

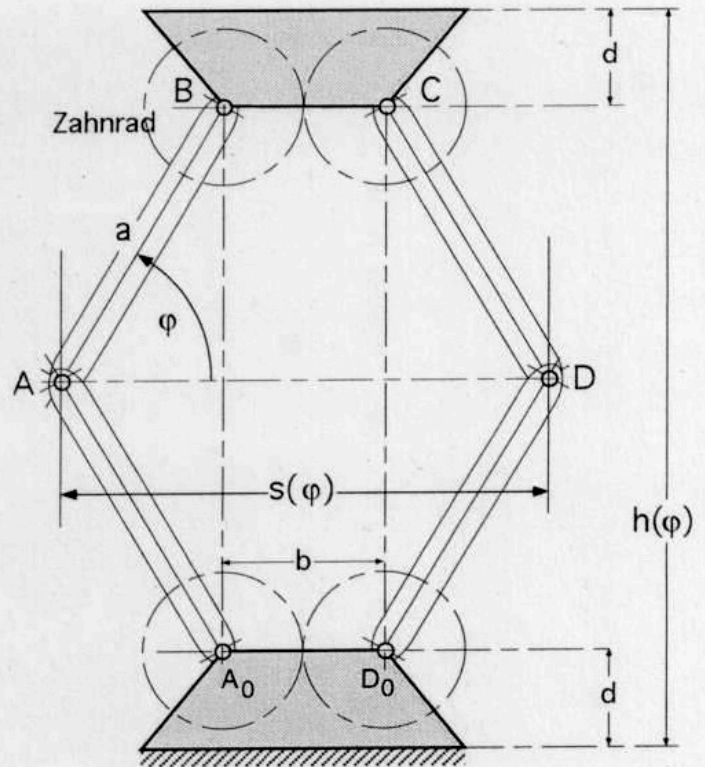
13

Aufgabe 3.2: Kinematik eines Hebemechanismus

13

Der Hebemechanismus besteht aus vier Lenkern der Länge a , vier Zahnraeder mit Radius $b/2$, die an den Lenkern befestigt sind, und Lagerboecke mit je zwei Drehgelenken. Ein Lenker mit Zahnrad ist im Drehgelenk des Lagerbocks gelagert. In A und D sind je zwei Lenker drehbar gelagert. Der Abstand b ist so bemessen, daß je zwei Zahnraeder im Eingriff sind.

Daten: $a = 20$ cm, $b = 8$ cm, $d = 5$ cm.



1. Laufgrad des Mechanismus

$$b = 3, n = 6, g = 8, \sum f_i = 6 \times 1 + 2 \times 2 = 10 \text{ aus 6 mal}$$

D und 2 mal Wälzen der Zahnraeder.

$$F = b(n-1-g) + \sum f_i = 3(6-1-8) + 10 = 1$$

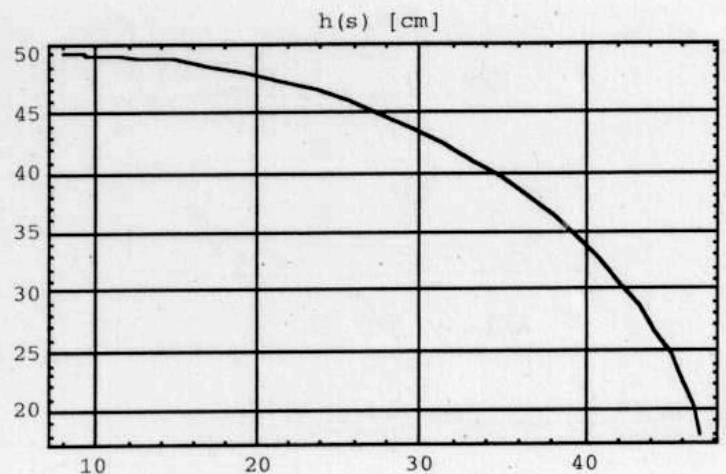
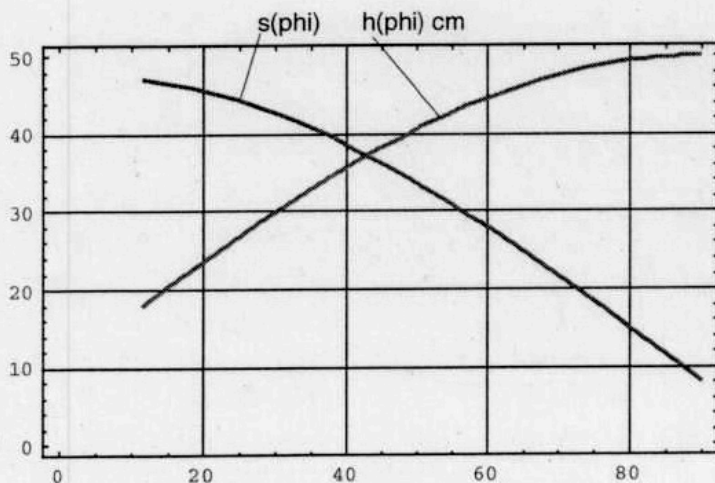
2. Uebertragungsfunktionen $s(\varphi)$, $h(\varphi)$ und $h(s)$.

$$s(\varphi) = b + 2a \cos \varphi. \quad (1)$$

$$h(\varphi) = 2d + 2a \sin \varphi \quad (2)$$

$$\text{aus (1): } \cos \varphi = \frac{s-b}{2a}, \quad \sin \varphi = \sqrt{1 - \left(\frac{s-b}{2a}\right)^2} = \frac{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}}{2a}, \quad \tan \varphi = \frac{\sin \varphi}{\cos \varphi} = \frac{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}}{s-b} \quad (3)$$

$$(3) + (2): h(s) = 2d + 2a \sqrt{1 - \left(\frac{s-b}{2a}\right)^2} = 2d + \sqrt{4a^2 - (s-b)^2}. \quad (4)$$



3. Arbeitsbereich von h , wenn sich die Zahnraeder nicht durchdringen duerfen.

$$h_{\text{unten}} = 2d + b = 10 + 8 = 18 \text{ cm.}, \text{ bei } \varphi = 11.537^\circ \text{ und } s = 47.19 \text{ cm.}$$

$$h_{\text{oben}} = 2d + 2a = 10 + 40 = 50 \text{ cm, bei } \varphi = 90^\circ \text{ und } s = 8 \text{ cm.}$$

4. Uebertragungswinkel $\mu_B(\varphi)$ zwischen Lenker und Lagerbock.

$$\mu_B(\varphi) = \varphi, \quad \mu_{B-\min} = 11.5^\circ, \quad \mu_{B-\max} = 90^\circ,$$

5. Uebertragungsfunktionen $s'(\varphi)$, $s''(\varphi)$, $h'(\varphi)$, $h''(\varphi)$, $h'(s)$, $h''(s)$. Kettenregel anwenden!

$$s'(\varphi) = s_{\varphi}(\varphi) = -2a \sin \varphi; \quad s''(\varphi) = s_{\varphi\varphi}(\varphi) = -2a \cos \varphi. \quad (5)$$

$$h'(\varphi) = h_{\varphi}(\varphi) = 2a \cos \varphi; \quad h''(\varphi) = h_{\varphi\varphi}(\varphi) = -2a \sin \varphi. \quad (6)$$

$$h'(s) = h_s(\varphi) = \frac{\partial h}{\partial \varphi} \frac{\partial \varphi}{\partial s} = \frac{h'(\varphi)}{s'(\varphi)} = \frac{2a \cos \varphi}{-2a \sin \varphi} = -\frac{1}{\tan \varphi} = -\cot \varphi = -\frac{s-b}{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}} = h_s(s) \quad (7)$$

$$h''(s) = h_{ss}(s) = \frac{\partial h'}{\partial s} = \frac{-1 \sqrt{4a^2 - (s-b)^2} + (s-b)(-2(s-b)) / (2\sqrt{4a^2 - (s-b)^2})}{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}^2} = -\frac{1}{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}} - \frac{(s-b)^2}{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}^3}$$

$$= \frac{-4a^2}{\sqrt{4a^2 - (s-b)^2}^3} \quad (8)$$

6. Bestimme die Übersetzung U zwischen $v = dh/dt$ und n , mit Drehzahl der Spindel $n = 10$ U/s, Steigung $p = 2$ mm

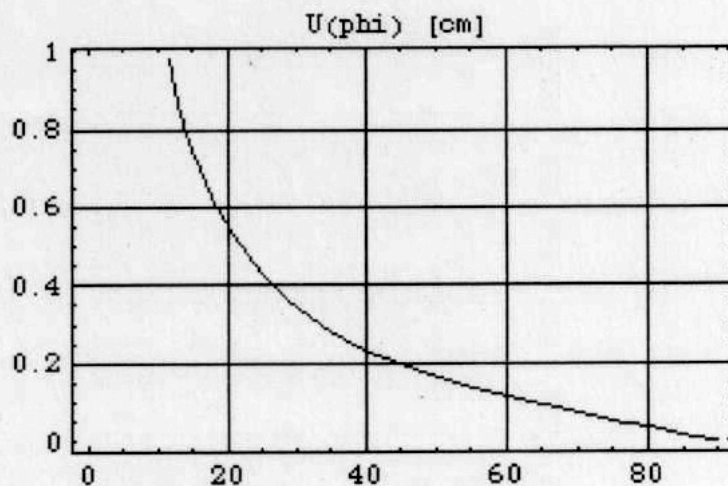
Übersetzung $U = v / n$, wo eine positive Drehung eine positive Höhenverstellung bewirken soll!

Hubgeschwindigkeit $v = h_s(s) ds/dt$, wo $h_s(s)$ nach (7)

Spindelgeschwindigkeit $ds/dt = -\frac{p}{2\pi} \omega_{\text{Spindel}} = -p n = -20 \text{ mm/s} = -2 \text{ cm/s}$ (9)

Beachte: Damit h zunimmt, muß s kleiner werden, also ist die Übersetzungsfunktion zu negieren.

--> $U = -p h'(s) = p \cot(\varphi)$ (10)



Plot der Funktion $U(\text{cm/rad})$ über φ

7. Bestimme die Hubzeit T_{Hub} vom unteren Zustand zur obersten Lage.

Hubgeschwindigkeit $v = dh/dt \rightarrow dt = 1/v dh$

$$T = \int_{t_u}^{t_o} dt = \int_{h_u}^{h_o} \frac{1}{v} dh = \int_{h_u}^{h_o} \frac{1}{U(\varphi)n} dh = \int_{\varphi_u}^{\varphi_o} \frac{1}{U(\varphi)n} h_\varphi(\varphi) d\varphi = \int_{\varphi_u}^{\varphi_o} \frac{2a \cos \varphi}{p \cot \varphi n} d\varphi = \frac{2a}{pn} \int_{\varphi_u}^{\varphi_o} \sin \varphi d\varphi \quad (11)$$

mit den Werten für φ_u und φ_o aus 3. folgt: $T = 19.6 \text{ s}$.

oder, weil $|ds/dt| = \text{konst.} = 2 \text{ cm/s} \Rightarrow$

$$T = \frac{s_{\text{ges}}}{ds/dt} = \frac{47.18 - 9}{2} = 19.6 \text{ s}.$$

8. Kinematik: $v = g_1(\varphi) \omega_{\text{Spindel}} = U / (2\pi) \omega_{\text{Spindel}} = \cot(\varphi) / (2\pi) \omega_{\text{Spindel}} \Rightarrow g_1(\varphi) = \cot(\varphi) / (2\pi)$ (12)

Statik: $-L = -1/g_1(\varphi) M_{\text{Spindel}} \Rightarrow M_{\text{Spindel}} = g_1(\varphi) L = \cot(\varphi) / (2\pi) L = 66.16 \text{ Ncm}$ bei $L = 1200 \text{ N}$, $\varphi = 30^\circ$.

9. Kinematik: $v = g_2(\varphi) ds/dt = dh/ds ds/dt = -\cot(\varphi) ds/dt \Rightarrow g_2(\varphi) = -\cot(\varphi)$ (13)

Statik: $-L = -1/g_2(\varphi) F_{\text{Spindel}} \Rightarrow F_{\text{Spindel}} = -g_2(\varphi) L = \cot(\varphi) L = 2078.5 \text{ N}$ (Zugkraft)

bei $L = 1200 \text{ N}$, $\varphi = 30^\circ$.

Solution

$$\sum \delta P_i = 0 = \delta \vec{V}_R \cdot \vec{F} + \delta \vec{V}_C \cdot \vec{K} + \delta \vec{V}_D \cdot \vec{K} \quad (1)$$

Start with \vec{V}_A :
take any value \hat{V}_A ,
here $\hat{V}_A = 4 \text{ cm}$.

Together with P_{31}
find \vec{V}_B , \vec{V}_R .

ALL \vec{V} are on the
line to the corres-
ponding pole lines!

Together with P_{21}
and \vec{V}_A find \vec{V}_C .

Together with P_{41}
and \vec{V}_B find
 \vec{V}_D .

$\vec{V} \perp \vec{V}$ $\parallel \vec{A} \vec{R}$

Results:

$$\vec{R}_F = \hat{V}_R = 152 \text{ mm}, \beta_R = 37.5^\circ$$

$$\vec{C}_K = \hat{V}_C = 14.5 \text{ mm}, \beta_C = 176^\circ$$

$$\vec{D}_K = \hat{V}_D = 14.5 \text{ mm}, \beta_D = 168^\circ$$

With (1):

$$\begin{aligned} \sum \delta P_i = 0 &= \delta V_R F \cos \beta_R + \delta V_C K \cos \beta_C + \delta V_D K \cos \beta_D \\ &= 152 \cdot F \cdot 0.79 - 14.5 \cdot 0.997 K - 14.5 \cdot 0.978 K \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \underline{K = \frac{120}{28.65} F = 4.2 F}$$

