

DS2-2015_CORRIGE

Partie A : « Système de réglage axial »

1. Présentation du système.

La figure 1 ci-dessous représente la cinématique d'un système de réglage axial. La rotation de la manivelle 1 autour de l'axe (O,Z0) entraîne l'orientation du levier 3 par l'intermédiaire de la coulisse 2. L'orientation du levier 3 engendre un déplacement axial du poussoir 4. Pour obtenir un angle d'orientation précis de la manivelle, on utilise un réducteur à trois étages schématisé sur la figure 2. Ce système permet de réduire la vitesse de rotation de l'arbre moteur 5 et d'obtenir ainsi une rotation lente de la manivelle 1.

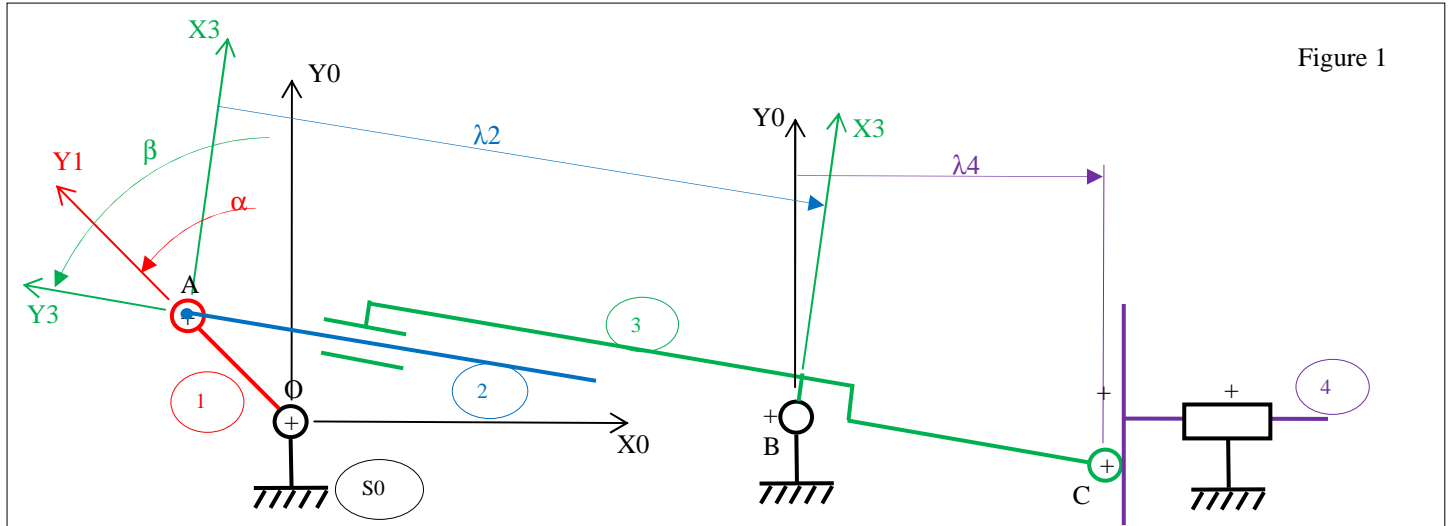


Figure 1

Par construction, les points A, B et C sont alignés et permettent de définir la direction du vecteur \vec{Y}_3 . Le point E est un point fixe de S_0 situé au centre de la liaison entre S_0 et 4. Le point D est un point fixe du poussoir 4, situé tel que $\vec{BD} // \vec{X}_0$ et $\vec{CD} // \vec{Y}_0$. On définit le repère $R_0(O, X_0, Y_0, Z_0)$ lié à S_0 . Les longueurs constantes sont notées : $OA = a$; $OB = b$; $BC = c$. On définit également trois longueurs variables : $\vec{AB} = -\lambda_2 \vec{Y}_3$; $\vec{BD} = \lambda_4 \vec{X}_0$; $\vec{CD} = \lambda_3 \vec{Y}_0$

2. Travail demandé :

Question A-1 : Définir des repères liés aux différentes pièces de ce mécanisme.

$R_0(O, X_0, Y_0, Z_0)$ lié à S_0

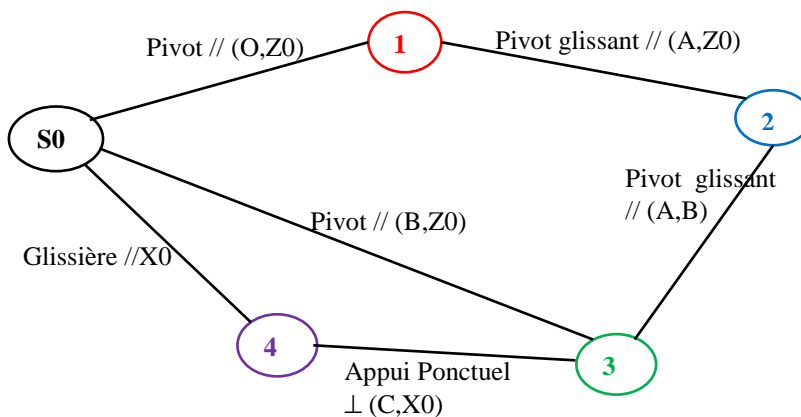
$R_1(O, X_1, Y_1, Z_0)$ lié à S_1

$R_2(A, X_3, Y_3, Z_0)$ lié à S_2

$R_3(B, X_3, Y_3, Z_0)$ lié à S_3

$R_4(D, X_0, Y_0, Z_0)$ lié à S_4

Question A-2 : Etablir le graphe de structure de ce mécanisme.



Question A-3 : En écrivant une boucle vectorielle entre les points O, A et B, démontrer que l'on obtient les deux

$$\text{équations scalaires suivantes : } \begin{cases} \lambda 2 . \sin \beta = b + a . \sin \alpha & \langle \text{éq.1} \rangle \\ \lambda 2 . \cos \beta = a . \cos \alpha & \langle \text{éq.2} \rangle \end{cases}$$

On écrit une relation de Chasles en commençant par le vecteur \overrightarrow{AB} :

$$\overrightarrow{AB} = \overrightarrow{AO} + \overrightarrow{OB}$$

On décompose les différents vecteurs en « longueur x vecteur unitaire » :

$$-\lambda 2 . \overrightarrow{Y3} = -a . \overrightarrow{Y1} + b . \overrightarrow{X0}$$

On projette sur les vecteurs unitaires de la base R0 :

$$\begin{pmatrix} \lambda 2 . \sin \beta \\ -\lambda 2 . \cos \beta \\ 0 \end{pmatrix}_{R0} = \begin{pmatrix} a . \sin \alpha \\ -a . \cos \alpha \\ 0 \end{pmatrix}_{R0} + \begin{pmatrix} b \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}_{R0}$$

On en déduit 2 équations scalaires :

$$\begin{cases} \lambda 2 . \sin \beta = b + a . \sin \alpha & \langle \text{éq.1} \rangle \\ \lambda 2 . \cos \beta = a . \cos \alpha & \langle \text{éq.2} \rangle \end{cases}$$

Question A-4 : En déduire la relation entre l'orientation du levier et celle de la manivelle : $\beta = f(\alpha)$.

Pour faire « disparaître » le paramètre l2 de ces deux équations, on calcule :

$$\frac{\langle \text{éq.1} \rangle}{\langle \text{éq.2} \rangle} = \frac{\lambda 2 . \sin \beta}{\lambda 2 . \cos \beta} = \frac{b + a . \sin \alpha}{a . \cos \alpha}$$

$$\Rightarrow \tan \beta = \frac{b + a . \sin \alpha}{a . \cos \alpha}$$

$$\Rightarrow \beta = \arctan\left(\frac{b + a . \sin \alpha}{a . \cos \alpha}\right)$$

Question A-5 : Déterminer la relation entre le déplacement du poussoir et l'orientation du levier : $\lambda 4 = f(\beta)$.

On écrit une relation de Chasles en commençant par le vecteur \overrightarrow{BD} :

$$\overrightarrow{BD} = \overrightarrow{BC} + \overrightarrow{CD}$$

On décompose les différents vecteurs en « longueur x vecteur unitaire » :

$$\lambda 4 . \overrightarrow{X0} = -c . \overrightarrow{Y3} + \lambda 3 . \overrightarrow{Y0}$$

On projette sur les vecteurs unitaires de la base R0 :

$$\begin{pmatrix} \lambda 4 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}_{R0} = \begin{pmatrix} c . \sin \beta \\ -c . \cos \beta \\ 0 \end{pmatrix}_{R0} + \begin{pmatrix} 0 \\ \lambda 3 \\ 0 \end{pmatrix}_{R0}$$

On en déduit 2 équations scalaires :

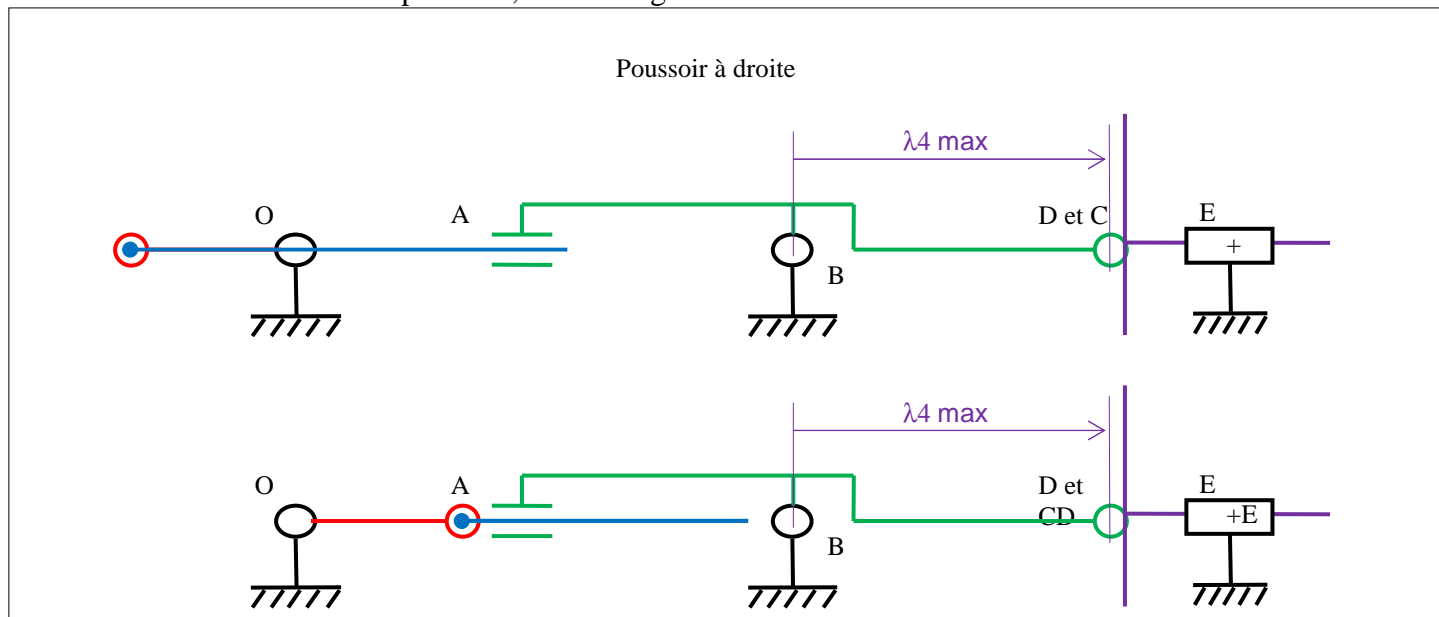
$$\begin{cases} \lambda 4 = c . \sin \beta & \langle \text{éq.3} \rangle \\ \lambda 3 = c . \cos \beta & \langle \text{éq.4} \rangle \end{cases}$$

On obtient directement la relation souhaitée avec l'éq.3 :

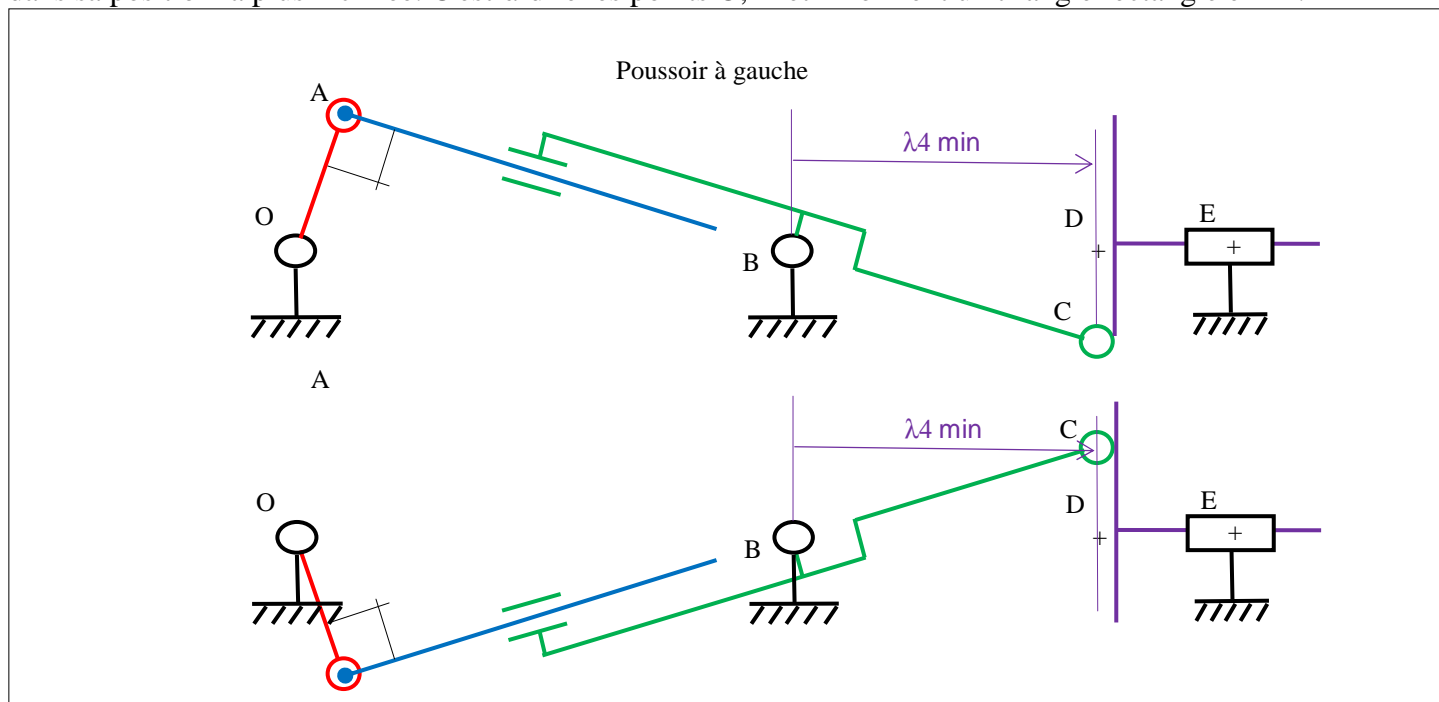
$$\lambda 4 = c . \sin \beta$$

Question A-6 : Définissez sur deux schémas cinématiques, les deux positions de ce mécanisme permettant d'avoir les positions extrêmes du poussoir : λ_{4_min} et λ_{4_max}

Pour obtenir le positionnement du poussoir 4 le plus « à droite » possible (λ_{4_max}), il faut que levier 3 soit « horizontal ». C'est-à-dire les points O, A et B alignés :



Pour obtenir le positionnement du poussoir 4 le plus « à gauche » possible (λ_{4_min}), il faut que levier 3 soit dans sa position la plus inclinée. C'est-à-dire les points O, A et B forment un triangle rectangle en A :



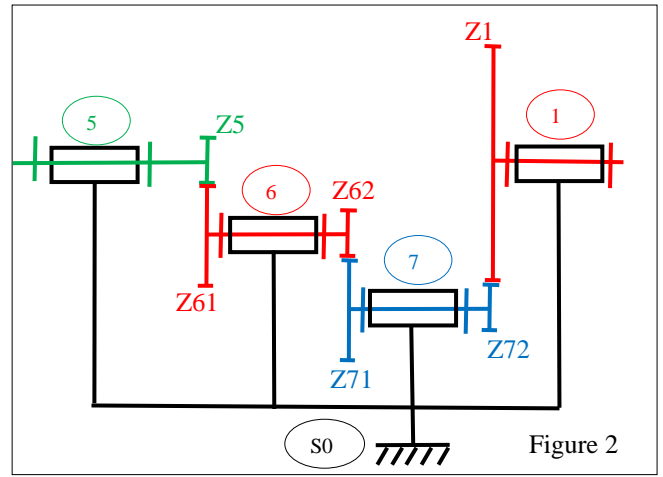
Question A-7 : Déterminer le rapport de transmission du réducteur défini en figure 2 en fonction des nombres de dents des différentes roues :

$$\frac{N1}{N5} = f(Zi)$$

(où N1 et N5 sont les fréquences de rotation respectives des pièces 1 et 5 en tr/min)

Pour déterminer le rapport de transmission de ce réducteur, il suffit d'appliquer la formule de Willis par rapport au carter S0. En considérant l'arbre moteur 5 comme entrée et le solide 1 comme sortie :

$$\frac{N1}{N5} = (-1)^3 \frac{Z5 \times Z62 \times Z72}{Z61 \times Z71 \times Z1}$$



Partie B : « Dessin 2D »

Travail demandé

Pour les deux pièces ci-dessous, données par deux vues planes et une vue en perspective isométrique, compléter la vue manquante en vue extérieure. Toutes les arêtes cachées seront représentées.

« Boitier Glissant »

« Profilé en X »

