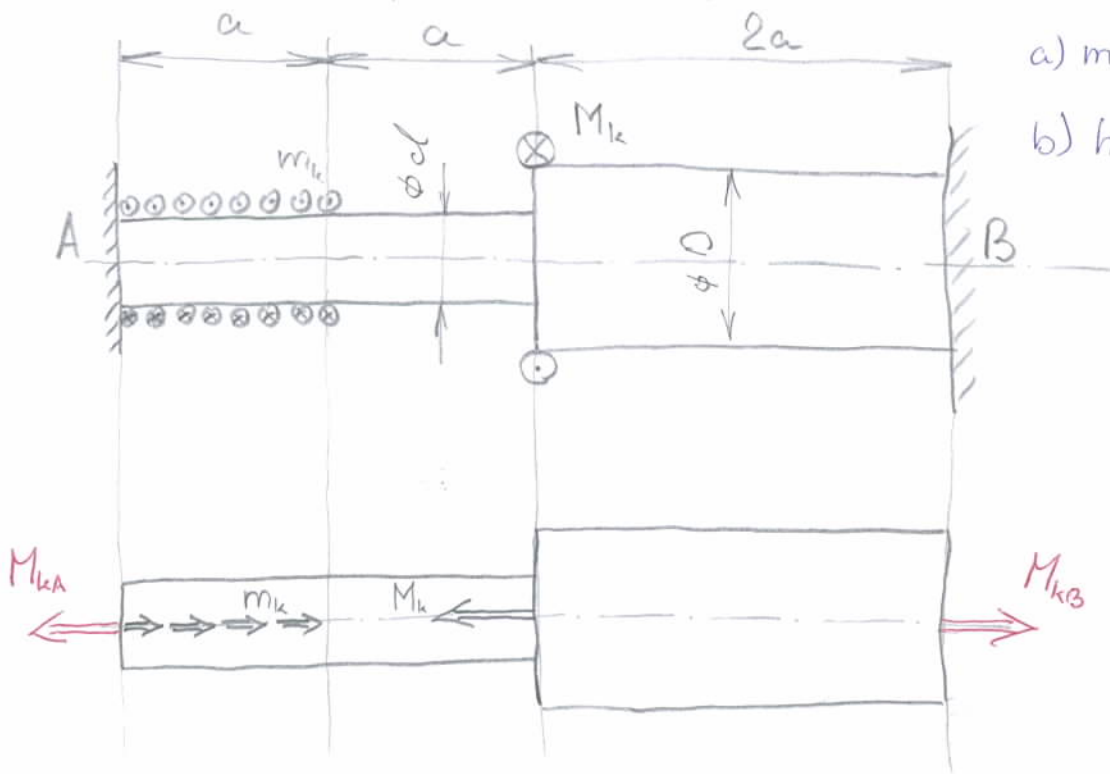


Dáno: $a, d, D=2d, m_k, M_k=2m_k a, E, \mu$

Určit:

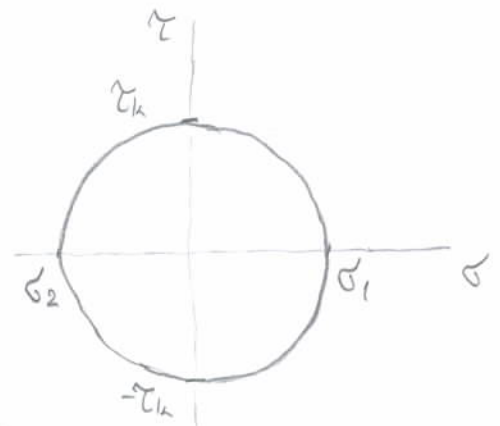


- místo s ϵ_{max}
- hodnotu ϵ_{max}

Základní otázka: $\epsilon = ?$

Odpověď: Z hlediska 2-ose' napjatosti:

$$\epsilon_1 = \frac{1}{E} (\sigma_1 - \mu \sigma_2) = \epsilon_{max}$$



Největší hlavní napětí je v místě, kde je τ_{kmax} .

Abychom toto místo určili, musíme znát průběh kroutícího momentu po délce hřídele, neboť $\tau_k = \frac{M_k}{W_k}$.

Řešíme proto následující soustavu rovnic ($i = -1$):

- rovnice stability: $-M_{kA} + m_k \cdot a - M_k + M_{kB} = 0$

- deformační podm.:

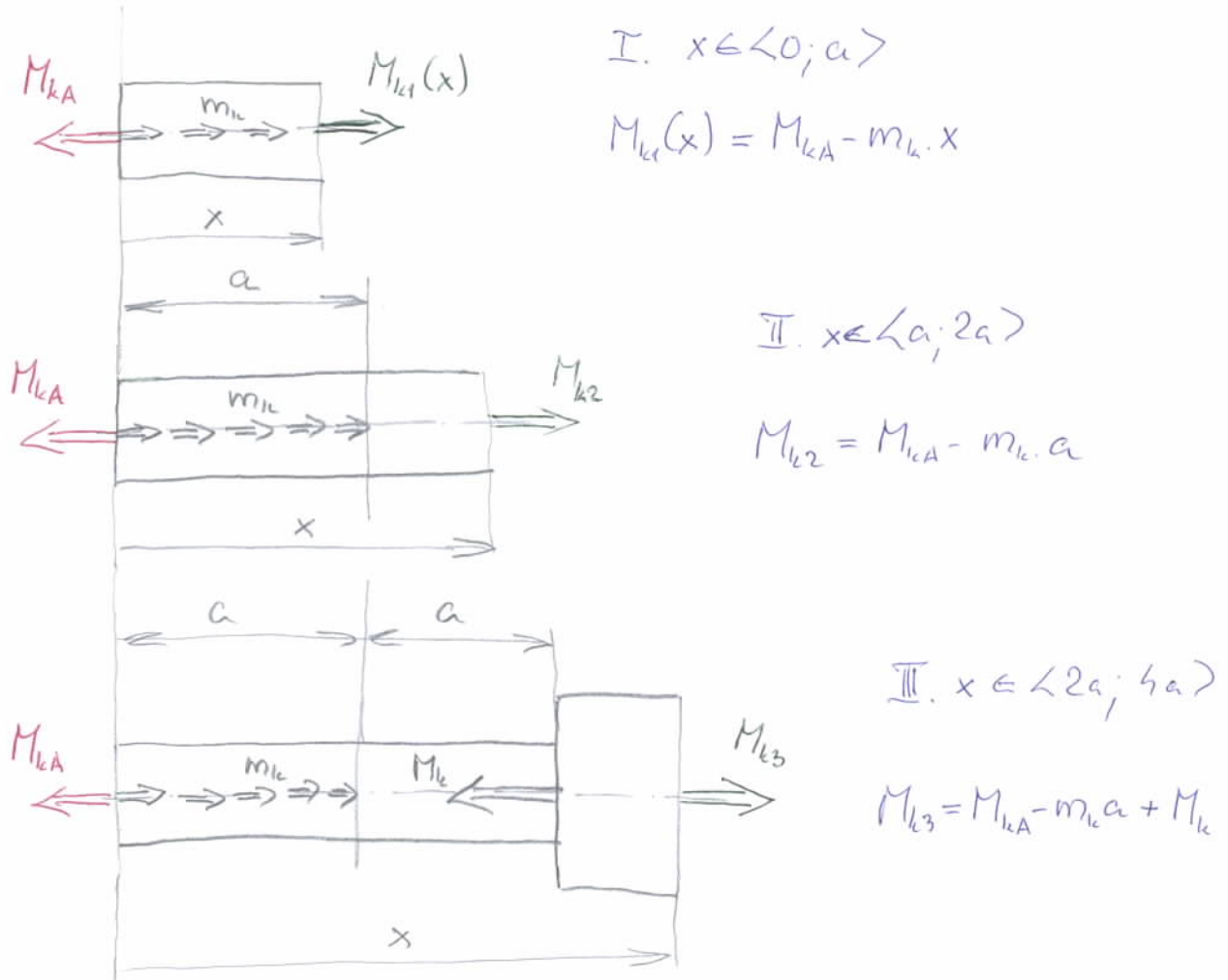
$$\varphi_1 + \varphi_2 + \varphi_3 = 0$$

- fyzikální rovnice:

$$\varphi_1 = \int_0^a \frac{M_{ki}(x)}{G J_{p1}} dx$$

$$\varphi_2 = \frac{M_{k2} \cdot a}{G J_{p1}} ; \varphi_3 = \frac{M_{k3} \cdot 2a}{G J_{p2}}$$

Zjištění $M_{k1}(x)$, M_{k2} , M_{k3} (metoda myšleného řezu):



Po dosazení do fyz. rovnice a následně do deformační podmínky:

$$\frac{1}{6 J_{p1}} \int_0^a (M_{kA} - m_k x) dx + \frac{1}{6 J_{p1}} \cdot (M_{kA} - m_k a) \cdot a + \frac{1}{6 J_{p2}} (M_{kA} - m_k a + M_k) 2a = 0$$

dosadíme nyní: $J_{p1} = \frac{\pi d^4}{32}$; $J_{p2} = \frac{\pi (2d)^4}{32} = 2^4 J_{p1} = 16 J_{p1}$

$$M_k = 2 m_k a$$

po dosazení a integraci:

$$\frac{1}{6 J_{p1}} (M_{kA} \cdot a - \frac{1}{2} m_k a^2) + \frac{1}{6 J_{p1}} (M_{kA} \cdot a - m_k a^2) + \frac{1}{8} \frac{1}{6 J_{p1}} (M_{kA} a - m_k a^2 + 2 m_k a^2) = 0$$

Po úpravě:

$$M_{kA} - \frac{1}{2} m_k a + M_{kA} - m_k a + \frac{1}{8} M_{kA} + \frac{1}{8} m_k a = 0$$

$$\frac{17}{8} M_{kA} = \frac{11}{8} m_k a$$

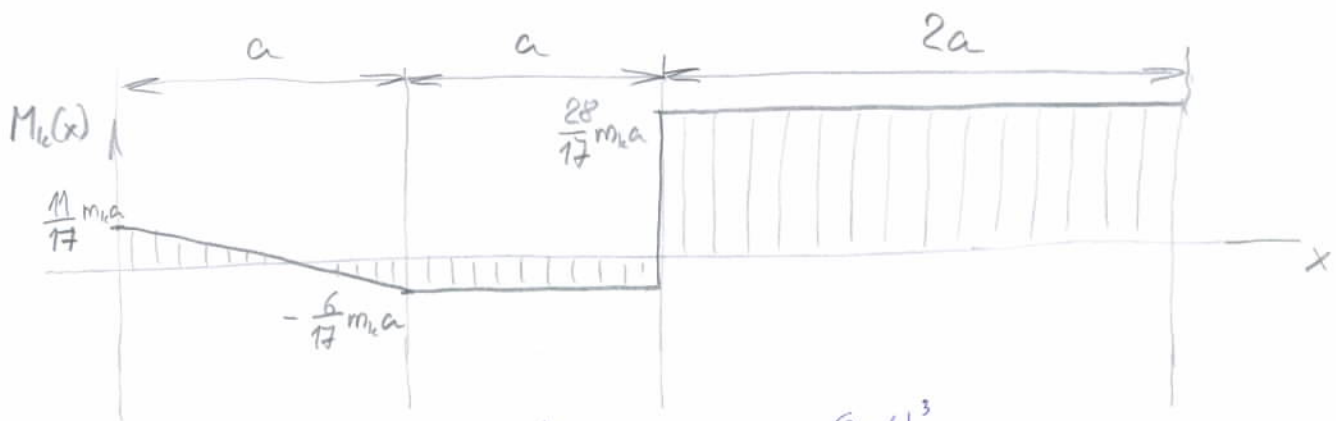
$$M_{kA} = \frac{11}{17} m_k a$$

Z předchozího plyne: $M_{k1}(x) = m_k \left(\frac{11}{17} a - x \right)$

$$M_{k2} = \frac{11}{17} m_k a - m_k a = -\frac{6}{17} m_k a$$

$$M_{k3} = \frac{11}{17} m_k a - m_k a + 2m_k a = \frac{28}{17} m_k a$$

Průběh $M_k(x)$ graficky:



Určení W_k : $W_{k1} = \frac{\pi d^3}{16}$; $W_{k2} = \frac{\pi (2d)^3}{16} = 2^3 W_{k1} = 8 W_{k1}$

Určení ζ_{kmax} : z grafu $M_k(x)$ je patrné, že existují 2 místa, která jsou potenciálně nebezpečná. Je to bod A a poté celý 3. úsek ($x \in \langle 2a; 4a \rangle$)

a proto: $\zeta_{k1}(x=0) = \frac{M_{k1}}{W_{k1}} = \frac{11}{17} \frac{m_k a}{W_{k1}} = \frac{22}{34} \frac{m_k a}{W_{k1}}$

$$\zeta_{k3} = \frac{M_{k3}}{W_{k2}} = \frac{28}{17} \cdot \frac{1}{8} \frac{m_k a}{W_{k1}} = \frac{7}{34} \frac{m_k a}{W_{k1}}$$

3/4

Z předchozího je patrné, že $\tilde{\sigma}_{kmax} = \sigma_{k1}(x=0) = \frac{11}{17} \frac{m_k a}{W_{k1}}$

$$\tilde{\sigma}_{kmax} = \frac{11.16}{17} \frac{m_k a}{\tilde{n} d^3}$$

Proto: $\sigma_1 = \tilde{\sigma}_{kmax}$

$$\sigma_2 = -\tilde{\sigma}_{kmax}$$

$$\epsilon_{max} = \frac{1}{E} (\sigma_{kmax} + \mu \tilde{\sigma}_{kmax}) = \frac{11.16}{17.E} \frac{m_k a}{\tilde{n} d^3} (1 + \mu)$$

Místem, kde vnitřní napjatost vyvolává ϵ_{max} je bod A.