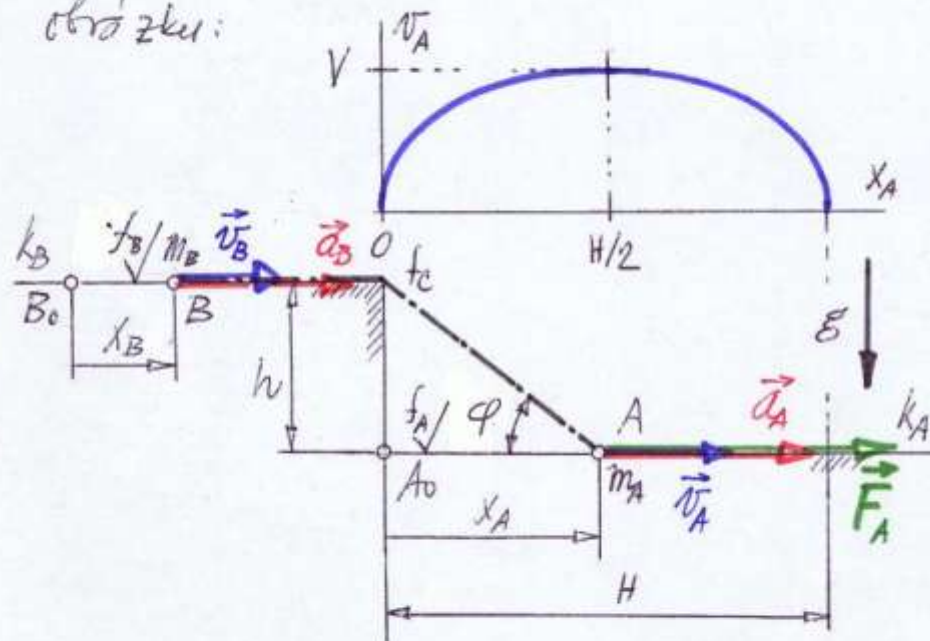


Příklad 6.1 I. úloha dynamiky pro
 rotující polut systém hmotných bodů.
 Hmotné body A a B se pohybují ze svých
 výchozích poloh A_0, B_0 po daných dráhách
 přímkových trajektoriích spojeny dok-
 málně oběma nehmotnými lankami
 přes drsnou hranu v bodě C podle
 obrázku:



DYN-06-1.1

Dáno:

- konstanty V, H, h ;
- hmotnosti m_A, m_B hmotných bodů A, B;
- koeficienty f_A, f_B suchého tření na přímkách k_A, k_B ;
- koeficient f_C suchého tření na hraně C;
- délka L lanka;
- rychlost v_A bodu A jako funkce polohy x_A

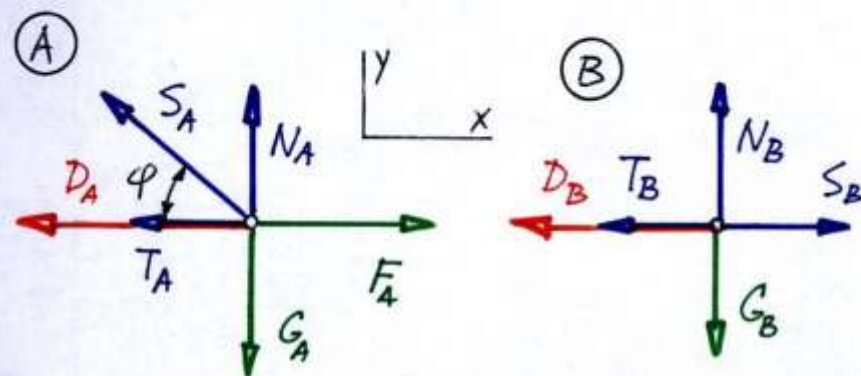
$$v_A(x_A) = 2V \sqrt{\frac{x_A}{H} - \left(\frac{x_A}{H}\right)^2}.$$

Úloha:

- Určit závislost $F_A(x_A)$ velikosti tahu síly na poloze x_A pro předepsanou rychlost v_A .
- Formulovat analogickou II. úlohu dynamiky.

Řešení ad a) provedeme pomocí d'Alembertových pohybových rovnic, takže

zúčesme uvločenie s vážovacie dynamické sil. Pro bod



Rovnice dynamického rovnováhy pro bod

$$\textcircled{A} \quad x: F_A - T_A - D_A - S_A \cos \varphi = 0 \quad (1)$$

$$y: N_A - G_A + S_A \sin \varphi = 0 \quad (2)$$

$$\textcircled{B} \quad x: S_B - T_B - D_B = 0 \quad (3)$$

$$y: N_B - G_B = 0 \quad (4)$$

Spezifikace sil

- tíhové $G_A = m_A g, G_B = m_B g \quad (5, 6)$

- dynamické $D_A = m_A a_A, D_B = m_B a_B \quad (7, 8)$

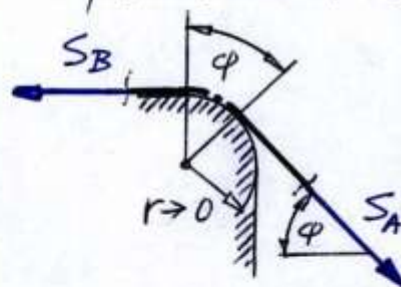
DYN-06-1.2

- třecí

$$T_A = f_A N_A, T_B = f_B N_B \quad (9, 10)$$

(za předpokladu $N_A > 0, N_B > 0$).

- vztah mezi silami vláknového trzci podle detailu bodu C



$$S_A = S_B e^{f_c \varphi} \quad (11)$$

Kinematické rovnice

$$\tan \varphi = \frac{h}{x_A} \quad (12)$$

$$x_B = \sqrt{x_A^2 + h^2} - h \quad (13)$$

$$v_B = \frac{dx_B}{dt} = \frac{dx_B}{dx_A} \cdot \frac{dx_A}{dt} = v_A \frac{dx_B}{dx_A} \quad (14)$$

$$a_A = v_A \frac{dv_A}{dx_A} \quad (15)$$

$$a_B = \frac{dv_B}{dt} = \frac{dv_B}{dx_A} \cdot \frac{dx_A}{dt} = v_A \frac{dv_B}{dx_A}, \quad (16)$$

přičemž

$$\frac{dv_B}{dx_A} = \frac{dv_A}{dx_A} \frac{dx_B}{dx_A} + v_A \frac{d^2 x_B}{dx_A^2}.$$

Inventura rovníc a proměnných.

K dispozici je 16 rovníc pro proměnné

$F_A, T_A, D_A, S_A, \varphi, N_A, G_A, S_B, T_B, D_B, N_B, G_B,$

$x_A, x_B, v_A, v_B, a_A, a_B$, tj. celkem 18.

17. rovnici představuje zadání pro $v_A(x)$.

Nakonec je tedy proměnných o jednu více

než rovníc, což je v pořádku, protože

rovnice proměnné nýdoh závisle-

ne zvolené nezávisle proměnné x_A .

Řešení.

U I. úlohy dynamiky lze vždy nejprve

užít všechny kinematické vztahy

v závislosti na zvolené nezávisle pro-

měnné. V našem případě z rovnice (12)

DYN-06-1.3

$$\varphi = \arctg \frac{k}{x_A},$$

z rovnice (13)

$$\frac{dx_B}{dx_A} = \frac{x_A}{\sqrt{x_A^2 + k^2}}, \quad (17)$$

takže

$$v_B = 2V x_A \sqrt{\frac{\frac{x_A}{H} - \left(\frac{x_A}{H}\right)^2}{x_A^2 + k^2}}.$$

Ze zadání pro v_A je

$$\frac{dv_A}{dx_A} = \frac{V}{H} \frac{1 - 2\frac{x_A}{H}}{\sqrt{\frac{x_A}{H} - \left(\frac{x_A}{H}\right)^2}}$$

a delší derivací (17) dostaneme

$$\frac{d^2 x_B}{dx_A^2} = \frac{\sqrt{x_A^2 + k^2} - \frac{x_A^2}{\sqrt{x_A^2 + k^2}}}{x_A^2 + k^2} = \frac{k^2}{(x_A^2 + k^2)^{\frac{3}{2}}}.$$

Nyní už můžeme dosadit do (15)

a (16) a zrychlení a_A i a_B s stavou

zadanými funkcemi $a_A(x_A)$, $a_B(x_A)$
metodou přímého x_A .

Zbývá tedy řešit soustavu (1) až (11).
Specifikace dosadíme do rovníc dyn.
rovnováhy. Dostaneme

$$F_A - f_A N_A - m_A a_A(x_A) - S_A \cos \varphi(x_A) = 0 \quad (18)$$

$$N_A - m_A g + S_A \sin \varphi(x_A) = 0 \quad (19)$$

$$S_B - f_B N_B - m_B a_B(x_A) = 0 \quad (20)$$

$$N_B - m_B g = 0. \quad (21)$$

Z rovnice (21)

$$N_B = m_B g$$

a z rovnice (20)

$$S_B = m_B [f_B g + a_B(x_A)], \quad (22)$$

Z rovnice (19)

DYN-06-1.4

$$N_A = m_A g - S_A \sin \varphi(x_A)$$

dosadíme do (18)

$$F_A - m_A f_A g - m_A a_A(x_A) + S_A [f_A \sin \varphi(x_A) - \cos \varphi(x_A)] = 0$$

Nyní dosadíme (22) do (11) a máme

$$S_A = m_B [f_B g + a_B(x_A)] e^{f_c \varphi(x_A)},$$

takže nakonec

$$F_A(x_A) = m_A [f_A g + a_A(x_A)] -$$

$$- m_B [f_B g + a_B(x_A)] e^{f_c \varphi(x_A)} [f_A \sin \varphi(x_A) - \cos \varphi(x_A)].$$