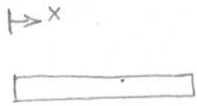


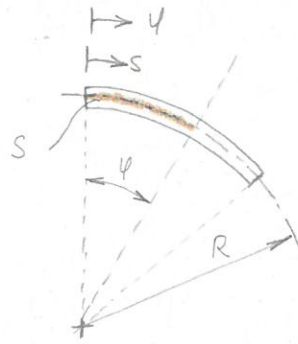
Sík görbe rudak igénybevételei

Koordináta választás

Egyenes rúd



Görbe rúd

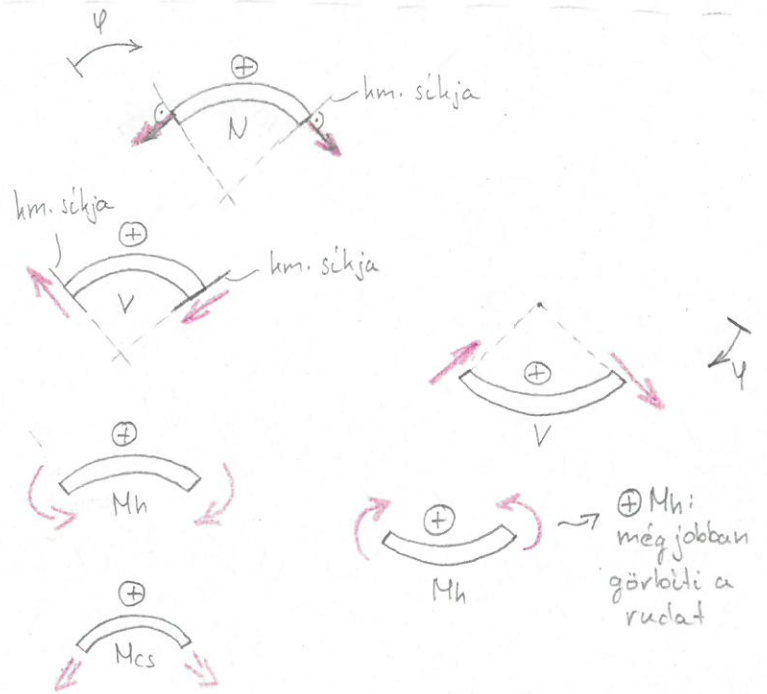
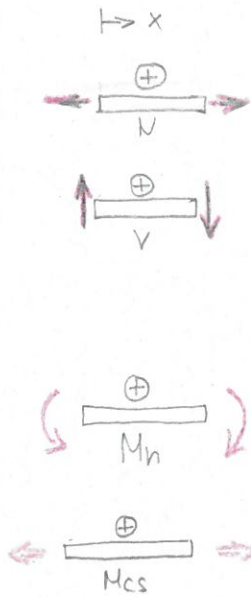


φ me.: [rad]

$$s = R \cdot \varphi$$

$$s = R \cdot \varphi$$

Előjelkonvenció



Megj: 1, Koordináta választás: - szögkoordináta: φ [rad]
 - ívhosszkoordináta: x és s

2, összefüggés az igbu f_v -ek között:

$$\frac{dM_h}{ds} = -V \quad \leftarrow (3) \text{ miatt}$$

\rightarrow ívhossz koordinátával működik!

De: $s = R \cdot \varphi \Rightarrow \varphi = \frac{s}{R} \Rightarrow \frac{d\varphi}{ds} = \frac{1}{R}$

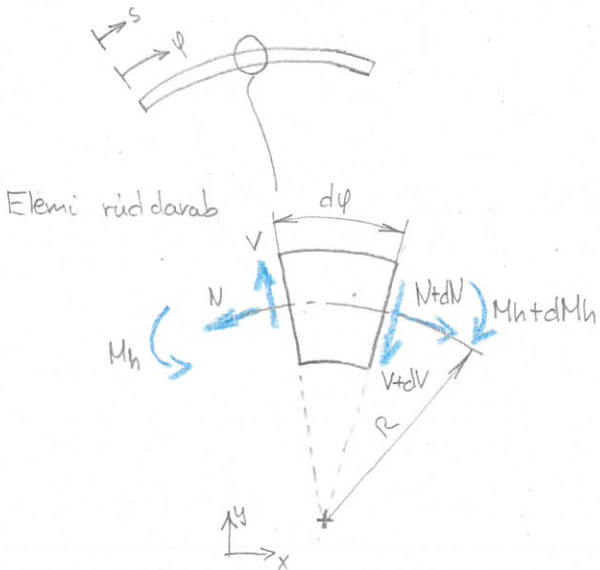
$$V = - \frac{dM_h(\varphi(s))}{ds} = - \frac{dM_h(\varphi)}{d\varphi} \cdot \frac{d\varphi(s)}{ds} = - \frac{1}{R} \cdot \frac{dM_h}{d\varphi}$$

\Rightarrow Egyensúlyi egyenletek:

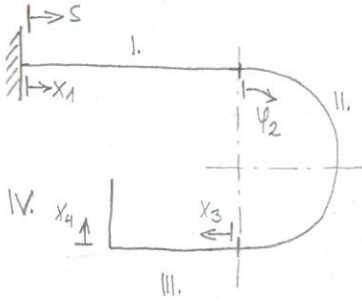
$$\begin{aligned} \sum F_x &= 0 & (1) \\ \sum F_y &= 0 & (2) \\ \sum M_z &= 0 & (3) \end{aligned}$$

• Ha φ iránya ellentétes: $\varphi \curvearrowright$

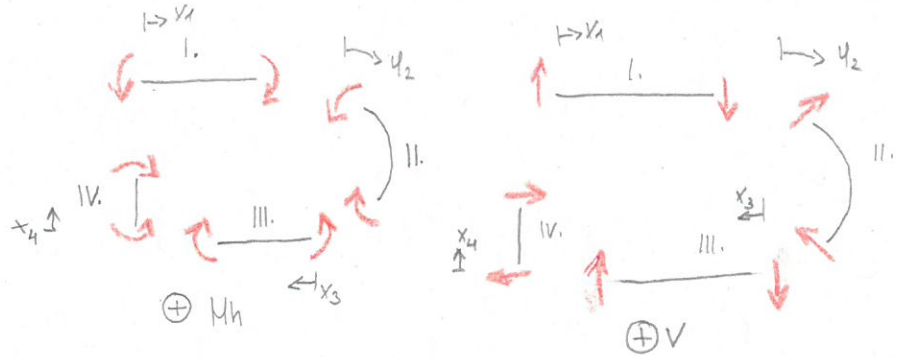
$$\frac{dM_h}{ds} = +V$$



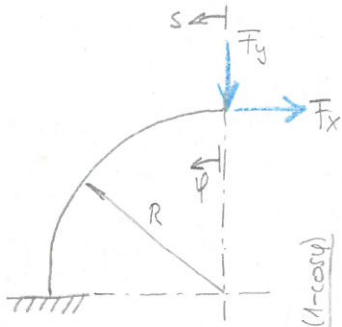
Rüdszerkezetek igénybevétele:



Az előjelkonvenció fordul a koordinátával:

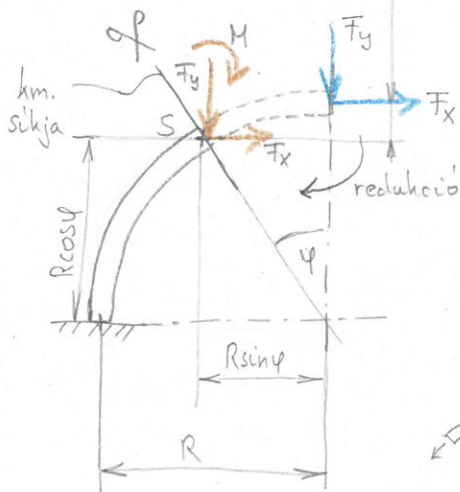


10.1.

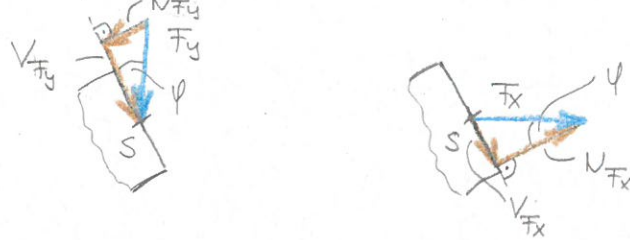


Írjuk fel az igénybevételeket!

Megj.: jobbról írva fel az igénybevételeket nem kellene a reakciók!



Ereket felbontása a km.-re merőleges és azzal párhuzamos erőkbe:



Az igénybevételek: $0 = \varphi \leq \pi/2$

$$N(\varphi) = -N_{Fy} + N_{Fx} = -Fy \cdot \sin\varphi + Fx \cdot \cos\varphi$$

$$V(\varphi) = V_{Fy} + V_{Fx} = Fy \cdot \cos\varphi + Fx \cdot \sin\varphi$$

$$Mh(\varphi) = Fy \cdot R \cdot \sin\varphi + Fx \cdot R(1 - \cos\varphi)$$

Ellenőrzés:

$$\frac{dMh}{ds} = \frac{dMh}{d\varphi} \cdot \frac{d\varphi}{ds} = (Fy \cdot R \cdot \cos\varphi + Fx \cdot R \cdot \sin\varphi) \cdot \frac{1}{R} = Fy \cdot \cos\varphi + Fx \cdot \sin\varphi$$

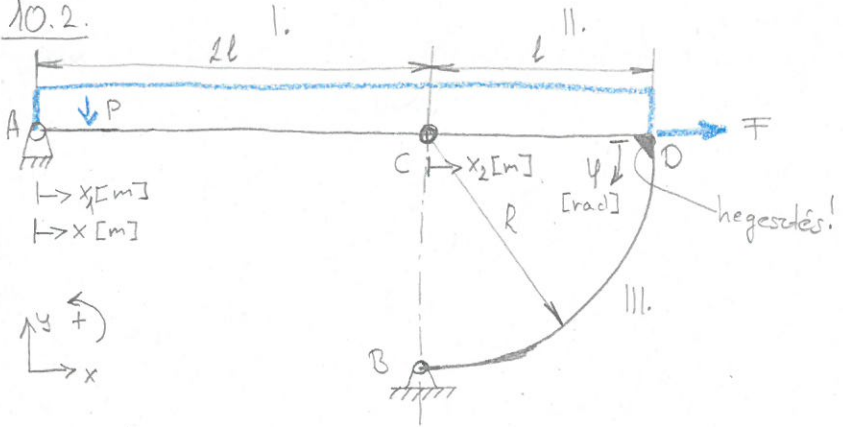
Most: $\frac{dMh}{ds} = V$, mert φ iránya:

$$\frac{dN}{d\varphi} = -Fy \cdot \cos\varphi - Fx \cdot \sin\varphi = -V$$

$$\frac{dV}{d\varphi} = -Fy \cdot \sin\varphi + Fx \cdot \cos\varphi = N$$

(előjel oka: φ iránya)

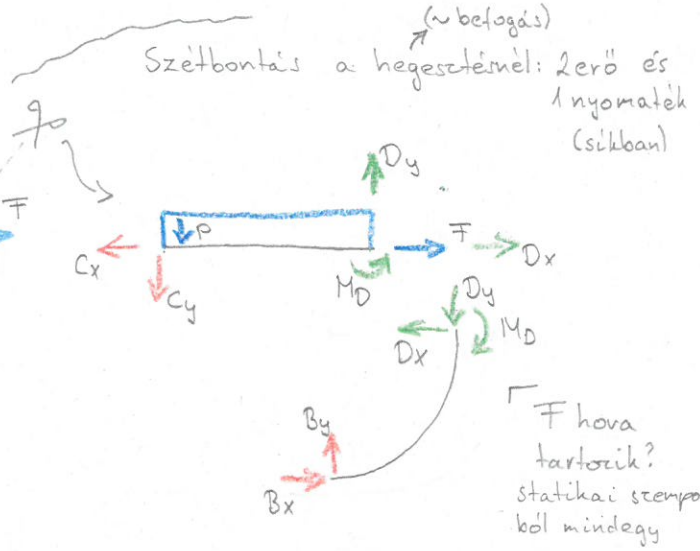
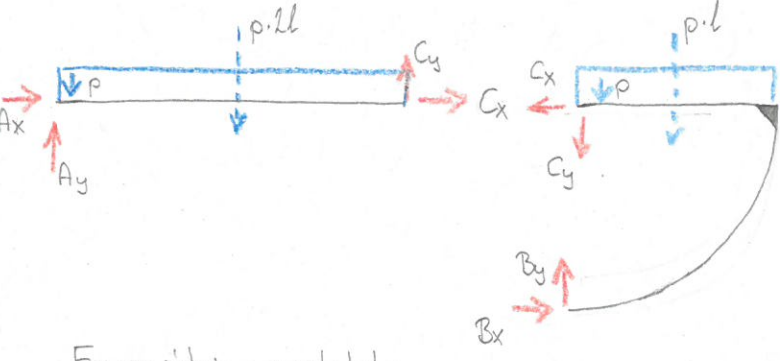
10.2.



$l=R=1 \text{ [m]}$
 $p=2 \text{ [kN/m]}$
 $F=2 \text{ [kN]}$

Határozzuk meg a tartó igénybevételi ábráit!

SZTA'-k:



Egyensúlyi egyenletek:

$\sum F_x = 0: A_x + C_x = 0$ (1)	$\sum F_x = 0: -C_x + B_x + F = 0$ (4)
$\sum F_y = 0: A_y - p \cdot 2l + C_y = 0$ (2)	$\sum F_y = 0: -C_y + B_y - p \cdot l = 0$ (5)
$\sum M_c = 0: -A_y \cdot 2l + p \cdot 2l \cdot l = 0$ (3)	$\sum M_c = 0: B_x \cdot l - p \cdot l \cdot \frac{l}{2} = 0$ (6)

A reakciók:

- (6): $B_x = \frac{p \cdot l}{2} = 1 \text{ [kN]}$
- (4): $C_x = B_x + F = 3 \text{ [kN]}$
- (1): $A_x = -C_x = -3 \text{ [kN]}$
- (3): $A_y = p \cdot l = 2 \text{ [kN]}$
- (2): $C_y = p \cdot 2l - A_y = 2 \text{ [kN]}$
- (5): $B_y = C_y + p \cdot l = 4 \text{ [kN]}$

$\Rightarrow \underline{A} = \begin{bmatrix} -3 \\ 2 \end{bmatrix} \text{ [kN]}$
 $\underline{B} = \begin{bmatrix} 1 \\ 4 \end{bmatrix} \text{ [kN]}$
 $\underline{C} = \begin{bmatrix} 3 \\ 2 \end{bmatrix} \text{ [kN]}$

Az igénybevételi függvények:

I. szakasz: $0 < x_1 < 2l$ megjel.: $x = x_1$

$N(x_1) = -A_{x_1} = 3 \text{ [kN]}$
 $V(x_1) = A_y - p \cdot x_1 = 2 - 2x_1 \text{ [kN]}$
 $M_h(x_1) = -A_y \cdot x_1 + p \cdot x_1^2 / 2 = -2x_1 + x_1^2 \text{ [kNm]}$

$x = x_1 !$

ell.: $\frac{dM_h}{dx_1} = -A_y + p \cdot x_1 = -V \Rightarrow$ ez jónak tűnik

II. szakasz: $0 < x_2 < l$ vagy $2l < x < 3l$

$N(x_2) = C_x = 3 \text{ [kN]}$
 $V(x_2) = -C_y - p \cdot x_2 = -2 - 2x_2 \text{ [kN]}$
 $M_h(x_2) = +C_y \cdot x_2 + p \cdot \frac{x_2^2}{2} = 2x_2 + x_2^2 \text{ [kNm]}$

$N(x) = C_x = -A_x = 3 \text{ [kN]}$ (1) miatt
 vagy $V(x) = -C_y - p \cdot (x - 2l) = A_y - p \cdot 2l - p \cdot (x - 2l) = A_y - p \cdot x$
 $= 2 - 2x \text{ [kN]}$ (2) miatt
 $M_h(x) = -C_y \cdot \frac{(x - 2l)^2}{2} = \dots = -A_y \cdot x + \frac{p x^2}{2} = -2x + x^2 \text{ [kNm]}$

- 3 - AC rúdra $\leftarrow \sum M_{P_x} = 0$ miatt

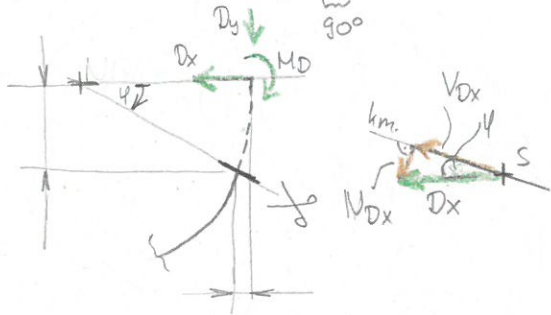
II. szakasz:

ellenőrzés: koord. transzformáció: $x_2 = x - 2l \Rightarrow x = x_2 + 2l = x_2 + 2 \text{ [m]}$

$$M_h(x) = -2x + x^2 \text{ [kNm]}$$

$$M_h(x_2) = -2(x_2 + 2) + (x_2 + 2)^2 = +2x_2 + x_2^2 \text{ [kNm]} \quad \rightarrow \text{és valóban!}$$

III. szakasz: $0 < \varphi < \frac{\pi}{2}$
90°



De mi D_x, D_y, M_0 ? *

A II. szakasz igb. -i alapján:

$$N(x)|_{x=3l} = D_x + F \Rightarrow D_x = 1 \text{ [kN]}$$

$$V(x)|_{x=3l} = -D_y \Rightarrow D_y = 4 \text{ [kN]}$$

$$M_h(x)|_{x=3l} = -M_0 \Rightarrow M_0 = -3 \text{ [kNm]}$$

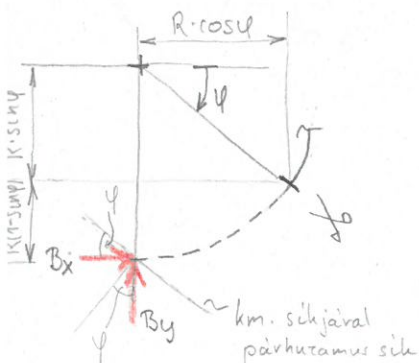
Ezekkel: $N(\varphi) = -\underbrace{D_x \cdot \sin\varphi}_{N_{dx}} - \underbrace{D_y \cdot \cos\varphi}_{N_{dy}} = -\sin\varphi - 4\cos\varphi \text{ [kN]}$

$$V(\varphi) = -\underbrace{D_x \cdot \cos\varphi}_{V_{dx}} + \underbrace{D_y \cdot \sin\varphi}_{V_{dy}} = -\cos\varphi + 4\sin\varphi \text{ [kN]}$$

$$M_h(\varphi) = -M_0 + D_x \cdot R \cdot \sin\varphi - D_y \cdot R \cdot (1 - \cos\varphi) = 3 + \sin\varphi - 4(1 - \cos\varphi) = -1 + \sin\varphi + 4\cos\varphi \text{ [kNm]}$$

ell: $\frac{dM_h}{ds} = \frac{1}{R} \cdot \frac{dM_h}{d\varphi} = \frac{1}{1} \cdot (\cos\varphi - 4\sin\varphi) = -V(\varphi) \rightarrow \text{jó!}$

VAGY:



$$N(\varphi) = -B_x \cdot \sin\varphi - B_y \cdot \cos\varphi = -\sin\varphi - 4\cos\varphi \text{ [kN]}$$

$$V(\varphi) = -B_x \cdot \cos\varphi + B_y \cdot \sin\varphi = -\cos\varphi + 4\sin\varphi \text{ [kN]}$$

$$M_h(\varphi) = -B_x \cdot R \cdot (1 - \sin\varphi) + B_y \cdot R \cdot \cos\varphi = -1 + \sin\varphi + 4\cos\varphi \text{ [kNm]}$$

megj.: De mi D_x, D_y, M_0 ? *

Egyensúlyi egyenletek csak a görberúdra:

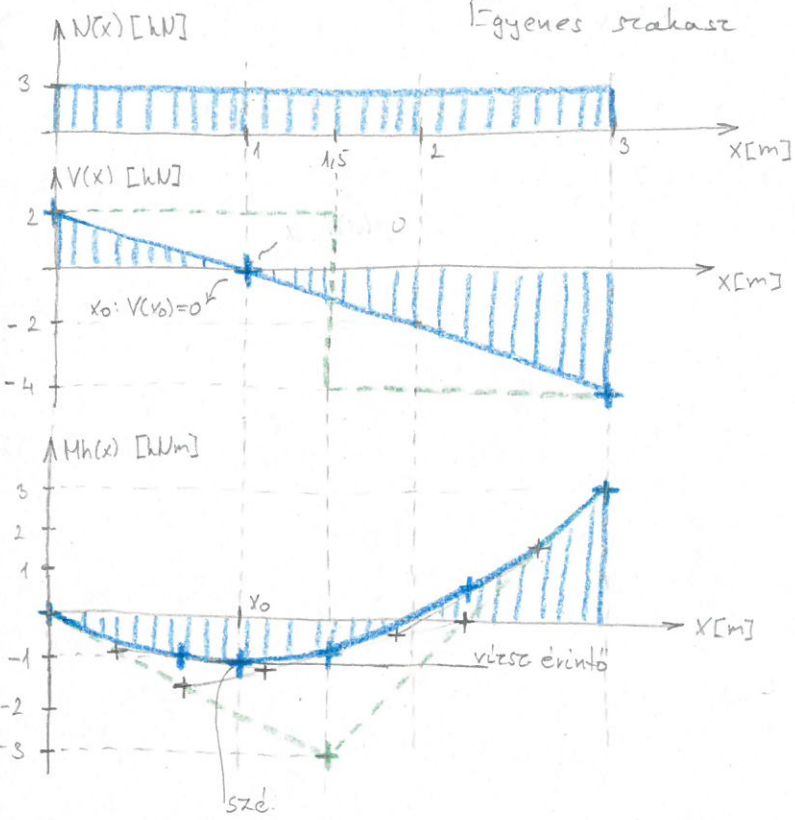
$$\sum F_x = 0: B_x - D_x = 0 \Rightarrow D_x = B_x = 1 \text{ [kN]}$$

$$\sum F_y = 0: B_y - D_y = 0 \Rightarrow D_y = B_y = 4 \text{ [kN]}$$

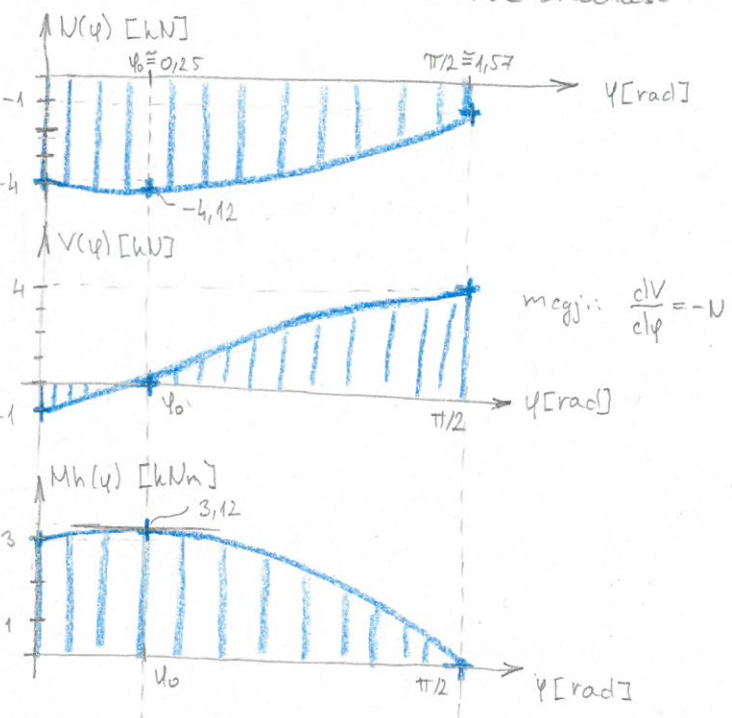
$$\sum M_0 = 0: -M_0 + B_x \cdot R - B_y \cdot R = 0 \Rightarrow M_0 = R(B_x - B_y) = -3 \text{ [kNm]}$$

lgyenybeveteli ábrák: I. és II. szakaszt egyben ábrázolhatjuk

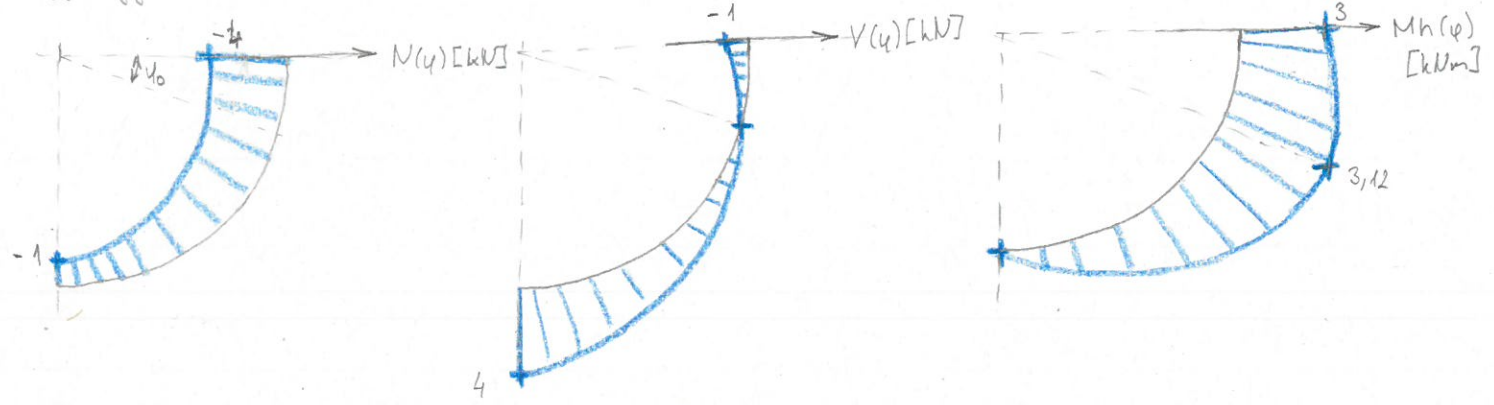
Egyenes szakasz



Görbe szakasz



Vagy egy másik ábrázolási mód:



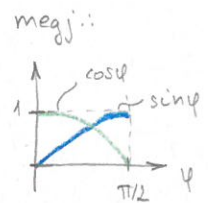
Ábrázoláshoz: I. és II.

- $V(0) = A_y = 2 \text{ [kN]}$
- $V(3l) = A_y - p \cdot 3l = -4 \text{ [kN]}$
- $M_h(0) = 0 \text{ [kNm]}$
- $M_h(3l) = \dots = 3 \text{ [kNm]}$
- o esetleg: $M_h(x)$ szélsőértéke:
 - $M_h'(x) = 0 \Leftrightarrow -V(x) = 0$
 - $A_y - p \cdot x_0 = 0$
 - $x_0 = \frac{A_y}{p} = 1 \text{ [m]}$
 - $M_h(x_0) = -1 \text{ [kNm]}$

o ha p -t helyettesítjük egy koncentrált erővel
 $M_h^*(\frac{3l}{2}) = -A_y \cdot \frac{3l}{2} = -3 \Rightarrow +$

Ábrázoláshoz: III.

- $N(0) = -4 \text{ [kN]}$
- $N(\pi/2) = -1 \text{ [kN]}$
- $V(0) = -1 \text{ [kN]}$
- $V(\pi/2) = 4 \text{ [kN]}$
- $V(\varphi)$ zh:



$V(\varphi) = 0 \Rightarrow 0 = -\cos \varphi + 4 \sin \varphi$
 $\text{tg } \varphi_0 = \frac{1}{4}$
 $\varphi_0 = \arctg \frac{1}{4} = 0,25 \text{ [rad]}$
 $= 14^\circ$

megj.: $\frac{dN}{d\varphi} = V \Rightarrow \varphi_0 \cdot N(\varphi)$ szé. helye
 $V(\varphi_0) = 4,12 \text{ [kN]}$

- $M_h(0) = 3 \text{ [kNm]}$
 - $M_h(\pi/2) = 0 \text{ [kNm]}$
 - $M_h(\varphi)$ szé.-e:
- $\frac{dM_h}{d\varphi} = 0 \Leftrightarrow -V(\varphi) = 0 \Rightarrow \varphi_0 = \dots$
 $M_h(\varphi_0) = 3,12 \text{ [kNm]}$