

## 2-5510 Technická mechanika I

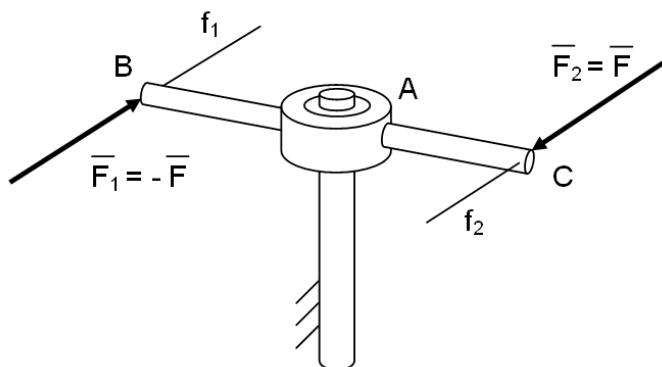
### Príklad: Ako určiť silovú sústavu vhodnú na narezanie závitú na svorník

#### Použité pojmy a ich stručná charakteristika

Väzby	Z celkového počtu $n_v$ súradníc polohy potrebných na jednoznačné určenie polohy objektu voči vzťažnému priestoru sa počet $t$ závislých súradníc polohy objektu zhoduje s počtom geometrických väzieb triedy $t$ , čo je aj počet neznámych súradníc reakcií v geometrických väzbách objektu.
Poloha telesa	Na jednoznačné určenie polohy začiatku aj osí lokálneho súradnicového systému voľného telesa v priestore (v rovine) voči vzťažnému priestoru je potrebný celkový počet $n_v = 6$ ( $n_v = 3$ ) navzájom nezávislých súradníc polohy. Znamená to, že voľné teleso má v priestore (v rovine) pohyblivosť $n_v = 6$ , ( $n_v = 3$ ).  Lokálnu pohyblivosť $n_t$ objektu v geometrickej väzbe triedy $t$ určíme zo vzťahu $n_t = n_v - t$ , kde lokálna pohyblivosť $n_t$ je počet nezávislých súradníc polohy na jednoznačné opísanie polohy objektu viazaného geometrickou väzbou triedy $t$ .
Akčná sila	Akčná sila (miera vzájomného pôsobenia telies) je prvotná, reakčná sila je druhotná.
Statická sila	Akčná statická sila $\bar{F}^A = \bar{F}$ pôsobiaca na tuhé teleso má v rovnovážnom stave len posuvný účinok. Akčnú silu nemôžeme rovnocenne nahradiť voľným, alebo viazaným momentom a voľný alebo viazaný moment nemôžeme rovnocenne nahradiť silou.
Voľný moment	Dvojica akčných síl $(\bar{F}, -\bar{F})$ na rovnobežných nositeľkách s kolmou vzdialenosťou $r$ pôsobí na tuhé teleso len voľným momentom $\bar{M} = \bar{r} \times \bar{F}$ , (výslednica dvojice síl je nulová), (obr.7).
Viazaný moment	Akčná sila $\bar{F}$ pôsobiaca v bode C telesa (obr.5) má v mieste A geometrickej väzby telesa s rámom posuvný účinok, ktorý vyvolá reakčnú silu $-\bar{F}$ . Viazaný moment $\bar{M}_A$ viazanej dvojice síl $(\bar{F}, -\bar{F})$ , pozostávajúcej z akčnej sily $\bar{F}$ v bode C a reakčnej sily $-\bar{F}$ v geometrickej väzbe v mieste A, má otáčavý účinok $\bar{M}_A = \bar{r} \times \bar{F}$ , kde $\bar{r} = \overline{AC}$ .

## Úloha

Treba určiť silovú sústavu vhodnú na bezpečné a účinné narezanie vonkajšieho závitú na svorník upevnený vo zveráku na obr.1 pomocou vratidla BC s dvomi rúčkami a kruhovou závitnicou A.



Obr.1 Vratidlo BC so závitnicou A a svorník.



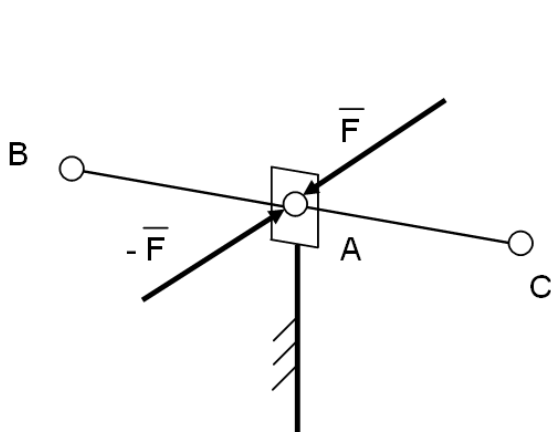
Obr.2 Kruhová závitnica.



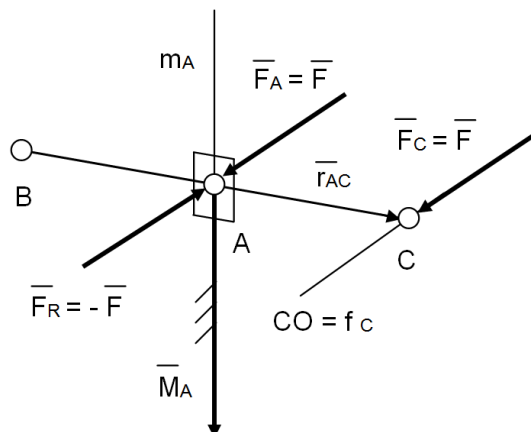
Obr.3 Vratidlo pre kruhová závitnicu s dvoma rúčkami.

### Posuvný účinok statickej akčnej sily $\bar{F}$ pôsobiacej v bode A

Prvotná akčná statická sila  $\bar{F}$  na obr.4 pôsobiaca v bode A má na vratidlo posuvný účinok a snaží sa nežiaduco ohnúť svorník. V geometrickej väzbe v mieste A vznikne druhotná reakčná sila  $-\bar{F}$ .



Obr.4 Akčná sila  $\bar{F}$  a reakčná sila  $-\bar{F}$  pôsobiaca vo väzbe v bode A.



Obr.5 Viazaný moment  $\bar{M}_A$  viazanej dvojice síl ( $\bar{F} = \bar{F}_C$  a  $-\bar{F} = \bar{F}_R$ )

### Viazaný moment viazanej dvojice síl

Statická akčná sila  $\bar{F} = \bar{F}_C$  na obr.5 má v bode A geometrickej väzby posuvný účinok  $\bar{F} = \bar{F}_A$  (podľa vektorovej invarianty silových sústav), ktorý sa snaží nežiaduco ohnúť svorník, pričom viazaná dvojica síl, (akčná  $\bar{F} = \bar{F}_C$

spolu s reakčnou silou  $-\vec{F} = \vec{F}_R$ ), utvára viazaný moment  $\vec{M}_A = \vec{r}_{AC} \times \vec{F}$  s nositeľkou  $m_A$  v osi svorníka. Na dosiahnutie rovnovážneho stavu rotačne viazaného vratidla na nepohyblivý svorník je potrebný rovnovážny viazaný rezný moment  $\vec{M}_{AR} = -\vec{M}_A$ . Silová sústava  $(\vec{F}_A, \vec{M}_A)$ , zložená z výslednice  $\vec{F}_A$  a výsledného momentu  $\vec{M}_A$ , ktoré sú na seba kolmé  $\vec{F}_A \cdot \vec{M}_A = 0$ , je rovnocenná (ekvivalentná) s jednou silou  $\vec{F} = \vec{F}_C$  na centrálnej osi  $f_C$  takejto silovej sústavy.

### Rvnocenné (ekvivalentné) silové sústavy

Ak bude na obr.6 väzba v mieste bodu B, potom silová sústava  $(\vec{F}_A, \vec{M}_A)$  so vzájomne kolmými vektormi  $\vec{F}_A \cdot \vec{M}_A = 0$ , bude ekvivalentná so silovou sústavou  $(\vec{F}_B, \vec{M}_B)$  vo väzbe B, pričom viazaný moment  $\vec{M}_B$  určíme pomocou transformačnej rovnice pre viazané momenty

$$\vec{M}_B = \vec{M}_A + \vec{BA} \times \vec{F}_A$$

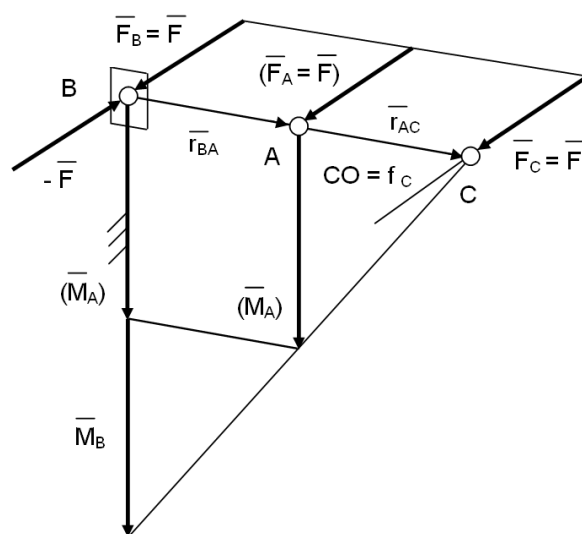
Silová sústava  $(\vec{F}_B, \vec{M}_B)$  ktorá má kolmé vektory  $\vec{F}_B \cdot \vec{M}_B = 0$  je opäť rovnocenná (ekvivalentná) s jednou silou  $\vec{F} = \vec{F}_C$ , ktorej nositeľka  $f_C$  je centrálna os s minimálnym momentom  $\vec{M}_C = \vec{0}$ .

Polohový vektor  $\vec{r}_{AC}$  bodu C na centrálnej osi  $f_C$  voči bodu A určíme z transformačnej rovnice  $\vec{M}_B = \vec{M}_A + \vec{BA} \times \vec{F}_A$ , ktorú vynásobíme vektorovo výslednicou  $\vec{F}_A \times$ . Potom  $\vec{M}_C = \vec{M}_A + \vec{CA} \times \vec{F}_A / \vec{F}_A \times$ , kde je  $\vec{M}_C = \vec{0}$ . Po vynásobení dostaneme  $\vec{0} = \vec{F}_A \times \vec{M}_A + \vec{F}_A \times (\vec{CA} \times \vec{F}_A)$ .

Po roznásobení dvojnásobného vektorového súčinu

$$\vec{F}_A \times (\vec{CA} \times \vec{F}_A) = \vec{CA}(\vec{F}_A \cdot \vec{F}_A) - \vec{F}_A(\vec{F}_A \cdot \vec{CA}).$$

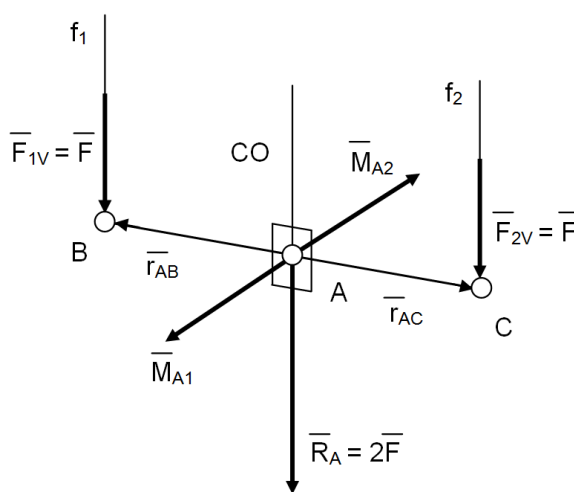
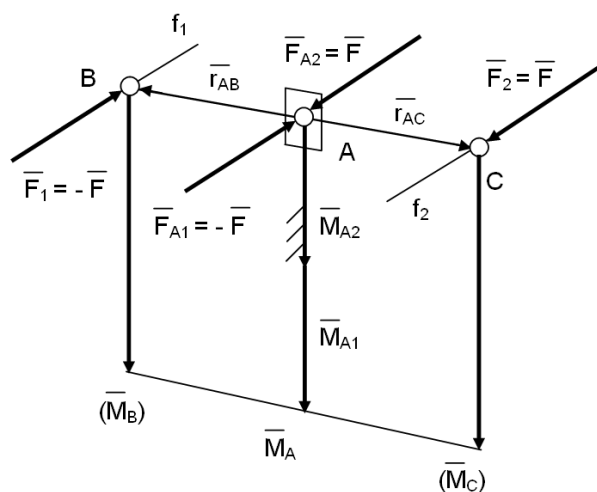
Vzhľadom na  $(\vec{F}_A \cdot \vec{CA}) = 0$  a  $\vec{CA} = -\vec{r}_{AC}$  určíme polohový vektor  $\vec{r}_{AC}$  bodu C z rovnice  $\vec{r}_{AC} = \frac{\vec{F}_A \times \vec{M}_A}{F_A^2}$



Obr.6 Viazaný moment  $\vec{M}_B$  viazanej dvojice síl (akčnej sily  $\vec{F} = \vec{F}_C$  a reakčnej sily  $-\vec{F}$  vo väzbe v bode B).

## Voľný moment dvojice síl

Dve rovnako veľké a opačne orientované sily ( $\vec{F}_1 = -\vec{F}, \vec{F}_2 = \vec{F}$ ) z obr.7 na rovnobežných nositeľkách s kolmou vzdialenosťou  $|\vec{r}_{AB}| + |\vec{r}_{AC}| = 2r$  tvoria voľnú dvojicu síl. Keďže výslednica voľnej dvojice síl vo väzbe A je  $\vec{F}_A = \vec{0}$ , nesnaží sa nežiaduco ohnúť svorník. Voľná dvojica síl má na voľné, alebo viazané teleso len otáčavý účinok vo forme voľného momentu  $\vec{M} = \vec{M}_A$ , ktorý dostaneme postupným sčítaním jednotlivých viazaných momentov  $\vec{M}_A = \vec{M}_{A1} + \vec{M}_{A2}$ , pričom  $\vec{M} = 2\vec{r} \times \vec{F}$ . Voľný moment voľnej dvojice síl bude rovnaký  $\vec{M} = \vec{M}_A = \vec{M}_B = \vec{M}_C$  aj po premiestnení väzby do bodov B, C.



Obr.7 Voľný moment  $\vec{M} = \vec{M}_A$  voľnej dvojice síl ( $\vec{F}_1 = -\vec{F}, \vec{F}_2 = \vec{F}$ )

Obr.8 Výsledná zvislá (vertikálna) sila  $\vec{R}_A$  dvoch rovnobežných síl  $\vec{F}_1, \vec{F}_2$ .

## Vertikálna sila

Pred začatím rezania závitú je žiaduce vertikálne zatlačiť vratidlo BC so závitnicou A na obr.8 na svorník. Zvislý tlak oboch rúk reprezentujú dve rovnobežné sily  $\vec{F}_1, \vec{F}_2$ , ktoré spolu utvárajú zvislú (vertikálnu) výslednicu  $\vec{R}_A = 2\vec{F}$  v bode väzby C a viazané momenty  $\vec{M}_{A1}, \vec{M}_{A2}$  vo väzbe v bode A sa snažia ohnúť rúčky AB, AC vratidla BC.

## Silová skrutka

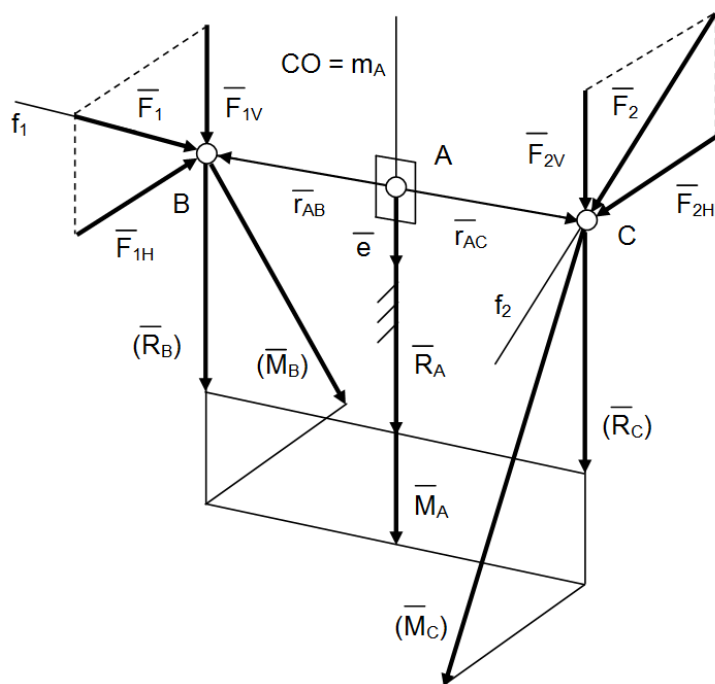
Pre účinné rezanie závitú silovou sústavou, ktorá bude pritláčať otáčajúcu sa závitnicu zvislo (vertikálne) na svorník bez snahy ho ohnúť je žiaduce v osi svorníka na obr.9 skombinovať zvislú (vertikálnu) silu  $\vec{R}_A$  s viazaným momentom  $\vec{M}_A$  vo väzbe v bode A.

Sčítaním vertikálnych a horizontálnych síl  $\vec{F}_1 = \vec{F}_{1V} + \vec{F}_{1H}, \vec{F}_2 = \vec{F}_{2V} + \vec{F}_{2H}$  získame silovú sústavu dvoch rovnako veľkých síl  $\vec{F}_1, \vec{F}_2, |\vec{F}_1| = |\vec{F}_2|$  na mimobežných nositeľkách  $f_1, f_2$ .

Podľa Varignonovej vety  $\bar{R}_A = \sum_{i=1}^f \bar{F}_{iV}$  je výsledná sila oboch vertikálnych síl

$\bar{R}_A = \bar{F}_{1V} + \bar{F}_{2V}$  a  $\bar{M}_A = \sum_{i=1}^f \bar{r}_i \times \bar{F}_{iH}$  je výsledný viazaný moment vo väzbe v bode A. Vektory  $(\bar{R}_A, \bar{M}_A)$  sú kolieárne  $\bar{R}_A \times \bar{M}_A = \bar{0}$ , ktoré utvárajú na centrálnej osi  $m_A$  silovú skrutku  $(\bar{R}_A, \bar{M}_A)$ .

Rovnocenné (ekvivalentné) všeobecné silové sústavy  $(\bar{R}_A, \bar{M}_A)$ ,  $(\bar{R}_B, \bar{M}_B)$ ,  $(\bar{R}_C, \bar{M}_C)$  majú konštantnú výslednicu  $\bar{R}_A = \bar{R}_B = \bar{R}_C$  (vektorový invariant) a konštantnú nenulovú veľkosť priemetu  $\bar{M}_A \cdot \bar{e} = \bar{M}_B \cdot \bar{e} = \bar{M}_C \cdot \bar{e} \neq 0$  (skalárny invariant).



Obr.9 Silová skrutka  $\bar{R}_A, \bar{M}_A$ .