

### BÁNKI

### MECHANIKA I. (Statika)

Tartók statikája

1.2.2 Lecke. Egy testből álló tartók egyensúlya



## E G Y E T E M

### **CÉLKITŰZÉS**

Ez a lecke bemutatja **befogott**, **kéttámaszú tartó**, valamint **keretszerkezet** kiegyensúlyozását, reakcióinak meghatározását.

### KAPCSOLÓDÓ IRODALOM

Mechanika I. (Statika) elektronikus jegyzet 11., 13.2 fejezet

### Felhasznált irodalom

[1] Alfred Böge, Walter Schlemmer: Mechanikai és szilárdságtani feladatgyűjtemény, B+V Lap és Könyvkiadó, Budapest, 1993.

[2] Kósa Csaba: Nyugvó rendszerek mechanikája. Példatár és útmutató, Budapest, 2009

[3] Gelencsér Endre: Statika példatár, Gödöllő, 2006



ÓE-BGK GBI Mechanika 1

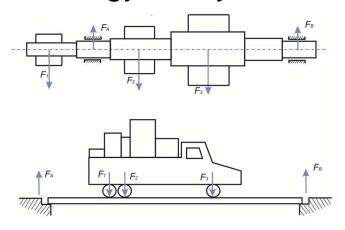


### Ó B U D A I E G Y E T E

### ÓB

### **MOTIVÁCIÓ**

A tananyag elsajátításával egyrészről a gyakorlatban számos helyen alkalmazott tartószerkezet, a kéttámaszú tartó kiegyensúlyozását sajátíthatjuk el.



Az egyensúlyozási feladatok során megtanuljuk meghatározni (statikailag határozott szerkezetek esetében) az álló környezethez rögzítést biztosító, un. kényszerekben keletkező reakciókat. A kéttámaszú tartók mellett befogott tartók és nyitott keretszerkezetek vizsgálatával is foglalkozunk.



M

ÓE-BGK GBI

Mechanika 1



### E G Y E T E M

### **ELMÉLETI ÁTTEKINTÉS**

Egyenes és tört tengelyű, statikailag határozott tartószerkezetek:

kéttámaszú tartó,

befogott tartó,

nyitott keretszerkezet vagy más néven törttengelyű tartó.





E G Y E T E M



A felsorolt tartószerkezetek közös jellemzője, hogy alkotóelemük egy merev, vagy egyetlen merevnek modellezhető test, a modellalkotás során prizmatikus rúd.

A kéttámaszú és a befogott tartó elnevezések egyenes tengelyű, míg a nyitott keretszerkezet tört tengelyű tartót jelent. Utóbbi esetében a tartót alkotó egyenes, vagy görbe tengelyű rúd elemek egymáshoz sarokmerev kapcsolattal csatlakoznak.

Síkbeli szerkezetek lévén statikai határozottságuk feltétele:

$$k_k = s = 3$$
,

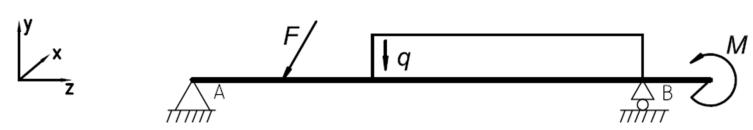
ahol  $k_k$  a (külső) kötöttségek, s pedig a szerkezet (merev test) szabadságfokainak száma. Tehát minden esetben – ideális kényszerek segítségével - három kötöttséggel rendelkeznek.



A kényszerekben keletkező, általuk a merev testre kifejtett erőket **kényszererő**nek, **támaszerő**nek vagy **reakcióerő**nek nevezzük. A külső erők aktív (F) erőrendszert, a reakcióerők passzív (A) erőrendszert alkotnak. Statikailag határozott esetben - egyensúly jön létre,- tehát írható:

$$[(F),(A)] \doteq 0.$$

Az egyenes és tört tengelyű, statikailag határozott tartószerkezetek vizsgálatakor alkalmazott jobbsodrású koordináta-rendszer y-z síkja a tartósíkjában található:

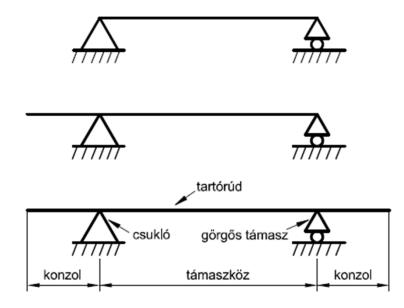




A tartók külső terhelése lehet koncentrált erőrendszer  $(F_i)$ , megoszló erőrendszer  $(q_i)$  és koncentrált nyomaték  $(M_i)$ .

**a.)** A **kéttámaszú tartó** a műszaki gyakorlat egyik legismertebb tartószerkezete: egyszerűbb hidak, tartógerendák, géptengelyek modellezésére szolgál.

A tartórúd egyik oldalon csuklóval, másik oldalon görgős támasszal rögzül. A két kényszer távolsága a támaszköz, amennyiben a rúd túlnyúlik a támaszközön, konzolos kéttámaszú tartóról beszélünk.





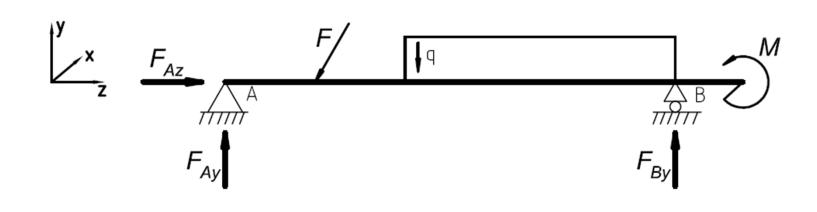
M

E G Y E T E

ÓE-BGK GBI

Mechanika 1

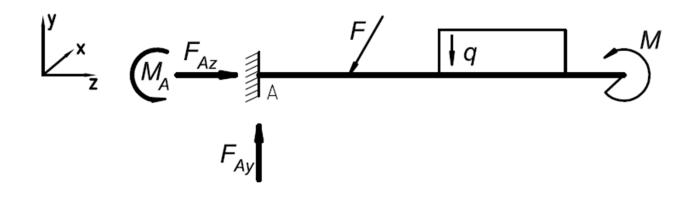
A csuklónál - a külső erőrendszer függvényében - egy tetszőleges irányú erő  $(F_A)$  ébred, melyet a feladatok megoldása során y és z irányú komponenseivel keresünk  $(F_{Ay}, F_{Az})$ , a görgős támasznál a támasztó felületre merőleges irányú erő  $(F_B)$  egyensúlyozza a szerkezetet.





ÓE-BGK GBI Mechanika 1

**b.)** A **befogott tartó** olyan szerkezet, amelynek egyik vége befogással (pl.: befalazással) kerül rögzítésre. A kényszerben keletkező reakciók egy tetszőleges irányú erő $(F_{Av}, F_{Az})$ és egy reakció nyomaték  $(M_A)$ .



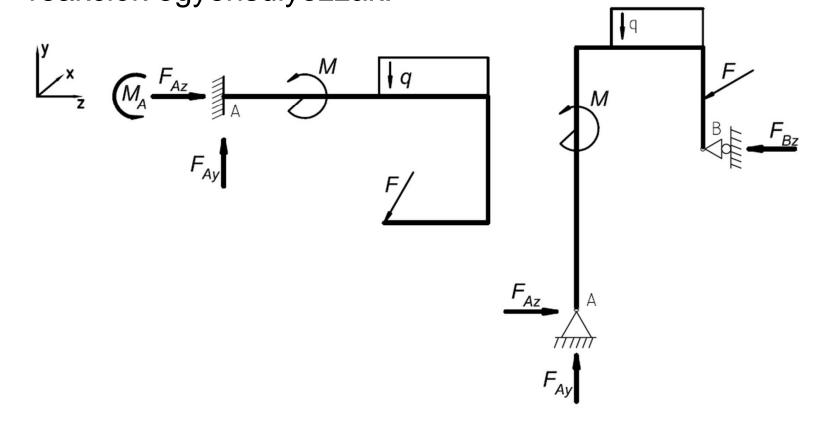


ÓE-BGK GBI

Mechanika 1



c.) A nyitott keretszerkezet vagy más néven törttengelyű tartó, egyenes vagy görbe tengelyű rudak sarokmerev összekapcsolásával jön létre. A szerkezetet az alkalmazott kényszerektől függően a kéttámaszú, illetve befogott tartóknál ismertetett reakciók egyensúlyozzák.





A tartók vizsgálata a reakció-erőrendszer meghatározásával kezdődik, a síkbeli erőrendszerek egyensúlyi törvényei alapján:

$$\underline{F}_A + \underline{F}_B + \sum_{i=1}^n \underline{F}_i = \underline{0},$$

$$\underline{r}_A \cdot \underline{F}_A + \underline{r}_B \cdot \underline{F}_B + \sum_{i=1}^n \underline{r}_i \cdot \underline{F}_i + \sum_{j=1}^m \underline{M}_j = \underline{0}.$$

Síkbeli, statikailag határozott feladataink esetében tehát az egyensúlyozáshoz 3 ismeretlen meghatározása szükséges, melyet 3 skaláregyenlettel oldhatunk meg.





## E G Y E T E M

Egy testből álló tartó egyensúlyának meghatározásához szükséges lépések:

- **reakciók feltételezése** (reakció erők, illetve befogás esetén reakció erő és reakció nyomaték). Ha a számítás során kapott eredmény pozitív, a feltételezett irányok helyesek, ha negatív, a tényleges reakció iránya ellentétes a feltételezéssel.
- reakciók számítása. Kéttámaszú tartó esetben első lépésként nyomatéki egyensúlyi egyenletet írunk fel jellemzően a csuklón átmenő, a tartó síkjára merőleges tengelyre. Ezzel meghatározzuk a görgős támasznál ébredő reakcióerőt. A csuklónál ébredő további két (vagy a terhelések speciális esetében esetenként egy) reakciókomponens vetületi egyensúlyi egyenletekkel számítható.





E GYETEM

Befogásnál nyomatéki egyensúlyi egyenlettel és a felírt vetületi egyensúlyi egyenletekből határozhatók meg a reakciók.

- **reakciók ellenőrzése**. Nyomatéki egyensúlyi egyenletekkel érdemes számításainkat ellenőrizni.

Megjegyzés: a pozitív irányok az alkalmazott jobbsodrású koordináta-rendszer szerint értelmezendőek, nyomaték esetében az óramutató járásával ellentétes a pozitív irány.

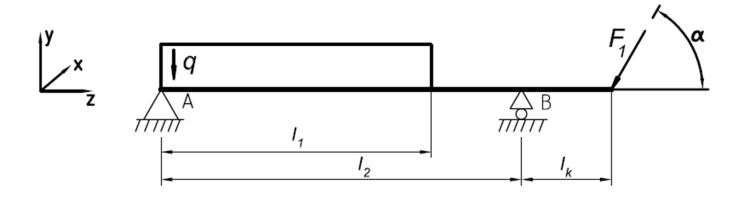




# Ó B U D A I EGYETEM

### 1. MINTAPÉLDA

Az ábrán egy vegyes terhelésű kéttámaszú tartó látható. Határozzuk meg a kényszerekben ébredő reakció erőket számítással, majd szerkesztéssel is!



**Adatok:** 
$$F_1 = 6.4 \ kN$$
,  $\alpha = 60^{\circ}$ ,  $q = 4 \ kN/m$   $l_1 = 3 \ m$ ,  $l_2 = 4 \ m$ ,  $l_k = 1 \ m$ .



ÓE-BGK GBI

Mechanika 1

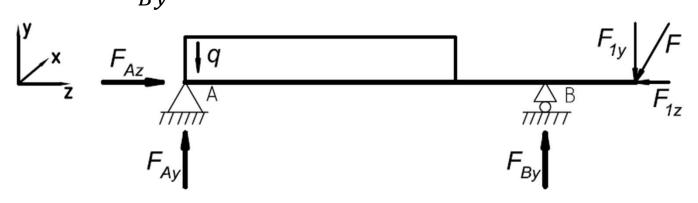


### Megoldás

A feladat megoldása számítással:

### 1. Reakciók feltételezése

A koordináta-rendszerünknek megfelelően pozitív értelemmel feltételezünk reakció erőket. A csuklóban  $F_{Ay}$ ,  $F_{Az}$ , míg a görgős támasznál – jelen feladatban a támasztó felület normálisa y irányú, tehát - az ébredő reakció erő  $F_{Bv}$ .



A számolás kezdetén a ferde hatásvonalú  $F_1$  erőt felbontjuk y és z irányú összetevőkre.



M

E G Y E T E

ÓE-BGK GBI

Mechanika 1



### 2. Reakciók számítása

A megoszló erőrendszert erőtanilag helyettesíthetjük a súlyvonalában ható koncentrált erővel, melynek nagysága:

$$F_q = q \cdot l$$
.

Nyomatéki egyensúlyi egyenletet írunk fel az "A" ponton átmenő x tengelyre:

$$\sum M_{iA} = 0 = -q \cdot l_1 \cdot \frac{l_1}{2} + F_{By} \cdot l_2 - F_{1y} \cdot (l_2 + l_k)$$
 
$$F_q \quad \text{a helyettesítő erő karja, azaz a megoszló erőrendszer súlyvonalának távolsága "A" ponttól.}$$

 $(F_{Ay}, F_{Az}$  és  $F_{1z}$ -nek nincs nyomatéka az "A" ponton átmenő x tengelyre, mivel hatásvonaluk átmegy rajta.)



 $\mathbf{M}$ 

E G Y E T E

ÓE-BGK GBI

Mechanika 1



### Az egyenlet átrendezése után kapjuk:

$$F_{By} = \frac{q \cdot l_1 \cdot \frac{l_1}{2} + F_{1y} \cdot (l_2 + l_k)}{l_2} =$$

$$= \frac{q \cdot l_1 \cdot \frac{l_1}{2} + F_1 \cdot \sin \alpha \cdot (l_2 + l_k)}{l_2} =$$

$$= \frac{4\frac{kN}{m} \cdot 3m \cdot \frac{3m}{2} + 6.4 \, kN \cdot \sin 60^{\circ} \cdot (4m + 1m)}{4m} = 11,43 \, kN$$

Mivel  $F_{By}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.



EGYETEM

Vetületi egyensúlyi egyenletet írunk fel y irányba:

$$\sum F_{iy} = 0 = F_{Ay} - q \cdot l_1 + F_{By} - F_{1y}$$

Átrendezés után:

$$F_{Ay} = q \cdot l_1 + F_{1y} - F_{By} =$$

$$= 4 kN/m \cdot 3m + 6.4 kN \cdot \sin 60^\circ - 11.43 kN =$$

$$= 6.11 kN$$

Mivel  $F_{Ay}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.

Vetületi egyensúlyi egyenletet írunk fel z irányba:

$$\sum_{i} F_{iz} = 0 = F_{Az} - F_{1z}$$



### Átrendezés után:

$$F_{AZ} = F_{1Z} = F_1 \cdot \cos \alpha = 6.4 \ kN \cdot \cos 60^\circ =$$
  
= 3,20 kN

Mivel  $F_{Az}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.

### 3. Reakciók ellenőrzése

Ellenőrzésképpen felírhatunk nyomatéki egyensúlyi egyenletet a "B" ponton átmenő x tengelyre:

$$\sum M_{iB} = -F_{Ay} \cdot l_2 + q \cdot l_1 \cdot \left(l_2 - \frac{l_1}{2}\right) - F_{1y} \cdot l_k$$

$$\sum M_{iB} = 0 \ kNm$$

Tehát a számításaink helyesek.



E G Y E T E M

ÓE-BGK GBI Mechanika 1

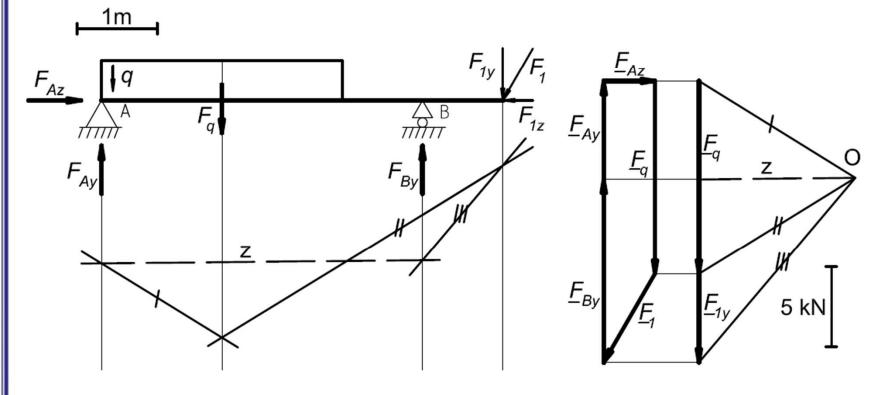


ÓE-BGK GBI

### A feladat megoldása szerkesztéssel:

Mechanika 1

Hosszlépték felvétele után megrajzoljuk az elrendezési ábrát, majd egy megfelelően megválasztott erőléptékkel a vektorábrát. A kötélsokszög szerkesztéshez az erőknek csak a függőleges komponenseit vesszük figyelembe.





EGYETEM

Felveszünk egy póluspontot, és megrajzoljuk a kötéloldalakat. A kötéloldalakkal párhuzamosokat húzunk az elrendezési ábrába. Az első és utolsó kötéloldalakkal elmetsszük a reakcióerők függőleges hatásvonalait. Az így kapott metszéspontokat összekötjük (z). A z egyenessel párhuzamost húzunk a vektorábrába az O ponton keresztül, ami kimetszi az erők hatásvonalából a reakcióerőket.

Az erőlépték ismeretében a kapott erőket lemérve pontosan meghatározható azok nagysága.

### Válasz/értékelés

A feladat megoldása során elvégeztük egy vegyes terhelésű kéttámaszú kiegyensúlyozását, meghatároztuk a tartó reakció erőit számítással és szerkesztéssel.



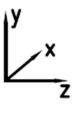
ÓE-BGK GBI Mechanika 1 Dr. Horváth Miklós

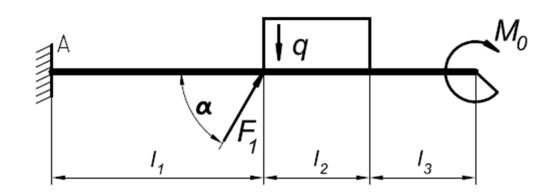


# EGYETEM

### 2. MINTAPÉLDA

Az ábrán egy vegyes terhelésű befogott tartó látható. Határozzuk meg a befogásnál ébredő reakciókat!





**Adatok:**  $F_1 = 4.3 \ kN$ ,  $\alpha = 60^\circ$ ,  $q = 3 \ kN/m$ ,  $M_0 = 2 \ kNm$   $l_1 = 4 \ m$ ,  $l_2 = 2 \ m$ ,  $l_3 = 2 \ m$ .



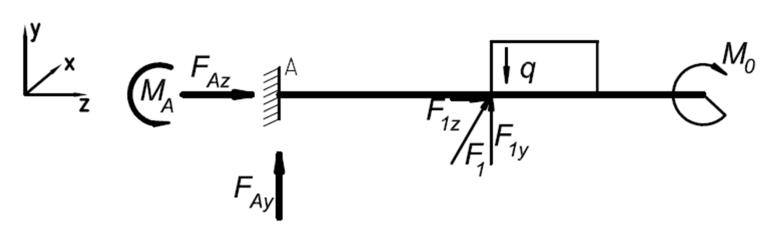


## E GYETEM

### Megoldás

### 1. Reakciók feltételezése

A koordináta-rendszerünknek megfelelően pozitív érte-



lemmel feltételezzük a reakció erő komponenseket és a reakció nyomatékot. A befogási keresztmetszetben  $F_{Ay}$ ,  $F_{Az}$ ,  $M_A$  ébrednek. A 3 ismeretlen meghatározásához 3 egyenlet felírása szükséges.

A számolás kezdetén a ferde hatásvonalú  $F_1$  erőt felbontjuk y és z irányú összetevőkre.



ÓE-BGK GBI

Mechanika 1



### 2. Reakciók számítása

Nyomatéki egyensúlyi egyenletet írunk fel az "A" ponton átmenő x tengelyre:

$$\sum M_{iA} = 0 = M_A + F_{1y} \cdot l_1 - q \cdot l_2 \cdot \left(l_1 + \frac{l_2}{2}\right) - M_0$$

Az egyenlet átrendezése után kapjuk:

$$M_A = q \cdot l_2 \cdot \left(l_1 + \frac{l_2}{2}\right) + M_0 - F_{1y} \cdot l_1 =$$

$$= q \cdot l_2 \cdot \left(l_1 + \frac{l_2}{2}\right) + M_0 - (F_1 \cdot \sin \alpha) \cdot l_1 =$$

$$= 3\frac{kN}{m} \cdot 2 m \cdot \left(4 m + \frac{2 m}{2}\right) + 2kNm - 3,72 kN \cdot 4 m =$$

$$= 17,10 kNm$$



EGYETEM

ÓE-BGK GBI Mechanika 1



### E G Y E T E M

Mivel  $M_A$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.

Vetületi egyensúlyi egyenletet írunk fel y irányba:

$$\sum F_{iy} = 0 = F_{Ay} + F_{1y} - q \cdot l_2$$

Átrendezés után:

$$F_{Ay} = q \cdot l_2 - F_{1y} = q \cdot l_2 - F_1 \cdot \sin \alpha =$$
  
=  $3kN/m \cdot 2m - 4.3 \ kN \cdot \sin 60^\circ =$   
=  $2.28 \ kN$ 

Mivel  $F_{Ay}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.

Vetületi egyensúlyi egyenletet írunk fel z irányba:



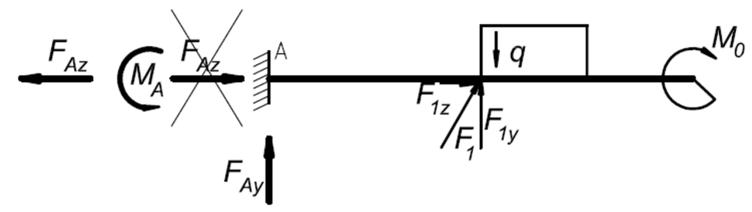
$$\sum F_{iz} = 0 = F_{Az} + F_{1z}$$

### O B U D A I E G Y E T E

### Átrendezés után:

$$F_{AZ} = -F_{1Z} = -F_1 \cdot \cos \alpha = 4.3 \ kN \cdot \cos 60^\circ =$$
  
= -2.15 kN

Mivel  $F_{Az}$  értéke negatív, a feltételezésünkkel ellentétes irányba hat. Ilyenkor a további számítások előtt célszerű az eredeti feltételezést megfordítani, a kapott számértékkel pedig pozitívként számolni tovább.



Így  $F_{Az}$  értéke :

$$F_{Az} = 2,15 \ kN$$

ÓE-BGK GBI

Mechanika 1

Dr. Horváth Miklós

 $\mathbf{M}$ 



### 3. Reakciók ellenőrzése

Ellenőrzésképpen felírhatunk nyomatéki egyensúlyi egyenletet a tartó szabad végére:

$$\sum M_i = M_A - F_{1y} \cdot (l_2 + l_3) + q \cdot l_2 \cdot \left(l_3 + \frac{l_2}{2}\right) - M_0$$

$$\sum M_i = 0 \ kNm$$

Tehát a számításaink helyesek.

### Válasz/értékelés

A feladat megoldása során elvégeztük egy vegyes terhelésű befogott tartó kiegyensúlyozását, meghatároztuk a tartó reakcióit.





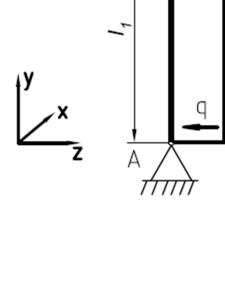
# EGYETEM

### 3. MINTAPÉLDA

Az ábrán egy vegyes terhelésű nyitott keretszerkezet látható. Határozzuk meg a kényszerekben ébredő reakciókat!

### Adatok:

 $F_1 = 12 kN,$  q = 2 kN/m,  $l_1 = 4 m,$   $l_2 = 4 m,$   $l_3 = 6 m,$   $l_4 = 1 m.$ 







# E GYETEM

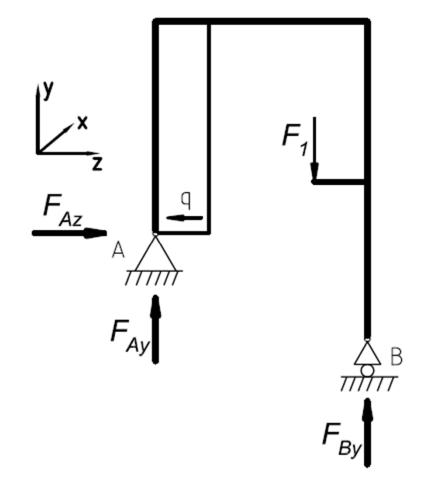
### BÁNKI

### Megoldás

### 1. Reakciók feltételezése

A koordináta-rendszerünknek megfelelően pozitív értelemmel feltételezünk reakció erőket. A csuklóban

 $F_{Ay}$ ,  $F_{Az}$ , míg a görgős támasznál – jelen feladatban a támasztó felület normálisa y irányú, tehát - az ébredő reakció erő  $F_{By}$ .





### 2. Reakciók számítása

Nyomatéki egyensúlyi egyenletet írunk fel az "A" ponton átmenő x tengelyre:

$$\sum_{i} M_{iA} = 0 = q \cdot l_1 \cdot \frac{l_1}{2} - F_1 \cdot (l_2 - l_4) + F_{By} \cdot l_2$$

Az egyenlet átrendezése után kapjuk:

$$F_{By} = \frac{-q \cdot l_1 \cdot \frac{l_1}{2} + F_1 \cdot (l_2 - l_4)}{l_2} =$$

$$= \frac{-2 \frac{kN}{m} \cdot 4m \cdot \frac{4m}{2} + 12 kN \cdot (4m - 1m)}{4m} =$$

$$= 5 kN$$

Mivel  $F_{By}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.



EGYETEM

ÓE-BGK GBI Mechanika 1

Vetületi egyensúlyi egyenletet írunk fel y irányba:

$$\sum F_{iy} = 0 = F_{Ay} - F_1 + F_{By}$$

Átrendezés után:

$$F_{Ay} = F_1 - F_{By} =$$
  
= 12 kN - 5 kN = 7 kN

Mivel  $F_{Ay}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.

Vetületi egyensúlyi egyenletet írunk fel z irányba:

$$\sum_{i} F_{iz} = 0 = F_{Az} - q \cdot l_1$$

Átrendezés után:

$$F_{Az} = q \cdot l_1 = 2 \, kN/m \cdot 4m = 8 \, kN$$



# E G Y E T E M

Mivel  $F_{Az}$  értéke pozitív, a feltételezésünknek megfelelő irányba hat.

### 3. Reakciók ellenőrzése

Ellenőrzésképpen felírhatunk nyomatéki egyensúlyi egyenletet a "B" ponton átmenő x tengelyre:

$$\sum M_{iB} = q \cdot l_1 \cdot \left(l_3 - \frac{l_1}{2}\right) + F_1 \cdot l_4 - F_{Ay} \cdot l_2 - F_{Az} \cdot (l_3 - l_1)$$
$$\sum M_{iB} = 0 \ kNm$$

Tehát a számításaink helyesek.

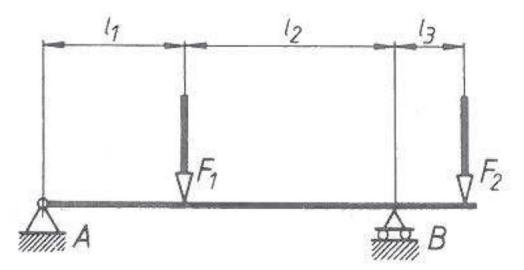
### Válasz/értékelés

A feladat megoldása során meghatároztuk a tartó reakció erőit.



### 1. FELADAT

Az ábrán látható konzolos tartóra  $F_1, F_2$  erő hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a kényszerekben ébredő reakció erőket!



**Adatok:**  $F_1 = 30 \ kN$ ,  $F_2 = 20 \ kN$ ,  $l_1 = 2 \ m$ ,  $l_2 = 3 \ m$ ,  $l_3 = 1 \ m$ .

Végeredmények:  $F_A = 14 kN$ ,  $F_B = 36 kN$ .



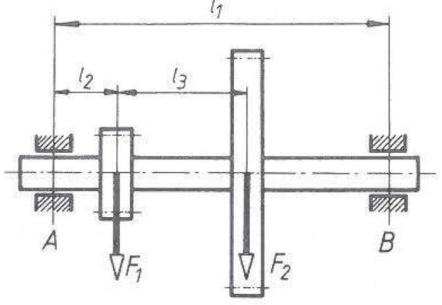
ÓE-BGK GBI Mechanika 1



### 2. FELADAT

Az ábrán látható kettős csapágyazású hajtóműtengelyen két fogaskerék található, melyek a tengelyt  $F_1, F_2$  erővel terhelik. A távolságok ismeretében határozzuk meg a csapágyakban ébredő

reakció erőket!



**Adatok:**  $F_1 = 6.5 kN$ ,  $F_2 = 2 kN$ ,

 $l_1 = 1.2 m$ ,  $l_2 = 0.22 m$ ,  $l_3 = 0.69 m$ .

**Végeredmények:**  $F_A = 5,79 \ kN$ ,  $F_B = 2,71 \ kN$ .



M

E G Y E T E

ÓE-BGK GBI Mechanika 1

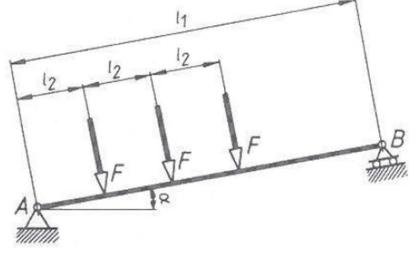


# E GYETEM

### 3. FELADAT

Az ábrán látható tartó a vízszinteshez képest  $\alpha$  szögben fekszik. A görgős támasz párhuzamos síkban helyezkedik el a tartóval. A tartóra merőlegesen 3 darab F erő hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a kényszerekben ébredő reakció

erőket!



**Adatok:**  $F = 10 \ kN$ ,  $\alpha = 10^{\circ}$ ,  $l_1 = 5 \ m$ ,  $l_2 = 1 \ m$ .

Végeredmények:  $F_A = 18 kN$ ,  $F_B = 12 kN$ .



ÓE-BGK GBI Mechanika 1



## E G Y E T E M

### 4. FELADAT

Az ábrán látható ugródeszkára ható súlyerő G. Elugráskor a deszkára F erő hat,  $\alpha$  szögben. A görgős támasz párhuzamos síkban helyezkedik el a tartóval. A tartóra merőlegesen 3 darab F erő hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a W görgőre és az L csuklóra ható erő nagyságát, utóbbinak a vízszintessel bezárt szögét!

**Adatok:**  $G = 0.3 \, kN$ ,

$$F = 0.9 \ kN, \alpha = 60^{\circ},$$

$$l_1 = 2,6 m$$
,  $l_2 = 2,4 m$ ,  $l_3 = 2,1 m$ .

Végeredmények:  $F_W = 2,20 \ kN$ ,

$$F_L = 1.21 \, kN$$
,  $\alpha_L = 68.1^{\circ}$ .



ÓE-BGK GBI

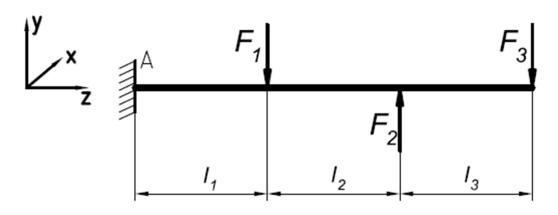
Mechanika 1



# EGYETEM

### 5. FELADAT

Az ábrán látható befogott tartóra  $F_1, F_2, F_3$  erő hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a kényszerben ébredő reakciókat!



**Adatok:**  $F_1 = 4 \ kN$ ,  $F_2 = 2.5 \ kN$ ,  $F_3 = 3.5 \ kN$ ,  $l_1 = l_2 = l_3 = 0.5 \ m$ .

Végeredmények:  $F_A = 5 kN$ ,  $M_A = 4,75 kNm$ .



ÓE-BGK GBI Mechanika 1

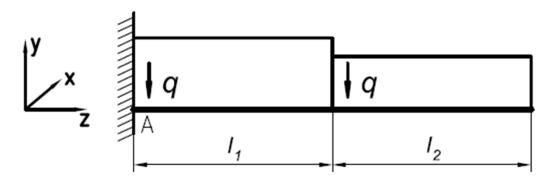


# Ó B U D A I EGYETEM

### <u>6</u>

### 6. FELADAT

Az ábrán látható befogott tartóra  $q_1,q_2$  megoszló erőrendszer hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a kényszerben ébredő reakciókat!



**Adatok:**  $q_1 = 6 \ kN/m$ ,  $q_2 = 3 \ kN/m$ ,  $l_1 = l_2 = 2 \ m$ .

Végeredmények:  $F_A = 18 kN$ ,  $M_A = 30 kNm$ .



ÓE-BGK GBI

Mechanika 1



### E GYETEM

### 7. FELADAT

Az ábrán látható nyitott keretszerkezetre $F_1$ ,  $F_2$  erő hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a kényszer-

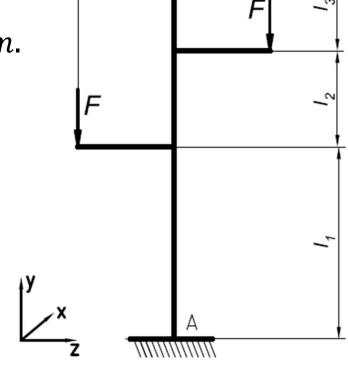
ben ébredő reakciókat!

Adatok: F = 2 kN,

$$l_1=2\ m,$$

$$l_2 = l_3 = l_4 = l_5 = 1 m$$
.

Végeredmények:  $F_A = 4 kN$ .







## E G Y E T E M

### BÁNKI

### 8. FELADAT

Az ábrán látható nyitott keretszerkezetre F koncentrált erő és q megoszló erőrendszer hat. A távolságok ismeretében határozzuk meg a kényszerekben ébredő reakciókat!

Adatok: F = 5 kN, q = 2.5 kN/m,  $l_1 = l_2 = 2 m$ ,  $l_3 = 2.5 m$ ,  $l_4 = 1.5 m$ .

### Végeredmények:

$$F_{Az} = -5 kN,$$
  

$$F_{Ay} = -2 kN,$$
  

$$F_{By} = 12 kN.$$

