

# Tartók dinamikája

## BMEEOTMAS43

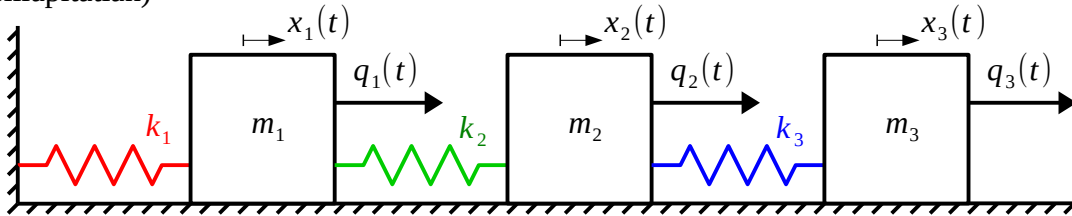
Németh Róbert  
Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

### **Többszabadságfokú rendszerek mechanika rezgései**

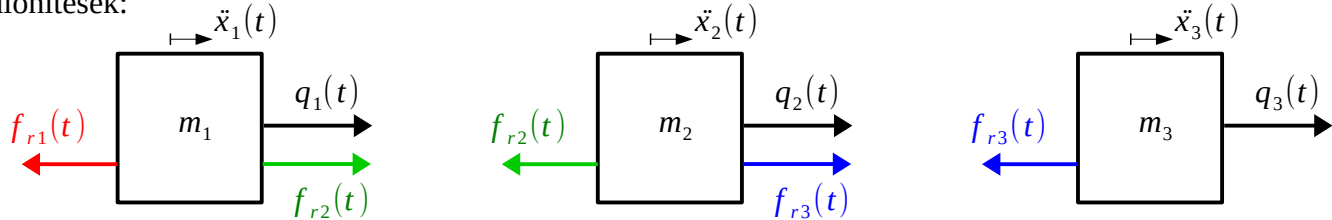
- modell felvétele
- mozgás differenciálegyenlete - felírás  
- osztályozás
- megoldás

# Többszabadságfokú rendszer rezgése – modell, mozgásegyenlet

Modell (csillapítatlan)



Elkülönítések:



$$m_1 \cdot \ddot{x}_1(t) = q_1(t) - f_{r1}(t) + f_{r2}(t)$$

$$m_2 \cdot \ddot{x}_2(t) = q_2(t) - f_{r2}(t) + f_{r3}(t)$$

$$m_3 \cdot \ddot{x}_3(t) = q_3(t) - f_{r3}(t)$$

Lineáris rugók:

$$f_{r1}(t) = k_1 \cdot \Delta l_1 = k_1 \cdot x_1(t)$$

$$f_{r2}(t) = k_2 \cdot \Delta l_2 = k_2 \cdot (x_2(t) - x_1(t))$$

$$f_{r3}(t) = k_3 \cdot \Delta l_3 = k_3 \cdot (x_3(t) - x_2(t))$$

A három egyenletbe behelyettesítve:

$$m_1 \ddot{x}_1(t) + k_1 \cdot x_1(t) - k_2 \cdot (x_2(t) - x_1(t)) = q_1(t)$$

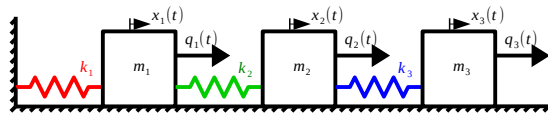
$$m_2 \ddot{x}_2(t) + k_2 \cdot (x_2(t) - x_1(t)) - k_3 \cdot (x_3(t) - x_2(t)) = q_2(t)$$

$$m_3 \ddot{x}_3(t) + k_3 \cdot (x_3(t) - x_2(t)) = q_3(t)$$

# Többszabadságfokú rendszer rezgése – mozgásegyenlet

A három egyenletbe behelyettesítve:

$$\begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1(t) + k_1 \cdot x_1(t) - k_2 \cdot (x_2(t) - x_1(t)) &= q_1(t) \\ m_2 \ddot{x}_2(t) + k_2 \cdot (x_2(t) - x_1(t)) - k_3 \cdot (x_3(t) - x_2(t)) &= q_2(t) \\ m_3 \ddot{x}_3(t) + k_3 \cdot (x_3(t) - x_2(t)) &= q_3(t) \end{aligned}$$



Az egyenletekben a változók együtthatóit kigyűjtve:

$$\begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1(t) + (k_1 + k_2) \cdot x_1(t) - k_2 \cdot x_2(t) + 0 \cdot x_3(t) &= q_1(t) \\ m_2 \ddot{x}_2(t) - k_2 \cdot x_1(t) + (k_2 + k_3) \cdot x_2(t) - k_3 \cdot x_3(t) &= q_2(t) \\ m_3 \ddot{x}_3(t) + 0 \cdot x_1(t) - k_3 \cdot x_2(t) + k_3 \cdot x_3(t) &= q_3(t) \end{aligned}$$

Az egyenletek mátrixos alakban is felírhatók:

$$\underbrace{\begin{bmatrix} m_1 & 0 & 0 \\ 0 & m_2 & 0 \\ 0 & 0 & m_3 \end{bmatrix}}_{\mathbf{M}} \underbrace{\begin{bmatrix} \ddot{x}_1(t) \\ \ddot{x}_2(t) \\ \ddot{x}_3(t) \end{bmatrix}}_{\ddot{\mathbf{x}}(t)} + \underbrace{\begin{bmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & k_2 + k_3 & -k_3 \\ 0 & -k_3 & k_3 \end{bmatrix}}_{\mathbf{K}} \underbrace{\begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix}}_{\mathbf{x}(t)} = \underbrace{\begin{bmatrix} q_1(t) \\ q_2(t) \\ q_3(t) \end{bmatrix}}_{\mathbf{q}(t)}$$

Ahol:

$\mathbf{x}(t)$ : A szf.-ok elmozdulásvektora

$\ddot{\mathbf{x}}(t)$ : A szf.-ok gyorsulásvektora

$\mathbf{M}$  Tömegmátrix

$\mathbf{K}$  Merevségi mátrix  
(szimmetrikus!!!)

A csillapítatlan rendszer mátrix-differenciálegyenlete:

$$\mathbf{M} \ddot{\mathbf{x}}(t) + \mathbf{K} \mathbf{x}(t) = \mathbf{q}(t)$$

$N$  szabadságfok esetén:

$\mathbf{x}(t), \ddot{\mathbf{x}}(t), \mathbf{q}(t)$   $N$  elemű vektor

$\mathbf{M}, \mathbf{K}$   $N \times N$  méretű mátrix

Kézírással:  $\underline{\mathbf{M}} \ddot{\mathbf{x}}(t) + \underline{\mathbf{K}} \mathbf{x}(t) = \mathbf{q}(t)$

# Tartók dinamikája

## BMEEOTMAS43

Németh Róbert  
Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

### **Többszabadságfokú rendszerek mechanika rezgései**

- modell felvétele
- mozgás differenciálegyenlete - felírás  
- osztályozás
- megoldás

# Többszabadságfokú rendszer rezgése – tömeg- és merevségi mátrix

$$M \ddot{\mathbf{x}}(t) + K \mathbf{x}(t) = \mathbf{q}(t)$$

$M$  tömegmátrix: e tárgyban diagonálmátrix lesz,  
a szabadságfok pontjába redukált tömeg.

$K$  merevségi mátrix: meghatározható szabadságfokok mozgásegyenlete, ← ezt csináltuk előbb  
merevség jelentése,  
ellentett jelentése alapján.

*Merevségi mátrix számítása a merevség jelentése alapján*

Ha a teherfüggvény egy statikus  $\mathbf{q}$  teher, akkor a mozgásegyenletnek is létezik statikus  $\mathbf{x}_s$  megoldása.  
Mivel ekkor a gyorsulások nullák, ezért a mozgásegyenletből egyensúlyi egyenlet lesz:

$$M \mathbf{0} + K \mathbf{x}_s = \mathbf{q}$$

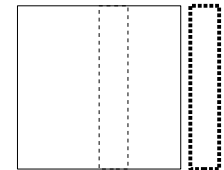
Ha az  $\mathbf{x}_s$  elmozdulásvektor a  $j$ -edik egységvektor ( $\mathbf{e}_j$ ), akkor a bal oldali művelet elvégzése után a  $K$  mátrix  $j$ -edik oszlopát kapjuk. (Jelöljük ezt  $\mathbf{k}_j$ -vel.)

A  $K \mathbf{e}_j = \mathbf{k}_j = \mathbf{q}$  egyensúlyi feltétel alapján ha a  $\mathbf{k}_j$  vektor egyes elemei hatnak az egyes szabadságfokokra *egyszerre*, akkor az összes szabadsági fok elmozdulása nulla lesz, kivéve a  $j$ -edik szabadsági fokét, amelyik pedig éppen 1 lesz.

Megfordítva használjuk:

Legyen a  $j$ -edik szabadságfok elmozdulása 1, miközben az összes többi szabadságfok elmozdulása legyen 0.  
Az egyensúly biztosításához a  $l$ -edik szabadsági fokra működtetendő  $q_l$  erő lesz a  $\mathbf{k}_j$  vektor  $l$ -edik eleme azaz a merevségi mátrix  $k_{lj}$  eleme ( $l$ -edik sor,  $j$ -edik oszlop).

0  
0  
⋮  
1  
⋮  
0



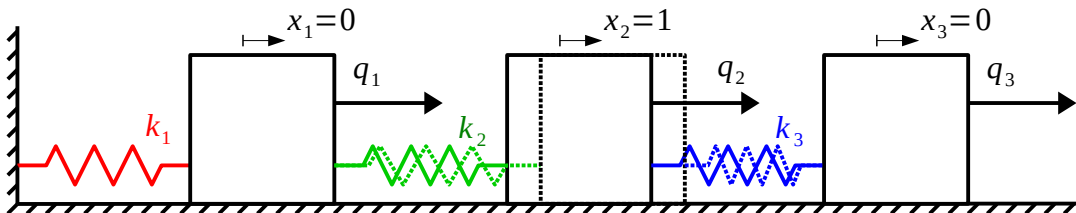
# Többszabadságfokú rendszer rezgése – merevségi mátrix I.

Megfordítva használjuk:

Legyen a  $j$ -edik szabadságfok elmozdulása 1, miközben az összes többi szabadságfok elmozdulása legyen 0.

Az egyensúly biztosításához a  $l$ -edik szabadsági fokra működtetendő  $q_l$  erő lesz a  $k_j$  vektor  $l$ -edik eleme azaz a merevségi mátrix  $k_{lj}$  eleme ( $l$ -edik sor,  $j$ -edik oszlop).

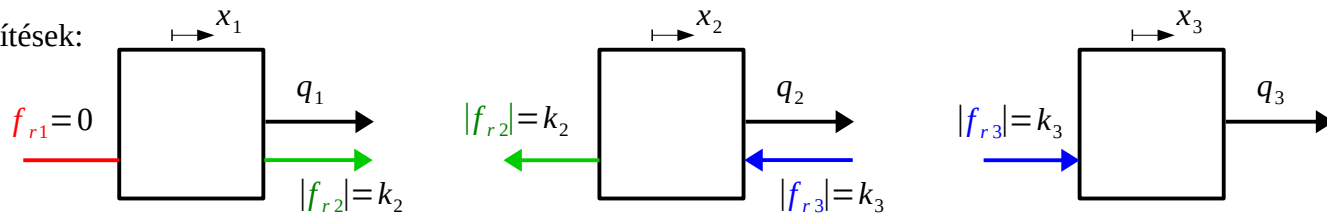
*Példa*: merevségi mátrix második oszlopának számítása



A rugók megnyúlásai:  $\Delta l_1=0$ ,  $\Delta l_2=1$ ,  $\Delta l_3=-1$

A rugóerők:  $f_{r1}=0$ ,  $f_{r2}=k_2$  (húzóerő),  $f_{r3}=-k_3$  (nyomóerő)

Elkülönítések:



Egyensúlyi egyenletek:

$$0 = q_1 + k_2 \rightarrow q_1 = -k_2$$

$$0 = q_2 - k_2 - k_3 \rightarrow q_2 = k_2 + k_3$$

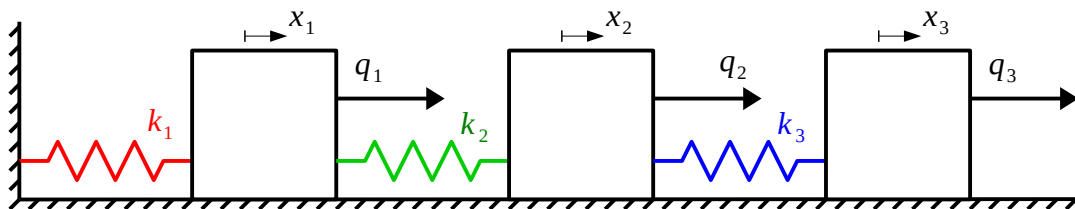
$$0 = q_3 + k_3 \rightarrow q_3 = -k_3$$

$$k_2 = \begin{bmatrix} -k_2 \\ k_2 + k_3 \\ -k_3 \end{bmatrix}$$

HF: a másik két oszlop

$$K = \begin{bmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & k_2 + k_3 & -k_3 \\ 0 & -k_3 & k_3 \end{bmatrix}$$

## Többszabadságfokú rendszer rezgése – merevségi mátrix II.



$$K = \begin{bmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & k_2 + k_3 & -k_3 \\ 0 & -k_3 & k_3 \end{bmatrix}$$

$$K x_s = q$$

A merevségi mátrix *statikus* használata alapján :az  $l$ -edik sor  $j$ -edik oszlopát a  $j$ -edik szabadságfok elmozdulása miatt az  $l$ -edik szabadságfokra ható belső erő számítására használjuk.

Nézzük csak a  $k_3$  rugó hatását.

A rugó a 2. és 3. szabadságfokot köti össze, ezért

- csak akkor keletkezik benne erő, ha a 2., vagy a 3. szabadságfok elmozdul a többi szabadságfok elmozdulása *nem* befolyásolja az erejét → azokra az oszlopokra nincs hatása
- csak a 2. és 3. szabadságfokra hat a rugóereje a többi szabadságfokra nem hat az ereje → azokra a sorokra nincs hatása

Valóban, csak a  $k_{22}, k_{23}, k_{32}, k_{33}$  elemeket befolyásolja  $k_3$ .

Ez felhasználható a merevségi mátrix rugalmas elemenkénti összeállítás (kompilálása) során.

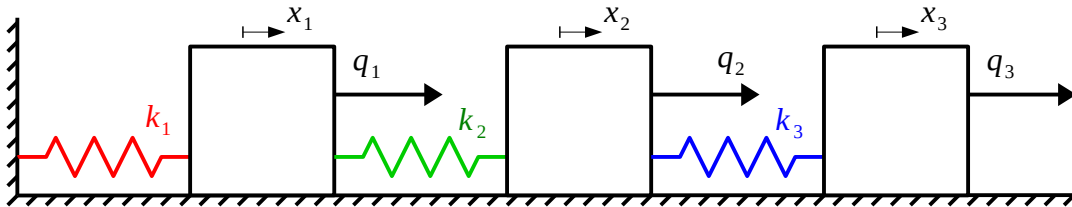
Egy kezdetben nulla elemeket tartalmazó mátrixhoz elemenként/rugónként hozzáadjuk azok hatását:

a főátlóban levő addigi értékhez mindig hozzáadjuk a rugómerevséget,

a főátlón kívüli elemekből pedig levonjuk a rugómerevséget.

*egymással szembe mutató szabadságfokok esetén a főátlón kívül is hozzáadni kellene a merevséget*

# Többszabadságfokú rendszer rezgése – merevségi mátrix III. (kompilálás)



A kezdeti mátrix:

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Az első rugó csak az első szabadságfokra hat, így az 1,1 elemhez adjuk a merevségét:

$$\begin{bmatrix} 0+k_1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} k_1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

A második rugó az első és a második szabadságfokra hat, így az 1,1 és a 2,2 elemekhez hozzáadjuk a merevségét, az 1,2 és 2,1 elemekből pedig kivonjuk:

$$\begin{bmatrix} k_1+k_2 & 0-k_2 & 0 \\ 0-k_2 & 0+k_2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} k_1+k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & +k_2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

A harmadik rugó a második és a harmadik szabadságfokra hat, így a 2,2 és a 3,3 elemekhez hozzáadjuk a merevségét, a 2,3 és 3,2 elemekből pedig kivonjuk:

$$\begin{bmatrix} k_1+k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & +k_2+k_3 & 0-k_3 \\ 0 & 0-k_3 & 0+k_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} k_1+k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & +k_2+k_3 & -k_3 \\ 0 & -k_3 & k_3 \end{bmatrix}$$

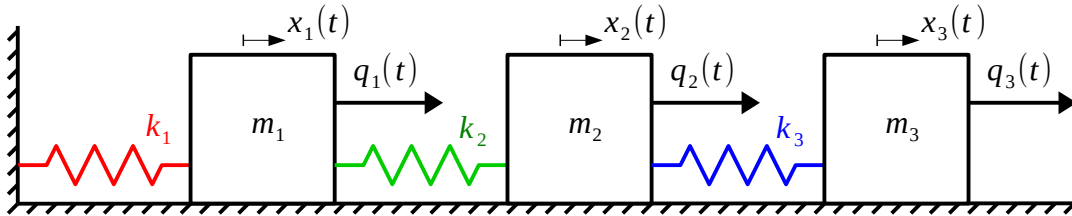
Nincs több elem, így az utolsó mátrix a merevségi mátrix:  $\mathbf{K} =$

$$\begin{bmatrix} k_1+k_2 & -k_2 & 0 \\ -k_2 & +k_2+k_3 & -k_3 \\ 0 & -k_3 & k_3 \end{bmatrix}$$



# Többszabadságfokú rendszer rezgése – modell, mozgásegyenlet

Modell



Mátrix-differenciálegyenlet: 
$$\mathbf{M} \ddot{\mathbf{x}}(t) + \mathbf{K} \mathbf{x}(t) = \mathbf{q}(t)$$

Ha a teherfüggvény egy statikus  $\mathbf{q}$  teher, akkor a mozgásegyenletnek is létezik statikus  $\mathbf{x}_s$  megoldása. Mivel ekkor a gyorsulások nullák, ezért a mozgásegyenletből egyensúlyi egyenlet lesz:

$$\mathbf{M} \mathbf{0} + \mathbf{K} \mathbf{x}_s = \mathbf{q}$$

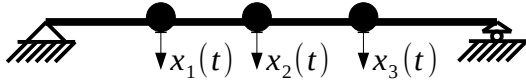
Ha az  $\mathbf{x}_s$  elmozdulásvektor a  $j$ -edik egységvektor ( $\mathbf{e}_j$ ), akkor a bal oldali művelet elvégzése után a  $\mathbf{K}$  mátrix  $j$ -edik oszlopát kapjuk. (Jelöljük ezt  $\mathbf{k}_j$ -vel.)

A  $\mathbf{K} \mathbf{e}_j = \mathbf{k}_j = \mathbf{q}$  egyensúlyi feltétel alapján ha a  $\mathbf{k}_j$  vektor egyes elemei hatnak az egyes szabadságfokokra *egyszerre*, akkor az összes szabadsági fok elmozdulása nulla lesz, kivéve a  $j$ -edik szabadsági fokét, amelyik pedig éppen 1 lesz.

Megfordítva használjuk:

Legyen a  $j$ -edik szabadságfok elmozdulása 1, miközben az összes többi szabadságfok elmozdulása legyen 0. Az egyensúly biztosításához a  $l$ -edik szabadsági fokra működtetendő  $q_l$  erő lesz a  $\mathbf{k}_j$  vektor  $l$ -edik eleme azaz a merevségi mátrix  $k_{lj}$  eleme ( $l$ -edik sor,  $j$ -edik oszlop).

# Többszabadságfokú rendszer rezgése – diszkrétizált szerkezet merevségi mátrixa I.



Itt az összes szabadságfok kapcsolódik  
→ nem tudunk kompilálni

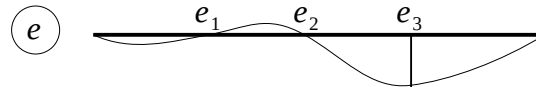
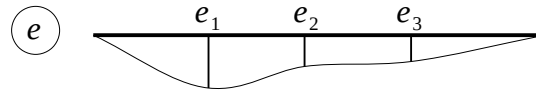
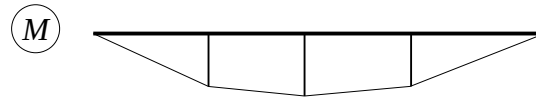
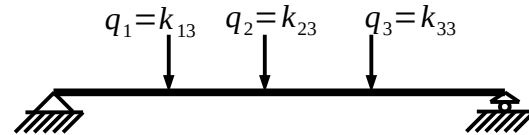
Példa: Számítás a jelentésből kiindulva  
a harmadik oszlop elemei, mint erők  
működtethetők a szabadsági fokokra

a három paraméter függvényében  
számítható egy nyomatéki ábra

a három paraméter függvényében  
számított nyomatéki ábrából  
számítható a szabadságfokok elmozdulása

a merevségi mátrix oszlopainak jelentése miatt  
 $e_1=0, e_2=0, e_3=1$

→ a három lineáris egyenletből  
 $k_{13}, k_{23}, k_{33}$  meghatározható



# Tartók dinamikája

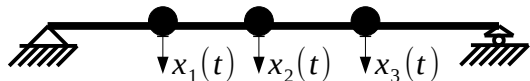
## BMEEOTMAS43

Németh Róbert  
Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

### **Többszabadságfokú rendszerek mechanika rezgései**

- modell felvétele
- mozgás differenciálegyenlete - felírás  
- osztályozás
- megoldás

## Többszabadságfokú rendszer rezgése – diszkretizált szerkezet merevségi mátrixa II.



Paraméteres igénybevételi ábrák helyett:  
 → induljunk ki a merevség ellentettjéből

Ha  $\mathbf{K} \cdot \mathbf{x}_s = \mathbf{q}$ , akkor azt megoldva  $\mathbf{x}_s$ -re:

$$\mathbf{x}_s = \mathbf{K}^{-1} \cdot \mathbf{q}$$

Mátrixszal nem oszthatunk!

Az inverzével (ha van neki) szorozhatunk a megfelelő oldalról (most balról):

$$\mathbf{K} \cdot \mathbf{x}_s = \mathbf{q} \rightarrow \mathbf{K}^{-1} \mathbf{K} \cdot \mathbf{x}_s = \mathbf{K}^{-1} \mathbf{q} \rightarrow \mathbf{E} \cdot \mathbf{x}_s = \mathbf{K}^{-1} \mathbf{q}$$

Az inverz mátrix neve *hajlékonysági mátrix*, jele  $\mathbf{F}$ :

$$\mathbf{x}_s = \mathbf{F} \cdot \mathbf{q}$$

$$\mathbf{F} = \mathbf{K}^{-1} \Leftrightarrow \mathbf{K} = \mathbf{F}^{-1}$$

Ha a  $\mathbf{q}$  tehervektor a  $j$ -edik egységvektor, akkor a jobb oldali művelet elvégzése után az  $\mathbf{F}$  mátrix  $j$ -edik oszlopát kapjuk. (Jelöljük ezt  $\mathbf{f}_j$ -vel.)

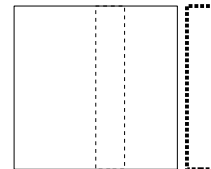
Az  $\mathbf{x}_s = \mathbf{F} \cdot \mathbf{e}_j = \mathbf{f}_j$  egyensúlyi feltétel alapján ha csak a  $j$ -edik szabadságfokra hat egy egység erő, a többi szabadságfok pedig terheletlen, akkor az egyes szabadságfokok elmozdulását tartalmazó  $\mathbf{x}_s$  vektor elemei az  $\mathbf{f}_j$  vektor elemeivel lesznek azonosak.

*Használata:*

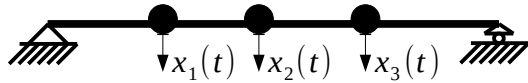
A  $j$ -edik szabadságfokra működtetett egység erőből tudjuk számolni  $\mathbf{f}_j$ -t.

Az összes szabadságfokon végéig haladva megkapjuk az  $\mathbf{F}$  mátrixot.

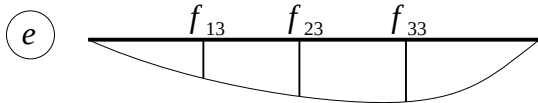
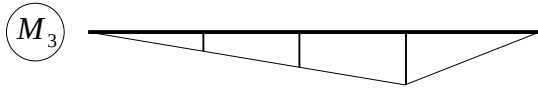
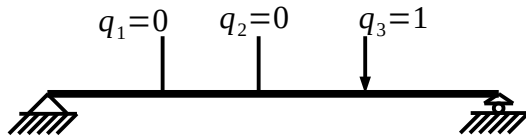
A hajlékonysági mátrix *invertálásával* megkapjuk a merevségi mátrixot.

$$\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ 1 \\ \vdots \\ 0 \end{pmatrix}$$


# Többszabadságfokú rendszer rezgése – diszkrétizált szerkezet hajlékonysági mátrixa

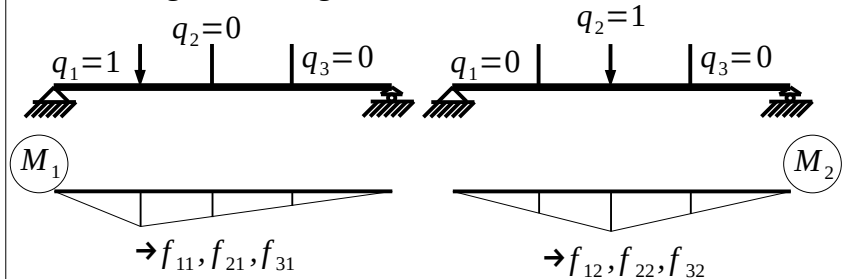


Példa: Számítás a jelentésből kiindulva a harmadik oszlop elemei



$$f_3 = \begin{bmatrix} f_{13} \\ f_{23} \\ f_{33} \end{bmatrix} \quad F = \begin{bmatrix} \dots & \dots & f_{13} \\ \dots & \dots & f_{23} \\ \dots & \dots & f_{33} \end{bmatrix}$$

A teljes mátrixhoz kell még a két másik szabadságfoknak megfelelő két eset:



Csak a szabadságfokok elmozdulására van szükség, nem a teljes elmozdult alakra. Egy-egy pont elmozdulását célszerű a *virtuális erők tételével* számolni.

Az ehhez szükséges virtuális erőrendszereket már felvettük.

$$\text{Így aztán például: } f_{12} = \int_L \frac{M_1 M_2}{EI} dl$$

Ebből az előállításból az is látszik, hogy  $F$  szimmetrikus

$$\text{lesz, hiszen } f_{ij} = \int_L \frac{M_i M_j}{EI} dl = \int_L \frac{M_j M_i}{EI} dl = f_{ji}$$

Végül  $F$  ismeretében  $K = F^{-1}$

(és szimmetrikus mátrix inverze szimmetrikus)