

Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Septiembre 95

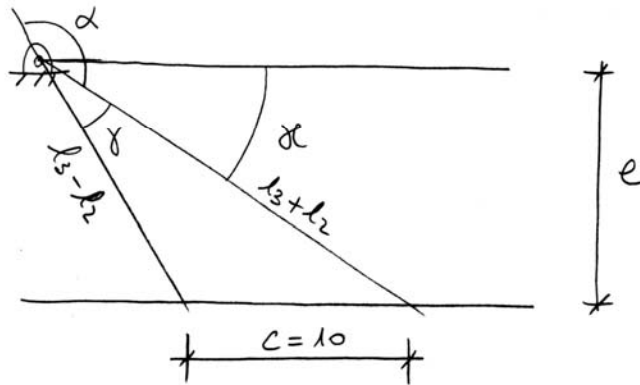
Nombre

Se desea diseñar un mecanismo biela-manivela con las siguientes características:
relación de tiempos: 1.4; carrera: 10 cm; longitud de la manivela: 4 cm.

Determinar la longitud de la biela y la excentricidad que dan como resultado el mecanismo buscado.

$$Q = \frac{360 - \alpha}{\alpha} = 14 \Rightarrow \alpha = 150^\circ$$

$$\gamma = 180 - \alpha = 180 - 150 = 30 \Rightarrow \gamma = 30^\circ$$



$$e^2 = (l_3 + l_2)^2 + (l_3 - l_2)^2 - 2(l_3 + l_2)(l_3 - l_2) \cos \gamma$$

$$10^2 = (l_3 + 4)^2 + (l_3 - 4)^2 - 2(l_3 + 4)(l_3 - 4) \cos 30$$

$$100 = 2l_3^2 + 32 - \sqrt{3}(l_3^2 - 16)$$

$$l_3^2 = \frac{100 - (2 + \sqrt{3})16}{2 - \sqrt{3}} \Rightarrow \boxed{l_3 = 12'26 \text{ cm}} \begin{matrix} \text{longitud} \\ \text{focal} \end{matrix}$$

$$\begin{cases} (l_3 + l_2) \sin \alpha = e \\ (l_3 - l_2) \sin(\alpha + \gamma) = e \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} 16'26 \sin \alpha = e \\ 8'26 \sin(\alpha + 30) = e \end{cases}$$

Igualando,

$$16'26 \sin \alpha = 8'26 (\sin \alpha \cos 30 + \cos \alpha \sin 30)$$

Dividindo todo entre $\sin \alpha$

$$16'26 = 8'26 \frac{\sqrt{3}}{2} + \frac{8'26}{2 + \tan \alpha}$$

$$\tan \alpha = 0'4535 \Rightarrow \alpha = 24'395^\circ$$

La excentricidad,

$$e = 16'26 \sin 24'395 = \boxed{6'7158 \text{ cm} = e} \text{ excentricidad}$$

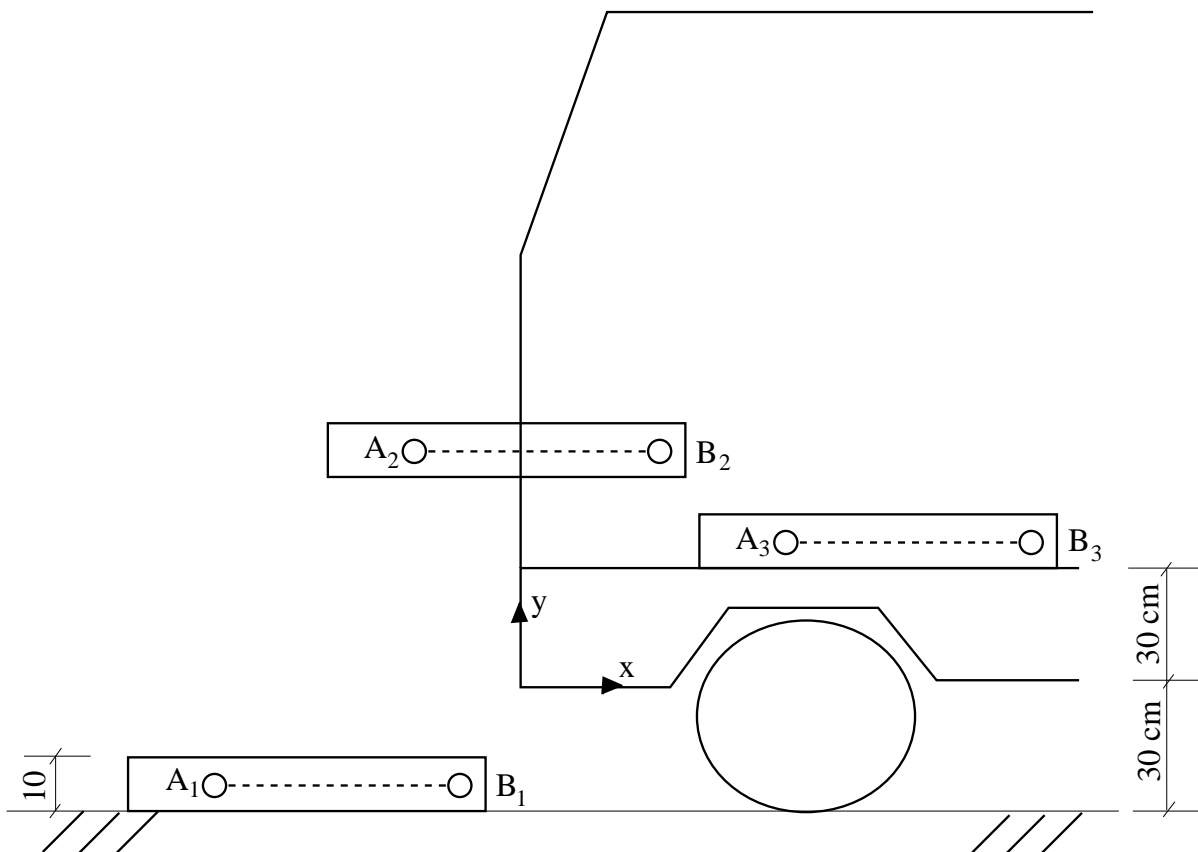
Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Junio 96

Nombre.....

Se pretende diseñar un dispositivo que permita entrar y salir de una furgoneta a una persona en silla de ruedas. Para ello se ha pensado en una plataforma sobre la que situar a la persona con la silla. Las posiciones que ha de adoptar la plataforma son las que se muestran en la figura: posiciones inicial y final más una posición intermedia que asegure el paso a través de la puerta trasera de la furgoneta.

Las coordenadas elegidas para los puntos A y B de la plataforma son:

$A_1(-60,-25)$, $B_1(-10,-25)$, $A_2(-20,60)$, $B_2(30,60)$, $A_3(60,35)$, $B_3(110,35)$



Si el segmento AB va a constituir el acoplador de un cuadrilátero articulado que posibilite la mencionada maniobra, determinar:

- Coordenadas de los puntos fijos del cuadrilátero.
- Longitud de las barras.

Si el dibujo representado se halla aproximadamente a escala, ¿ve factible la materialización del mecanismo?

Para hallar el primer punto fijo: $\overline{OAA_1} = \overline{OAA_2}$
 $\overline{OAA_1} = \overline{OAA_3}$

que nos lleva a resolver,

$$\begin{cases} 2(x_2 - x_1)x + 2(y_2 - y_1)y = (x_2^2 + y_2^2) - (x_1^2 + y_1^2) \\ 2(x_3 - x_1)x + 2(y_3 - y_1)y = (x_3^2 + y_3^2) - (x_1^2 + y_1^2) \end{cases}$$

$$A_1(-60, -25), \quad A_2(-20, -60), \quad A_3(60, 35)$$

$x_1 \quad y_1 \qquad x_2 \quad y_2 \qquad x_3 \quad y_3$

$$\begin{cases} 2(-20 + 60)x + 2(60 + 25)y = (20^2 + 60^2) - (60^2 + 25^2) \\ 2(60 + 60)x + 2(35 + 25)y = (60^2 + 35^2) - (60^2 + 25^2) \end{cases}$$

$$\begin{cases} 80x + 170y = -225 \\ 240x + 120y = 600 \end{cases}$$

Multiplcando la primera por 3,

$$\oplus 240x + 510y = -675$$

$$\ominus 240x + 120y = 600$$

$$390y = -1275$$

$$y = -\frac{1275}{390} = -3'27 \text{ cm}$$

$$x = 4'14 \text{ cm}$$

$$\boxed{O_A(4'14, -3'27)}$$

Para hallar el segundo punto fijo: $\overline{O_B B_1} = \overline{O_B B_2}$

$$\overline{O_B B_1} = \overline{O_B B_3}$$

que nos lleva a resolver,

$$\begin{cases} 2(x_2 - x_1)x + 2(y_2 - y_1)y = (x_2^2 + y_2^2) - (x_1^2 + y_1^2) \\ 2(x_3 - x_1)x + 2(y_3 - y_1)y = (x_3^2 + y_3^2) - (x_1^2 + y_1^2) \end{cases}$$

$$B_1(-10, -25), \quad B_2(30, 60), \quad B_3(110, 35)$$

$x_1 \quad y_1 \qquad x_2 \quad y_2 \qquad x_3 \quad y_3$

$$\begin{cases} 2(30+10)x + 2(60+25)y = (30^2 + 60^2) - (10^2 + 25^2) \\ 2(110+10)x + 2(35+25)y = (110^2 + 35^2) - (10^2 + 25^2) \end{cases}$$

$$\begin{cases} 80x + 170y = 3775 \\ 240x + 120y = 12600 \end{cases}$$

Multiplicando la primera por 3,

$$\begin{aligned} \oplus 240x + 510y &= 11325 \\ \ominus 240x + 120y &= 12600 \end{aligned}$$

$$390y = -1275$$

$$y = -\frac{1275}{390} = -3'27 \text{ cm}$$

$$x = 54'14 \text{ cm}$$

$$\boxed{O_B(54'14, -3'27)}$$

Las longitudes de las barras son:

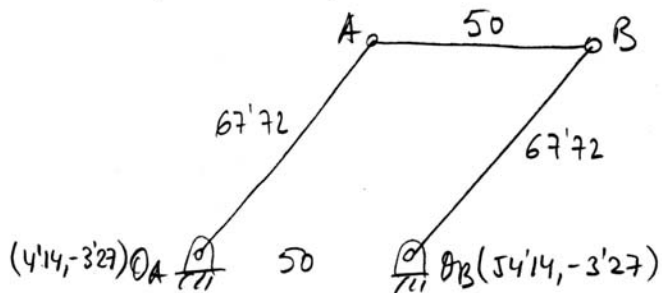
$$\overline{O_A A} = \sqrt{(-60 - 4'14)^2 + (-25 + 3'27)^2} = 67'72 \text{ cm}$$

$$\overline{O_B B} = \sqrt{(-10 - 5'14)^2 + (-25 + 3'27)^2} = 67'72 \text{ cm}$$

El acoplador mide $\overline{AB} = 50 \text{ cm}$

El elemento fijo mide $\overline{O_A O_B} = 50 \text{ cm}$

Así que el aspecto del cuadrilátero es,



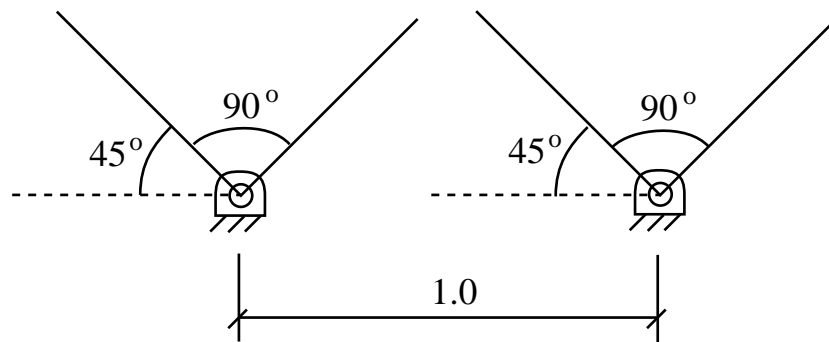
que permite que el acoplador se traslade siempre y permanezca por tanto horizontal.

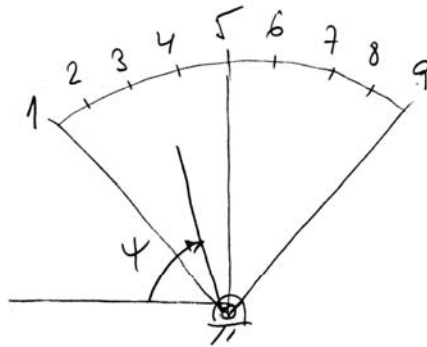
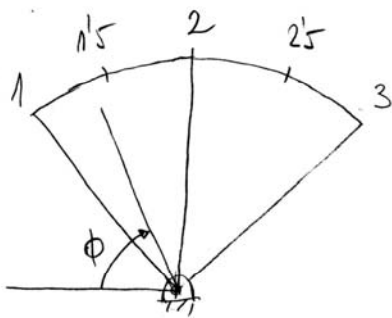
La materialización del mecanismo parece difícil dado que las barras deben entrar y salir del vehículo. No podría no obstante dar una forma a las barras que evitara en lo posible la penetración en el chasis.

Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Junio 97

Nombre

Diseñar un cuadrilátero articulado que genere $y = x^2$, variando x entre 1.0 y 3.0. Realícese la elección de puntos mediante el método de Chebyshev, y sea $\phi_0 = 45^\circ$, $\Delta\phi = 90^\circ$, $\psi_0 = 45^\circ$, $\Delta\psi = 90^\circ$. Tómese la longitud del elemento fijo igual a la unidad.





dos puntos de precisión serán los siguientes:

$$\begin{cases} x_1 = 2 - \cos 30 = 1'134 \\ x_2 = 2 \\ x_3 = 2 + \cos 30 = 2'866 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} y_1 = 1'286 \\ y_2 = 4 \\ y_3 = 8'214 \end{cases}$$

que corresponden a los siguientes valores angulares,

$$\phi_1 = 45 + \frac{1'134 - 1}{2} 90 = 51'03^\circ \rightarrow \psi_1 = 45 + \frac{1'286 - 1}{8} 90 = 48'22^\circ$$

$$\phi_2 = 90^\circ \rightarrow \psi_2 = 45 + \frac{4 - 1}{8} 90 = 78'75^\circ$$

$$\phi_3 = 45 + \frac{2'866 - 1}{2} 90 = 128'97^\circ \rightarrow \psi_3 = 45 + \frac{8'214 - 1}{8} 90 = 126'16^\circ$$

Entonces, se aplica para estos puntos la ecuación de Trendelenburg,

$$\boxed{k_1 \cos \phi - k_2 \cos \psi + k_3 = \cos(\phi - \psi)}$$

$$\begin{cases} 0'6289 k_1 - 0'6663 k_2 + k_3 = 0'9988 & (1) \\ -0'1951 k_2 + k_3 = 0'9808 & (2) \\ -0'6289 k_1 + 0'59 k_2 + k_3 = 0'9988 & (3) \end{cases}$$

$$(1)+(3) \quad -0'0763 k_2 + 2k_3 = 1'9976$$

$$2 \times (2) \quad -0'3902 k_2 + 2k_3 = 1'9616$$

$$(-) \quad 0'3139 k_2 = 0'036 \Rightarrow \underline{k_2 = 0'1147}$$

En (2),

$$k_3 = 0'9808 + 0'1951 \times 0'1147 = \underline{1'0032 = k_3}$$

En (1),

$$k_1 = \frac{1}{0'6289} (0'9998 + 0'6663 \times 0'1147 - 1'0032) = \underline{0'1145 = k_1}$$

Ahora, aplicando los fórmulas,

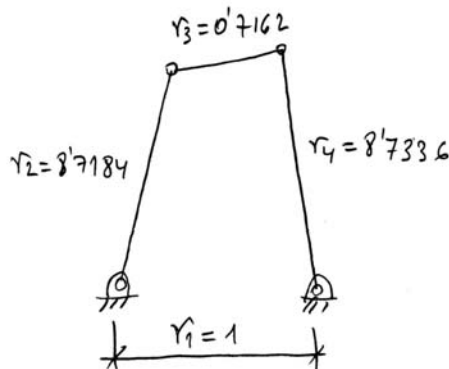
$$r_4 = \frac{r_1}{k_1} = \frac{1}{0'1145} = \boxed{8'7336 = r_4}$$

$$r_2 = \frac{r_1}{k_2} = \frac{1}{0'1147} = \boxed{8'7184 = r_2}$$

$$r_3 = \sqrt{r_1^2 + r_2^2 + r_4^2 - 2k_3 r_2 r_4} =$$

$$= \sqrt{1 + 8'7184^2 + 8'7336^2 - 2 \times 1'0032 \times 8'7184 \times 8'7336} =$$

$$= \boxed{0'7162 = r_3}$$

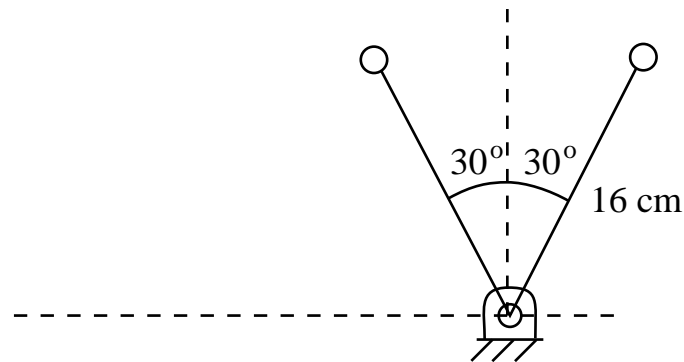


Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Junio 99

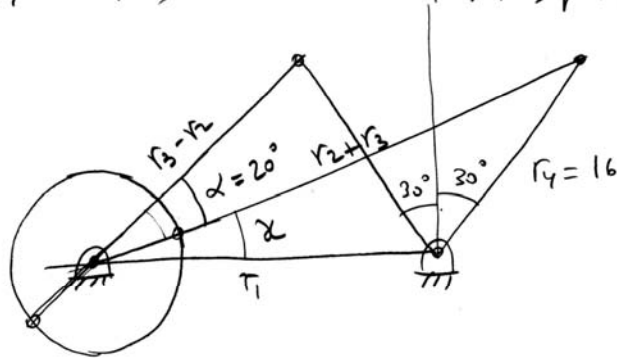
Nombre

Se pretende diseñar un cuadrilátero articulado de tipo manivela-balancín, que proporcione una relación de tiempos de 1.25 para un balancín de 16 cm de longitud cuyo ángulo total de oscilación sea de 60° , repartidos por igual a ambos lados de la vertical, según se indica en la figura. Además, se desea que las articulaciones al suelo de manivela y balancín se encuentren sobre la misma horizontal.

Determinar analíticamente las longitudes de manivela, acoplador y distancia entre articulaciones al suelo.



La figura muestra la situación en las dos posiciones extremas.



$$Q = 1'25 = \frac{180 + \alpha}{180 - \alpha} ; \quad 225 - 1'25\alpha = 180 + \alpha$$

$$45 = 2'25\alpha \Rightarrow \boxed{\alpha = 20^\circ}$$

Proyectando en horizontal y vertical cada uno de los dos triángulos formados se tiene que,

$$\begin{cases} (r_2 + r_3) \cos \alpha = r_1 + 16 \operatorname{sen} 30 \\ (r_2 + r_3) \operatorname{sen} \alpha = 16 \cos 30 \end{cases} \quad \left\{ \begin{array}{l} \operatorname{tg} \alpha = \frac{16 \cos 30}{r_1 + 16 \operatorname{sen} 30} \end{array} \right.$$

$$\begin{cases} (r_3 - r_2) \cos(20 + \alpha) + 16 \operatorname{sen} 30 = r_1 \\ (r_3 - r_2) \operatorname{sen}(20 + \alpha) = 16 \cos 30 \end{cases} \quad \left\{ \begin{array}{l} \operatorname{tg}(20 + \alpha) = \frac{16 \cos 30}{r_1 - 16 \operatorname{sen} 30} \end{array} \right.$$

Realizando que $\operatorname{tg}(20 + \alpha) = \frac{\operatorname{tg} 20 + \operatorname{tg} \alpha}{1 - \operatorname{tg} 20 \operatorname{tg} \alpha}$ se puede escribir,

$$\frac{16 \cos 30}{r_1 - 16 \operatorname{sen} 30} = \frac{\operatorname{tg} 20 + \frac{16 \cos 30}{r_1 + 16 \operatorname{sen} 30}}{1 - \operatorname{tg} 20 \frac{16 \cos 30}{r_1 + 16 \operatorname{sen} 30}} \quad \text{donde } r_1 \text{ es la única incógnita}$$

$$\frac{16 \cos 30}{r_1 - 16 \operatorname{sen} 30} = \frac{\operatorname{tg} 20 (r_1 + 16 \operatorname{sen} 30) + 16 \cos 30}{r_1 + 16 \operatorname{sen} 30 - \operatorname{tg} 20 (16 \cos 30)}$$

$$\frac{8\sqrt{3}}{r_1 - 8} = \frac{(r_1 + 8) \operatorname{tg} 20 + 8\sqrt{3}}{r_1 + 8 - 8\sqrt{3} \operatorname{tg} 20}$$

$$8\sqrt{3}r_1 + 64\sqrt{3} - 192 + 20 = (r_1 - 8) [(r_1 + 8) + 20 + 8\sqrt{3}]$$

$$\cancel{8\sqrt{3}r_1} + 64\sqrt{3} - 192 + 20 = (r_1^2 - 64) + 20 + \cancel{8\sqrt{3}r_1} - 64\sqrt{3}$$

$$128\sqrt{3} - 128 + 20 = r_1^2 + 20$$

$$r_1 = \sqrt{\frac{128(\sqrt{3} - 1)}{20}} = \boxed{21'9345 \text{ cm} = r_1} \quad \text{distancia entre puntos fijos}$$

Y ahora, volviendo a ecuaciones anteriores,

$$\cos \alpha = \frac{16 \cos 30}{r_1 + 16 \sin 30} = \frac{8\sqrt{3}}{21'9345 + 8} = 0'4629 \Rightarrow \alpha = \underline{24'839^\circ}$$

Y volviendo por último a las ecuaciones iniciales,

$$\begin{cases} (r_2 + r_3) \sin \alpha = 16 \cos 30 \\ (r_3 - r_2) \sin(2\alpha + \alpha) = 16 \cos 30 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} r_2 + r_3 = \frac{8\sqrt{3}}{\sin 24'839^\circ} = 32'9860 \\ r_3 - r_2 = \frac{8\sqrt{3}}{\sin 44'839^\circ} = 19'6512 \end{cases}$$

Sumando las dos igualdades se tiene,

$$2r_3 = 52'6372 \Rightarrow \boxed{r_3 = 26'3186 \text{ cm}} \quad \text{acoplador}$$

Y sustituyendo en cualquiera de las dos igualdades (por ejemplo en la primera),

$$r_2 = 32'9860 - 26'3186 = \boxed{6'6674 \text{ cm} = r_2} \quad \text{manivela}$$

Se puede comprobar que el mecanismo solución es manivela - balancín,

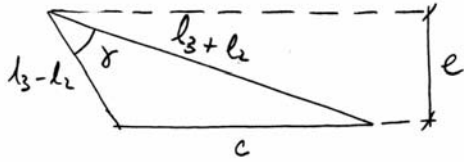
$6'6674 + 26'3186 < 21'9345 + 16$ desigualdad correcta
luego, en efecto, se ha conseguido lo que pedía el enunciado.

Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Junio 03

Nombre

Obtener un mecanismo biela-manivela con carrera 18, relación de tiempos 1.35, y excentricidad 15.

$$Q = 1'35 = \frac{180 + \gamma}{180 - \gamma} \Rightarrow 243 - 1'35\gamma = 180 + \gamma \Rightarrow \underline{\gamma = 26'81''}$$



$$e^2 = (l_3 + l_2)^2 + (l_3 - l_2)^2 - 2(l_3 + l_2)(l_3 - l_2) \cos \gamma$$

$$18^2 = (l_3 + l_2)^2 + (l_3 - l_2)^2 - 2(l_3 + l_2)(l_3 - l_2) \cos 26'81''$$

$$l_3^2 = 1507'08 - 17'61 l_2^2 \quad (1)$$

$$e = \frac{(l_3 + l_2)(l_3 - l_2) \sin \gamma}{c}$$

$$18 = \frac{(l_3 + l_2)(l_3 - l_2) \sin 26'81''}{18}$$

$$l_3^2 = 598'63 + l_2^2 \quad (2)$$

Igualando las ecuaciones (1) y (2) se tiene,

$$\boxed{l_2 = 6'99''}$$

y volviendo a (1) ó (2),

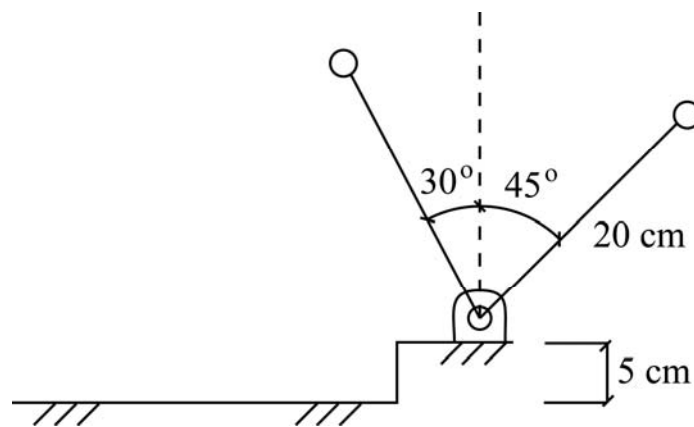
$$\boxed{l_3 = 25'44''}$$

Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Junio 08

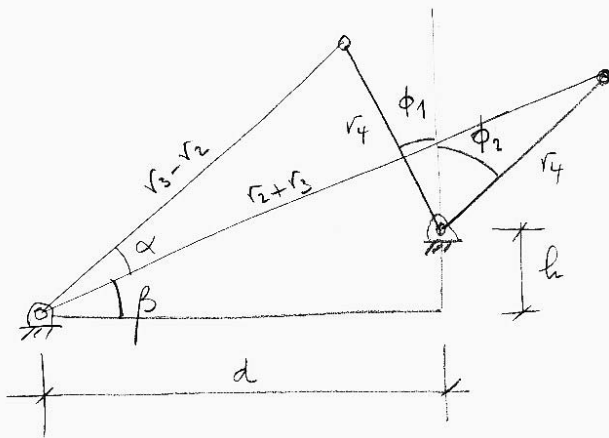
Nombre

Se pretende diseñar un cuadrilátero articulado de tipo manivela-balancín, que proporcione una relación de tiempos de 1.35 para un balancín de 20 cm de longitud cuyo ángulo total de oscilación sea de 75° , repartidos a cada lado de la vertical según se indica en la figura. Además, se desea que la articulación al suelo de la manivela se encuentre 5 cm por debajo de la del balancín.

Determinar analíticamente las longitudes de manivela y acoplador, así como la distancia horizontal entre las articulaciones al suelo de manivela y balancín.



Comprobar que la manivela obtenida lo es realmente, es decir, que puede dar vueltas completas.



$$\circ = \frac{180 + \alpha}{180 - \alpha}$$

$$1.35 = \frac{180 + \alpha}{180 - \alpha}$$

$$\alpha = 26.81^\circ$$

$$\left. \begin{array}{l} (r_3 - r_2) \cos(\alpha + \beta) = d - r_4 \sin \phi_1 \\ (r_3 - r_2) \sin(\alpha + \beta) = r_4 \cos \phi_1 + h \end{array} \right\} \begin{array}{l} \tan(\alpha + \beta) = \frac{r_4 \cos \phi_1 + h}{d - r_4 \sin \phi_1} \\ \tan \beta = \frac{r_4 \cos \phi_2 + h}{d + r_4 \sin \phi_2} \end{array}$$

$$\tan(\alpha + \beta) = \frac{\tan \alpha + \tan \beta}{1 - \tan \alpha \tan \beta} \Rightarrow \frac{\tan \alpha + \frac{r_4 \cos \phi_2 + h}{d + r_4 \sin \phi_2}}{1 - \tan \alpha \frac{r_4 \cos \phi_2 + h}{d + r_4 \sin \phi_2}} = \frac{r_4 \cos \phi_1 + h}{d - r_4 \sin \phi_1}$$

En la ecuación enmarcada, la única incógnita es "d".

$$\frac{\tan 26.81^\circ + \frac{20 \cos 45^\circ + 5}{d + 20 \sin 45^\circ}}{1 - \tan 26.81^\circ \frac{20 \cos 45^\circ + 5}{d + 20 \sin 45^\circ}} = \frac{20 \cos 30^\circ + 5}{d - 20 \sin 30^\circ}$$

$$0.5054 d^2 - 1.094 d - 362.67 = 0$$

$$d = 27.9 \text{ cm}$$

Distancia horizontal entre articulaciones al suelo.

Ahora, volviendo hacia atrás,

$$\tan \beta = \frac{r_4 \cos \phi_2 + h}{d + r_4 \sin \phi_2} = \frac{20 \cos 45^\circ + 5}{27.9 + 20 \sin 45^\circ} = 0.4553$$

$$\underline{\beta = 24.48^\circ}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} r_3 + r_2 = \frac{r_4 \cos \phi_2 + h}{\tan \beta} = \frac{20 \cos 45^\circ + 5}{\tan 24.48^\circ} = 46.20 \quad (1) \\ r_3 - r_2 = \frac{r_4 \cos \phi_1 + h}{\tan(\alpha + \beta)} = \frac{20 \cos 30^\circ + 5}{\tan(26.81^\circ + 24.48^\circ)} = 28.60 \quad (2) \end{array} \right.$$

$$(1) + (2) \rightarrow \boxed{r_3 = 37.4 \text{ cm}} \quad \text{longitud del acoplador.}$$

$$(1) - (2) \rightarrow \boxed{r_2 = 8.8 \text{ cm}} \quad \text{longitud de la manivela.}$$

$$r_1 = \sqrt{d^2 + h^2} = \sqrt{27.9^2 + 5^2} = \boxed{28.3 \text{ cm} = r_1} \quad \text{Distancia entre articulaciones al suelo.}$$

Comprobación de la condición de Grashof:

$$r_2 + r_3 < r_1 + r_4$$

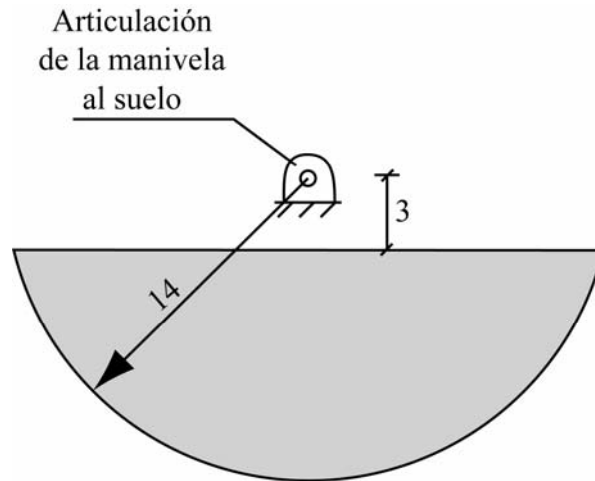
$$8.8 + 37.4 < 28.3 + 20$$

$46.2 < 48.3$ se cumple, luego, en efecto, la manivela r_2 puede dar vueltas completas.

Examen de TEORIA DE MAQUINAS – Junio 10

Nombre

Se desea diseñar un mecanismo biela-manivela con relación de tiempos 1.4 y carrera 10 cm. La deslizadera (horizontal) y el carro (en todo su movimiento) deben hallarse en el interior del área sombreada indicada en la figura.



Determinar las longitudes de biela y manivela que satisfacen los requerimientos indicados, y que minimizan la suma de ambas longitudes. El carro puede suponerse puntual.

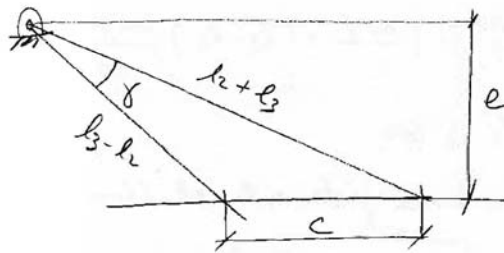
$$Q = 14 = \frac{170 + \gamma}{170 - \gamma}$$

$$\gamma = 30^\circ$$

$$C^2 = (l_2 + l_3)^2 + (l_3 - l_2)^2 - 2(l_2 + l_3)(l_3 - l_2) \cos \gamma$$

$$10^2 = (l_2 + l_3)^2 + (l_3 - l_2)^2 - 2(l_2 + l_3)(l_3 - l_2) \cos 30^\circ$$

$$l_3 = \sqrt{\frac{100 - (2 + \sqrt{3})l_2^2}{2 - \sqrt{3}}}$$



Se observa que, al aumentar \$l_2\$, disminuye \$l_3\$. Así, se puede hacer la siguiente tabla:

\$l_2\$	\$l_3\$
0	19'32
5	5
5'17	0

Evidentemente, se tiene que cumplir la condición \$l_2 < l_3\$, pero por la manivela lo va realmente, luego el rango de valores admisibles va, $0 < l_2 < 5$ (1)

\$l_2\$	\$l_3\$
0	19'32
5	5

Por otro lado, se observa que la suma de longitudes de los dos barras,

\$(l_2 + l_3)\$, es menor cuanto mayor es la longitud de la manivela, \$l_2\$.

Si se desea una suma de longitudes exactamente igual a 14, que es el límite del que se dispone, se obtiene:

$$l_3 = \sqrt{\frac{100 - (2 + \sqrt{3})l_2^2}{2 - \sqrt{3}}} \left. \begin{array}{l} \\ \\ \end{array} \right\} \begin{array}{l} l_2 = 4'51 \\ l_3 = 9'49 \end{array} \quad \begin{array}{l} \text{Aunque sería} \\ \text{deseable reducir} \\ \text{aún más este valor.} \end{array}$$

Entonces, la limitación de la suma de longitudes implica $4'51 \leq l_2$ (2)

Resta por reducir la limitación de la excentricidad:

$$e = (l_3^2 - l_2^2) \frac{\sin \gamma}{c} = (l_3^2 - l_2^2) \frac{\sin 30^\circ}{10} \geq 3$$

$$l_3^2 - l_2^2 \geq 60$$

Si se busca justamente el límite,

$$\left. \begin{aligned} l_3 &= \sqrt{\frac{100 - (2 + \sqrt{3})l_2^2}{2 - \sqrt{3}}} \\ l_3^2 - l_2^2 &= 60 \end{aligned} \right\} \begin{aligned} l_2 &= 4'59 \\ l_3 &= 9 \end{aligned}$$

Luego, la limitación de la excentricidad lleva a la condición: $l_2 \leq 4'58$ (3)

Combinando las limitaciones vistas, resulta:

$$4'59 \leq l_2 \leq 4'58$$

Pero se desea que la suma de longitudes de manivela y piele sea lo menor posible, luego la solución es:

$$\boxed{l_2 = 4'58 \text{ cm}} \longrightarrow \boxed{l_3 = 9 \text{ cm}}$$

En cuanto a la excentricidad, como se ha elegido justo el valor límite,

$$\boxed{e = 3 \text{ cm}}$$