}$$

$$\text{Q2} - \quad r = \frac{N_5}{N_3} = \frac{\omega_5 / \eta}{\omega_3} = \frac{R_3}{R_5} = \frac{2}{4} = \frac{1}{2} = 0,5$$

Q3 -

$P_7$  générée

$$P_{7g} = \eta \cdot P_7 = \underline{0,98} \times 1,2 = \underline{1,18 \text{ kW}}$$

$C_7$  gén. :

$$C_7 = \frac{P_{7g}}{\omega_5} = \frac{\eta P_7}{\omega_3 \times r} = \frac{\eta C_7}{r} = \frac{0,8 \times 1,9}{0,5} = \underline{3,72 \text{ Nm}}$$

Q4 -

Le moteur de la fraiseuse n°730 accepte 5 Nm et 4500 tr/min  
⇒ Oui.

② Verif dyn.

Q5

$$E_{C_3} = \frac{1}{2} I_3 \omega_{3/1}^2$$

Q6

$$E_{C_5} = \frac{1}{2} I_5 \omega_{5/1}^2$$

$$= \frac{1}{2} I_5 (r \omega_{3/1})^2$$

Q7:

$$E_T = E_3 + E_5 = \frac{1}{2} (I_3 + I_5 r^2) \omega_{3/1}^2$$

$$I_{eq} = I_3 + I_5 r^2$$

Q8:

$$\sum \vec{\tau}_A (\text{ext} \rightarrow 3) \cdot \vec{z} = I_{eq} \cdot \overset{\circ}{\omega}_{3/1}$$

$$C_n = I_{eq} \overset{\circ}{\omega}_{3/1}$$

$$\overset{\circ}{\omega}_{3/1} = \frac{C_n}{I_{eq}}$$

Q9:

$$\overset{\circ}{\omega}_{5/1} = r \overset{\circ}{\omega}_{3/1} = \frac{r C_n}{I_{eq}} = \frac{r C_n}{I_3 + I_5 r^2}$$

$$\overset{\circ}{\omega}_{5/1} = \frac{0,5 \times 1,9}{0,001 + 0,0017 \times 0,5^2} = 667 \text{ rad/s}$$

Limit Actual link constraints:  $8200 \text{ rad/s}$

$\Rightarrow$  Ok.

③ Vorf. Cnor

QM

$$T + t = 2T_0$$

$$C_m = (T - t) R_3$$

$$= (t e^{i\omega t} - t) R_3 = t (e^{i\omega t} - 1) R_3$$

$$t = \frac{C_m}{(e^{i\omega t} - 1) R_3} = \frac{1,9}{(e^{0,7\pi} - 1) \times 20 \cdot 10^{-3}} = \underline{11,85 \text{ N}}$$

$$T = \frac{C_m + t R_3}{R_3} = \frac{C_m}{R_3} + t = \frac{1,9}{20 \cdot 10^{-3}} + 11,85 = \underline{106,85 \text{ N}}$$

$$T_0 = \frac{T + t}{2} = \frac{11,85 + 106,85}{2} = \underline{59,35 \text{ N}}$$

Q12 L'axe du capteur est confondu avec l'axe de symétrie de la courroie  $(0, \vec{z})$

donc le capteur doit afficher  $2 \times T_0 = 118,7 \text{ N}$ . = l'exact

Q13

$$\{T_{C \rightarrow S}\} = \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ Y_C & 0 \\ Z_C & 0 \end{pmatrix}$$

$$\{T_{B \rightarrow S}\} = \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ Y_B & 0 \\ Z_B & 0 \\ 0 & 0 \end{pmatrix}$$

Q14

Le capitaine G est en équilibre --- de 2 forces (pas de moment → nulle)  
 → La force de cette force est partagée par CD

donc la force est force  $\vec{3} \Rightarrow X_C = Y_C = 0$ .

$$\text{Soit } \{T_{C \rightarrow S}\} = \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ Z_C & 0 \end{pmatrix}$$

Q15

$$\text{Ans: } \{T_{C \rightarrow S}\}, \{T_{B \rightarrow S}\}, \{T_{H \rightarrow S}\}, \{T_{E \rightarrow S}\}$$

$$\sum \{T_{\text{ext} \rightarrow (8,5,7)}\} = \{\cancel{T}_{(8,5,7) \rightarrow S}\}$$

$$\sum \{T_{B \rightarrow (\text{ext} \rightarrow (8,5,7))}\} = T_{(8,5,7)} \xrightarrow[\text{Proj. au niveau B sur } \vec{3}]{} 0 \text{ (nulle)}$$

Réduire les forces en B :

$$\{T_{B \rightarrow S}\} = \begin{pmatrix} 0 & Z_C \times OB \\ 0 & 0 \\ Z_C & 0 \end{pmatrix} \quad \{T_{H \rightarrow S}\} = \begin{pmatrix} 0 & -FB \times T \\ 0 & 0 \\ -T & 0 \end{pmatrix}$$

$$\{T_{E \rightarrow S}\} = \begin{pmatrix} 0 & -EB \times t \\ 0 & 0 \\ -t & 0 \end{pmatrix}$$

Q16

$$Th. \text{ en plan : } HB \times Z_C - FB \times T - EB \times t = 0$$

3)

$$Q17 \quad 73Z_C - 113T - 33t = 0$$

$$T_0 = 60N \quad (4) \quad T + t = 2T_0 \quad (3) \rightarrow t = 2T_0 - T$$

$$C_m = (T - t) R_3 \quad (1)$$

$$\begin{aligned} C_7 &= (T - 2T_0 + T) R_3 = (2T - 2T_0) R_3 \\ &= 2R_3 (T - T_0) \end{aligned}$$

$$* \quad 73Z_C - 113T - 33(2T_0 - T) = 0$$

$$\underline{\quad} \quad 73Z_C - 80T - 66T_0 = 0$$

$$\rightarrow T = \frac{1}{80} (73Z_C - 66T_0)$$

$$C_7 = 2R_3 \left( \frac{1}{80} (73Z_C - 66T_0) - T_0 \right)$$

$$C_7 = 2R_2 \left( \frac{73}{80} Z_C - \frac{146}{80} T_0 \right)$$

$$\underline{\quad | \quad C_7 = \frac{73}{2} Z_C - 73T_0 = 73 \left( \frac{1}{2} Z_C - T_0 \right)}$$

$$Q18 \quad Z_C = (73T_0 + C_7) \frac{2}{73} = 2T_0 + \frac{2}{73} C_7$$

For  $C_7 = 0 \rightarrow Z_C = 2T_0 = 120N$

$$Q19 \quad C_m = 1,5 N/mm \rightarrow Z_C = 2 \times 60 + \frac{2}{73} \times 1900 = 172 N$$

## 4 - Vérification de l'alignement de la courroie

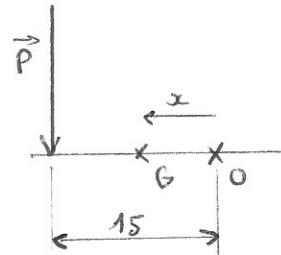
Q20:

$$\begin{aligned} \vec{M}_{B,\vec{P}} &= \vec{BC_3} \wedge \vec{P} = -123 \times 7,3 \times 10 \vec{z} \\ &= 8979 \vec{z} \end{aligned}$$

Q21: Torseur des effets de cohésion

Sur le tronçon BO:  $-15 \leq x \leq 0$

$$\left\{ \begin{array}{l} T_{int}^2 \\ \end{array} \right\} = \begin{cases} 0 & 0 \\ 73 & 0 \\ 0 & -73(15+x) + 8979 \end{cases}$$

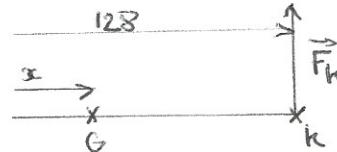


$$= \begin{cases} 0 & 0 \\ 73 & 0 \\ 0 & 7884 - 73x \end{cases}$$

$$M_{f32}(x) = 7884 - 73x$$

Sur le tronçon Ok:  $0 \leq x \leq 128$

$$\left\{ \begin{array}{l} T_{int}^1 \\ \end{array} \right\} = \begin{cases} 0 & 0 \\ 61,6 & 0 \\ 0 & 61,6(128-x) \end{cases}$$



$$= \begin{cases} 0 & 0 \\ 61,6 & 0 \\ 0 & 7884 - 61,6x \end{cases}$$

$$M_{f31}(x) = 7884 - 61,6x$$

Q22 Moment quadratique

$$\text{En flexion: } I_{G3} = \frac{\pi D^4}{64} = \frac{\pi \times 16^4}{64} = 3217 \text{ mm}^4$$

/

## Q23 Déformées

Tronçon Ok  $0 \leq x \leq 128$

$$EI y_1''(x) = 7884 - 61,6x$$

$$EI y_1'(x) = 7884x - 61,6 \frac{x^2}{2} + A$$

$$EI y_1(x) = 7884 \frac{x^2}{2} - 61,6 \frac{x^3}{6} + Ax + B$$

avec:  $y_1(0) = 0 \Rightarrow B = 0$

$$y_1'(0) = y_2'(0)$$

$$\Rightarrow A = C$$

Tronçon BO  $-15 \leq x \leq 0$

$$EI y_2''(x) = 7884 - 73x$$

$$EI y_2'(x) = 7884x - 73 \frac{x^2}{2} + C$$

$$EI y_2(x) = 7884 \frac{x^2}{2} - 73 \frac{x^3}{6} + Cx + D$$

avec  $y_2(0) = 0 \Rightarrow D = 0$

et  $y_2(128) = 0$

$$\rightarrow 7884 \times \frac{128^2}{2} - 73 \times \frac{128^3}{6} + C \times 128 = 0$$

$$\rightarrow C = \frac{73 \times 128^2}{6} - 7884 \times \frac{128}{2}$$

$$C = -305237,3$$

Soit:

$$y_1'(x) = \frac{1}{EI} \left( -61,6 \frac{x^2}{2} + 7884x - 305237 \right); \quad y_1(x) = \frac{1}{EI} \left( -61,6 \frac{x^3}{3} + 7884 \frac{x^2}{2} - 305237,3x \right)$$

$$y_2'(x) = \frac{1}{EI} \left( -73 \frac{x^2}{2} + 7884x - 305237 \right); \quad y_2(x) = \frac{1}{EI} \left( -73 \frac{x^3}{6} + 7884 \frac{x^2}{2} - 305237,3x \right)$$

Q24 Fente aux point B.

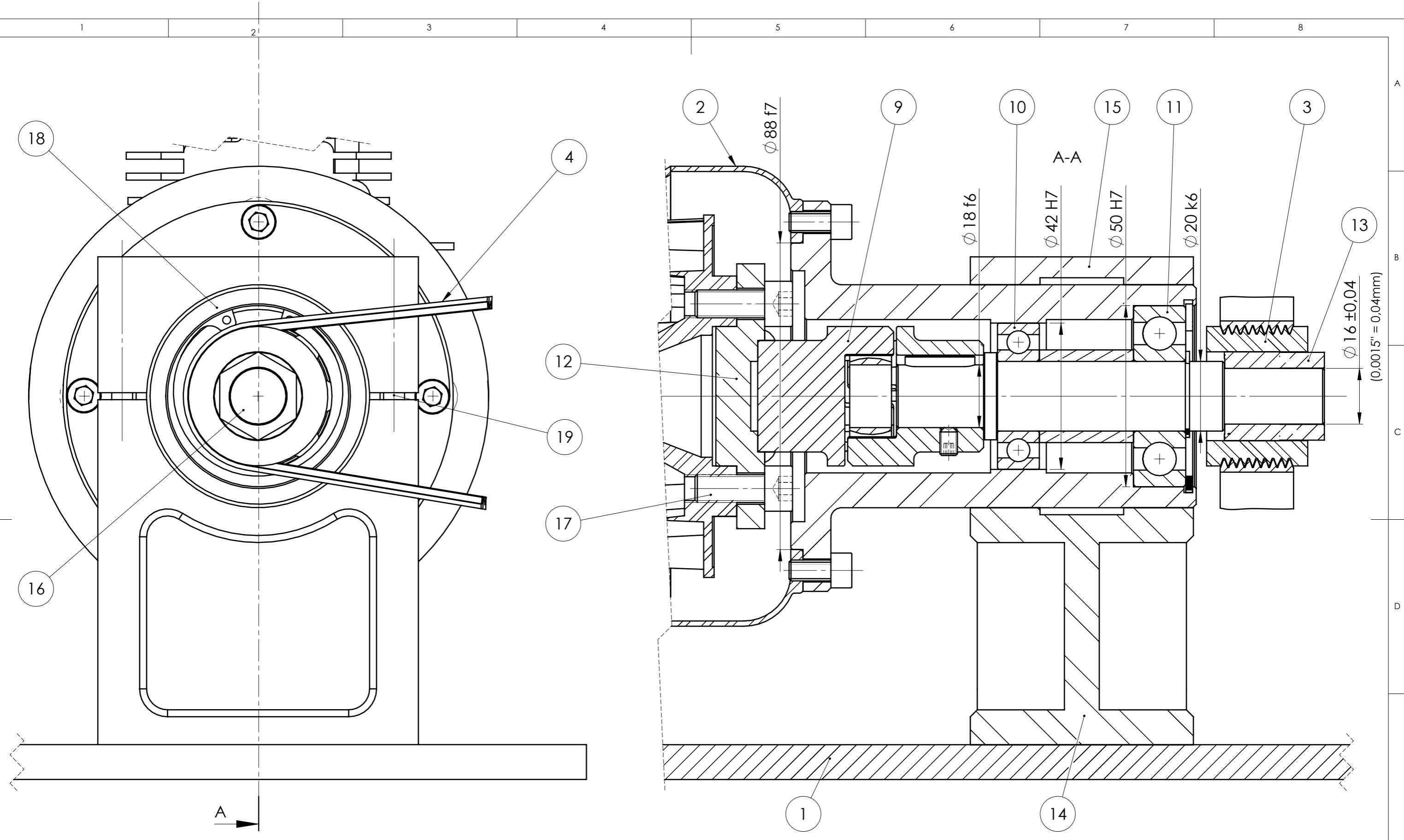
$$\rightarrow y_2'(-15) = \frac{1}{2,1 \cdot 10^5 \times 3217} \left( -73 \times \frac{(-15)^2}{2} + 7884 \times (-15) - 305237 \right)$$

$$y_2'(-15) = -6,4 \cdot 10^{-4} \text{ rad}$$

Q25

En B l'inclinaison de l'arbre sera de  $6,4 \cdot 10^{-4}$  rad donc  $\Theta = 6,4 \cdot 10^{-4}$  rad.

on est loin de la valeur limite fixée par Hutchinson à  $2^\circ$ .

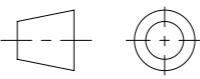


Q26 : Justifier la mise en position : Cette mise en position permet d'avoir une bonne coaxialité du vilebrequin avec l'arbre primaire afin d'assurer le bon fonctionnement de l'accouplement, dans la limite des défauts d'alignement que ce dernier autorise.

### BTS Moteur à combustion interne

DR1

ech 1: 1



### ARBRE DE TRANSMISSION

BANC D'ESSAI MOTEUR

A3

No. ARTICLE	NUMERO DE PIECE	QTE
1	Marbre	1
14	Potence	1
20	Parallel Pin ISO 8734 - 4 x 18 - A - St	2
21	ISO 4762 M6 x 20 --- 20N	4

