

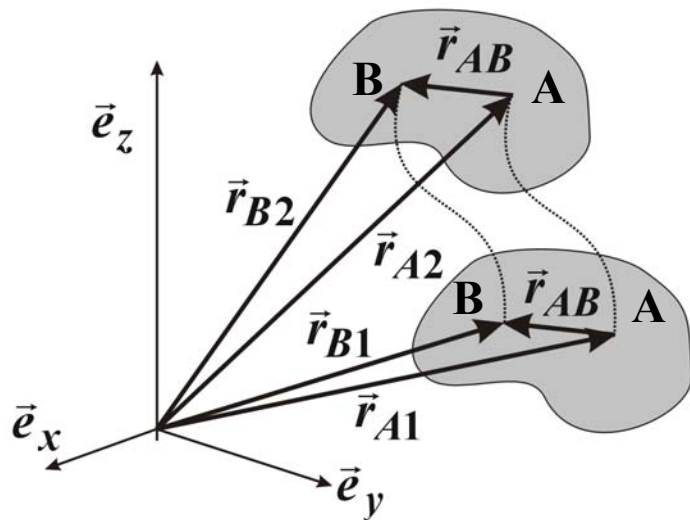
# **TRANSPORT FOLYAMATOK MODELLEZÉSE**

**Dr. Iványi Miklósné**  
**professor emeritus**  
**2. Konferencia**

## B) Merev testek dinamikája,

- Merev test anyagi pontok összessége, amelyek nem függetlenek egymástól,
- a merev test mozgásállapota az anyagi pontok mozgásállapota,
- a merev testet három  $(\vec{r}_1, \vec{r}_2, \vec{r}_3, )$  pontja definiál egyértelműen,

### 1. Merev test haladó mozgása



A merev test A-B pontjainak helyzetvektora

$$\vec{r}_B(t) = \vec{r}_A(t) + \vec{r}_{AB}$$

A merev test A-B pontjainak sebessége

$$\vec{v}_B(t) = \frac{d\vec{r}_B(t)}{dt} = \frac{d\vec{r}_A(t)}{dt} = \vec{v}_A(t)$$

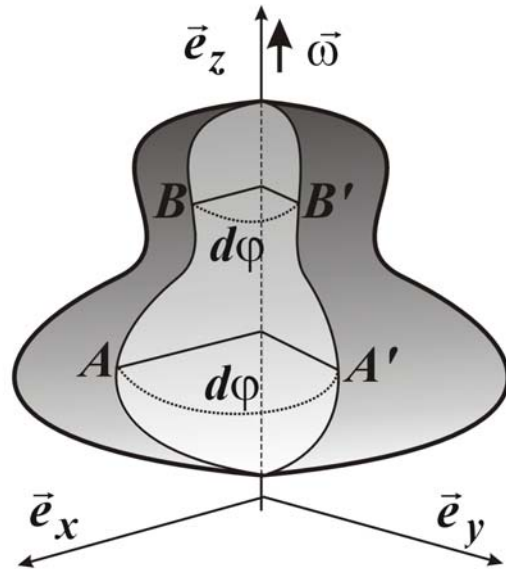
A merev test A-B pontjainak gyorsulása

$$\vec{a}_B(t) = \frac{d\vec{v}_B(t)}{dt} = \frac{d\vec{v}_A(t)}{dt} = \vec{a}_A(t)$$

A merev test haladó mozgása esetén minden pontjának a sebessége és gyorsulása azonos, a merev test pontjainak pályája egybevágó görbék,

## 2. Merev test forgó mozgása

### 2.a. Merev test egyenletes forgó mozgása,



A merev test A-B pontjainak ugyanakkora a szögsebessége:  $\vec{\omega} = \text{áll}$

A merev test A-B pontjai ugyanakkora szöggel fordulnak el:

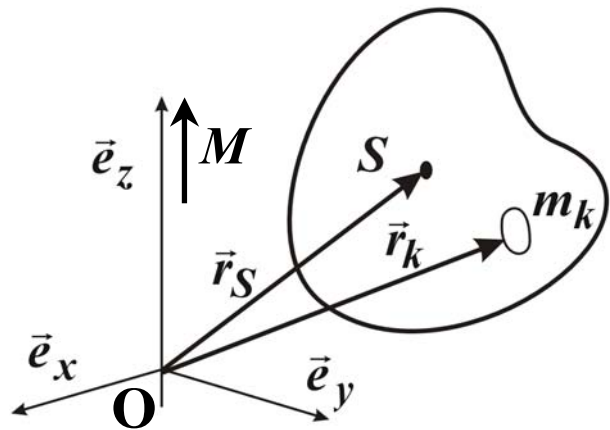
$$\begin{aligned}\varphi_A &= \varphi_{A0} + \omega t, & d\varphi_A &= d\varphi_B = \omega t, \\ \varphi_B &= \varphi_{B0} + \omega t,\end{aligned}$$

### 2.b. Merev test egyenletesen gyorsuló forgó mozgása,

A merev test A-B pontjainak szöggyorsulása állandó:  $\dot{\vec{\omega}} = \vec{\varepsilon} = \text{áll}$ ,

$$\begin{aligned}\vec{\omega}_A &= \vec{\omega}_{A0} + \vec{\varepsilon}t, & \vec{\varphi}_A &= \vec{\varphi}_{A0} + \vec{\omega}_{A0}t + \frac{\vec{\varepsilon}}{2}t^2, & d\vec{\omega}_A &= d\vec{\omega}_B, \\ \vec{\omega}_B &= \vec{\omega}_{B0} + \vec{\varepsilon}t, & \vec{\varphi}_B &= \vec{\varphi}_{B0} + \vec{\omega}_{B0}t + \frac{\vec{\varepsilon}}{2}t^2, & d\vec{\varphi}_A &= d\vec{\varphi}_B,\end{aligned}$$

## 2.c. Merev test súlypontja v. tömegközéppontja,



a merev test tömegpontjainak helyzete:

$$\vec{r}_k, k = 1, 2, \dots,$$

a merev test tömegpontjainak súlyereje:

$$\vec{F}_{gk} = m_k \vec{g},$$

a merev test tömege:  $m = \sum_k m_k$ ,

a merev test súlyereje:  $\vec{F}_g = m \vec{g}$ ,

az  $O$  pontra a merev test súlyerejének forgatónyomatéka =  
= a tömegpontok súlyerejének forgató nyomatékával,

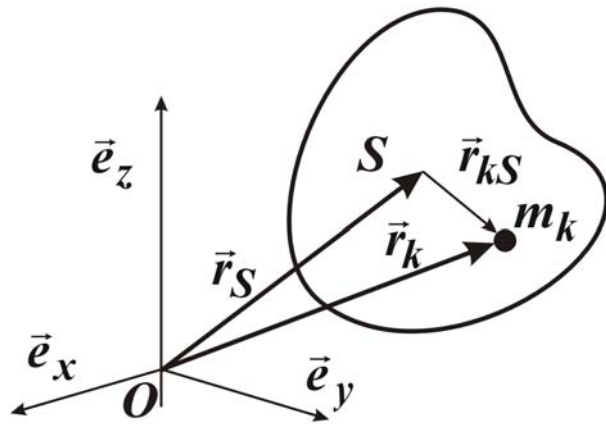
$$\vec{M}_O = \sum_k \vec{r}_k \times \vec{F}_{gk} = \vec{r}_S \times \vec{F}_g,$$

a merev test súlypontja:

$$\sum_k \vec{r}_k \times m_k \vec{g} = \vec{r}_S \times m \vec{g}, \rightarrow \sum_k \vec{r}_k m_k = \vec{r}_S m,$$

$$\vec{r}_S = \frac{\sum_k \vec{r}_k m_k}{m},$$

**2.d. Merev test statikai nyomatéka, a merev test mozgásmennyisége, impulzusa/lendülete:**



$$\vec{I} = \sum_k m_k \vec{v}_k = \sum_k m_k \dot{\vec{r}}_k = \frac{d}{dt} \sum_k m_k \vec{r}_k,$$

a merev test statikai nyomatéka az  $O$  pontra:

$$\sum_k m_k \vec{r}_k = m \vec{r}_S = \vec{S}_O,$$

$$\boxed{\vec{S}_O = m \vec{r}_S},$$

$$\boxed{\vec{I} = \dot{\vec{S}}_O},$$

a súlypont figyelembe vételével:  $\vec{r}_k = \vec{r}_S + \vec{r}_{kS}$ ,

$$\vec{S}_O = \sum_k m_k (\vec{r}_S + \vec{r}_{kS}) = m \vec{r}_S + \sum_k m_k \vec{r}_{kS} = m \vec{r}_S + \vec{S}_S,$$

a súlypontra

a statikai nyomaték nulla:

$$\boxed{\vec{S}_S = \vec{S}_O - m \vec{r}_S = 0},$$

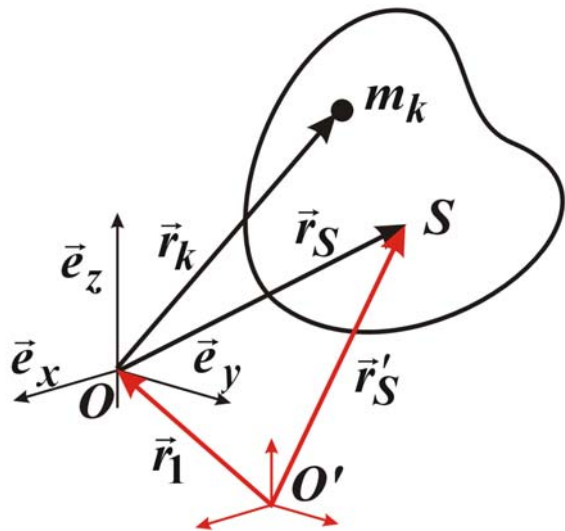
$$\boxed{\vec{S}_S \equiv 0},$$

a merev test impulzusa:

$$\boxed{\vec{I} = \dot{\vec{S}}_O = m \dot{\vec{r}}_S = m \vec{v}_S},$$

a merev testre ható külső erők:  $\boxed{\dot{\vec{I}} = \vec{F} = m \dot{\vec{v}}_S = m \vec{a}_S = \ddot{\vec{S}}_O},$

a merev test súlypontja nem függ  
a referencia koordináta rendszer felvételétől,



a statikai nyomaték az  $O$  pontra:

$$\vec{S}_O = m\vec{r}_S + \vec{S}_S, \quad \vec{S}_S = \vec{S}_O - m\vec{r}_S = 0,$$

a statikai nyomaték az  $O'$  pontra:

$$\vec{S}_{O'} = \sum_k m_k (\vec{r}_1 + \vec{r}_k) = m\vec{r}_1 + \underbrace{\sum_k m_k \vec{r}_k}_{m\vec{r}_S + \cancel{S}_S},$$

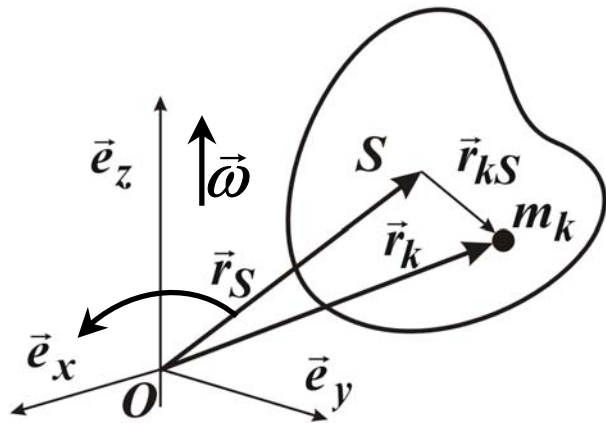
$$\vec{S}_{O'} = m(\vec{r}_1 + \vec{r}_S) = m\vec{r}'_S + \cancel{S}_S,$$

$$\vec{r}'_S = \vec{r}_1 + \vec{r}_S, \quad \text{a súlypont a helyén marad,}$$

## 2.e. A merev test dinamikai jellemzői,

a merev test impulzusa:  $\vec{I} = \sum_k \vec{I}_k = \sum_k m_k \vec{v}_k = \sum_k m_k \dot{\vec{r}}_k = m \dot{\vec{r}}_S = m \vec{v}_S,$

$$\boxed{\vec{I} = m \vec{v}_S,}$$



ha a merev test a  $O$  pontja körül forgó mozgást végez:  $\vec{v}_k = \vec{\omega} \times \vec{r}_k$

$$\vec{I} = \sum_k \vec{I}_k = \sum_k m_k \vec{v}_k = \sum_k m_k \vec{\omega} \times \vec{r}_k,$$

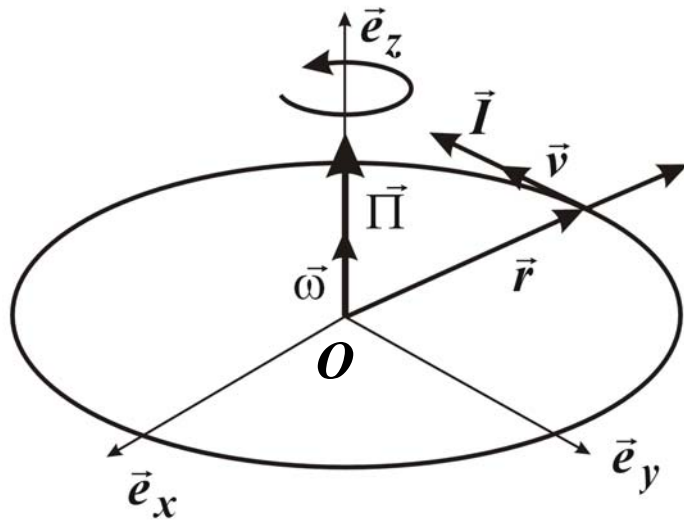
$$\vec{I} = \vec{\omega} \times \sum_k m_k \vec{r}_k = \vec{\omega} \times \vec{S}_O = \vec{\omega} \times m \vec{r}_S,$$

$$\vec{S}_O = m \vec{r}_S + \cancel{\vec{S}_S},$$

forgó mozgásnál a merev test impulzusa az  $O$  pont körül  $\omega$  szögsebességgel forgatja az  $m$  tömeget  $r_S$  sugáron,

## 2.f. A tömegpont dinamikai jellemzői,

egy tömegpont  $O$  pontra vonatkozó perdülete v. impulzus nyomatéka és inercia nyomatéka:



a tömegpont impulzusa:  $\vec{I}_k = m_k \vec{v}_k$ , [kgm/s],

a tömegpont perdülete v. impulzus nyomatéka:  $\vec{\Pi}_k = \vec{r}_k \times \vec{I}_k$ ,

$\vec{\Pi}_k = \vec{r}_k \times \vec{I}_k = \vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k$ , [kgm<sup>2</sup> / s],

$$\vec{\Pi}_k = \vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k \stackrel{\vec{v}_k = \vec{\omega} \times \vec{r}_k}{=} m_k \vec{r}_k \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_k),$$

**Matematika:**

$$\vec{u} \times (\vec{v} \times \vec{z}) = (\vec{u} \cdot \vec{z})\vec{v} - (\vec{u} \cdot \vec{v})\vec{z}$$

$$\vec{\Pi}_k = m_k \underbrace{(\vec{r}_k \cdot \vec{r}_k)}_{\vec{r}_k^2 = |\vec{r}_k|^2 = r_k^2} \cdot \vec{\omega} - m_k \underbrace{(\vec{r}_k \cdot \vec{\omega})}_{\vec{r}_k \perp \vec{\omega} \rightarrow 0} \cdot \vec{r}_k = \underbrace{m_k r_k^2}_{\Theta_k} \vec{\omega} = \Theta_k \vec{\omega},$$

a tömegpont tehetetlenségi/inercia nyomatéka:

$$\Theta_k = m_k r_k^2, \quad [\Theta] = 1 \text{kg m}^2,$$

a perdület és az  $\vec{\Pi}_k = \Theta_k \vec{\omega}$ ,  
inercia nyomaték kapcsolata



## Forgó mozgásnál a merev test $O$ pontra vonatkozó perdülete:

a tömegpont impulzusa és perdülete:

$$\vec{I}_k = m_k \vec{v}_k, \quad \vec{\Pi}_k = \vec{r}_k \times \vec{I}_k = \vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k,$$

a merev test  $O$  pontra vonatkozó perdülete,  
impulzus nyomatéka:

$$\vec{\Pi}_O = \sum_k \vec{\Pi}_k = \sum_k \vec{r}_k \times \vec{I}_k,$$

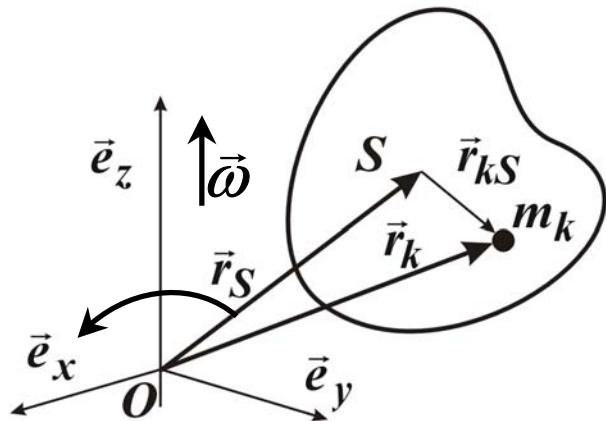
$$\vec{\Pi}_O = \sum_k \vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k = \sum_k m_k r_k^2 \vec{\omega} = \Theta_O \vec{\omega},$$

a merev test  $O$  pontra vonatkoztatott  
inercia/tehetetlenségi nyomatéka:

$$\Theta_O = \sum_k m r_k^2,$$

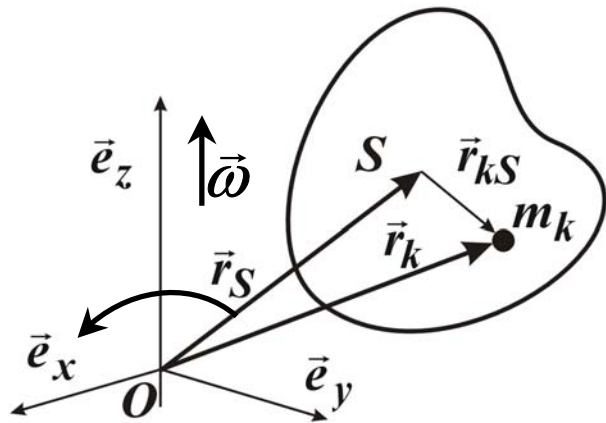
a merev test  $O$  pontra vonatkoztatott  
perdülete/impulzus nyomatéka:

$$\vec{\Pi}_O = \Theta_O \vec{\omega},$$



**A merev test  $O$  pontra vonatkozó perdülete súlyponti adatokkal:**

$$\vec{\Pi}_O = \sum_k \vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k = \Theta_O \vec{\omega},$$



az  $O$  pontra vett perdület a súlyponti adatokból:

$$\vec{\Pi}_O = \sum_k (\vec{r}_S + \vec{r}_{kS}) \times \vec{I}_k = \underbrace{\vec{r}_S \times \sum_k \vec{I}_k}_{\vec{r}_S \times \vec{I}} + \underbrace{\sum_k \vec{r}_{kS} \times \vec{I}_k}_{\vec{\Pi}_S = \Theta_S \vec{\omega}}$$

$$\vec{I} = m \dot{\vec{r}}_S =$$

$$= m \underbrace{\vec{v}_S}_{\vec{\omega} \times \vec{r}} = m \vec{\omega} \times \vec{r}_S,$$

$$\boxed{\vec{\Pi}_O = \vec{r}_S \times \vec{I} + \vec{\Pi}_S,}$$

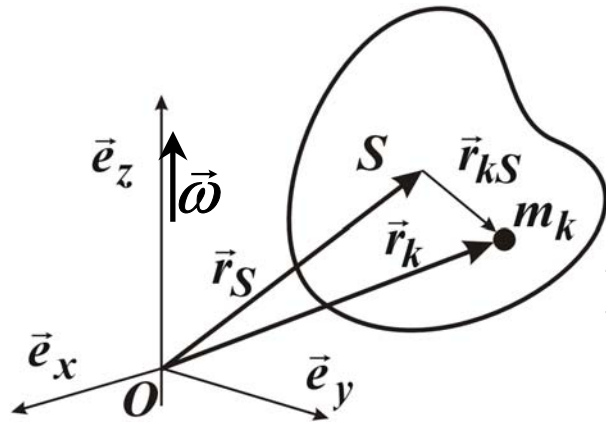
$$\boxed{\Theta_S = \sum_k m r_{kS}^2,}$$

$$\vec{\Pi}_O = \underbrace{\vec{r}_S \times \vec{\omega} \times m \vec{r}_S}_{m \vec{r}_S^2 \vec{\omega}} + \vec{\Pi}_S = (m \vec{r}_S^2 + \Theta_S) \vec{\omega},$$

a merev test  $O$  pontra vonatkoztatott perdülete a súlypontra vonatkozó perdület és a és az  $m$  tömegnek a a súlypont és a forgástengely közti sugár szerinti tehetetlenségi nyomatékából származó perdület összege

## Párhuzamos tengelyek tétele, Steiner tétel,

a merev test  $O$  pontra vonatkozó perdülete:



$$\vec{\Pi}_O = \vec{r}_S \times \vec{I} + \vec{\Pi}_S = \vec{r}_S \times m \underbrace{\vec{v}_S}_{\vec{\omega} \times \vec{r}_S} + \Theta_S \vec{\omega},$$

$$\vec{\Pi}_O = m \underbrace{\vec{r}_S \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_S)}_{\vec{r}_S^2 \vec{\omega}} + \Theta_S \vec{\omega} = \underbrace{(m \vec{r}_S^2 + \Theta_S)}_{\Theta_O} \vec{\omega},$$

Steiner tétel:  $\Theta_O = m \vec{r}_S^2 + \Theta_S,$

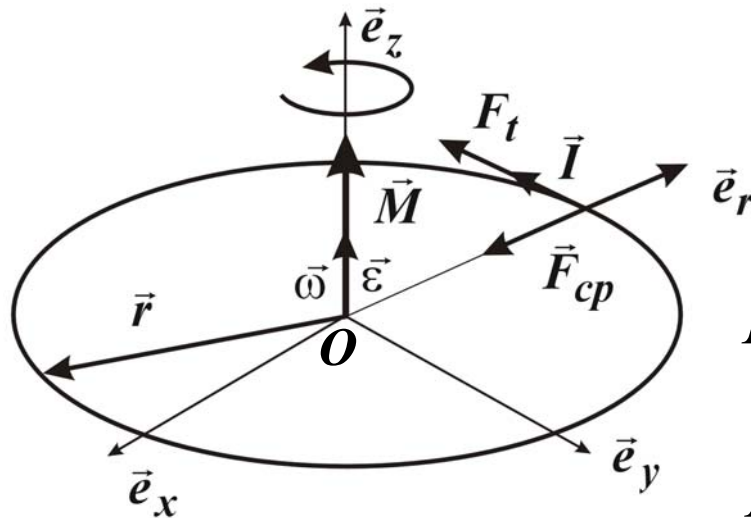
a merev test  $O$  pontra vonatkoztatott tehetetlenségi nyomatéka =  
 = a súlypontra vonatkoztatott tehetetlenségi nyomaték  
 és a forgástengelynek a súlypont távolságából és a merev test tömegéből  
 számított tehetetlenségi nyomatékok összege,

$$\Theta_S = \Theta_O - m \vec{r}_S^2,$$

**merev test súlypontra vonatkoztatott tehetetlenségi nyomatéka a legkisebb**

**2.g. Egy tömegpont  $O$  pontra vonatkozó forgató nyomatéka:**

$$\vec{M}_k = \dot{\vec{I}}_k,$$



$$[\vec{M}] = 1\text{kg} \frac{\text{m}^2}{\text{s}} \frac{1}{\text{s}} = 1\text{kg} \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \text{m} = 1\text{Nm} = 1\text{J},$$

$$\vec{M}_k = \dot{\vec{I}}_k = \frac{d}{dt} (\vec{r}_k \times \vec{I}_k) = \underbrace{\dot{\vec{r}}_k}_{\vec{v}_k} \times \vec{I}_k + \vec{r}_k \times \underbrace{\dot{\vec{I}}_k}_{\vec{F}_k},$$

$$\vec{M}_k = \underbrace{\vec{v}_k \times \vec{I}_k}_{\vec{v}_k \parallel \vec{I}_k \rightarrow 0} + \vec{r}_k \times \vec{F}_k, \quad \boxed{\vec{M}_k = \vec{r}_k \times \vec{F}_k},$$

**Matematika:**

$$\vec{u} \times (\vec{v} \times \vec{z}) = (\vec{u} \cdot \vec{z})\vec{v} - (\vec{u} \cdot \vec{v})\vec{z}$$

**forgatónyomaték**

a tangenciális erőből származik:

$$\vec{M}_k = \vec{r}_k \times (\vec{F}_t + \vec{F}_{cp}) = \vec{r}_k \times \vec{F}_t + \underbrace{\vec{r}_k \times \vec{F}_{cp}}_{\vec{r}_k \parallel \vec{F}_{cp} \rightarrow 0},$$

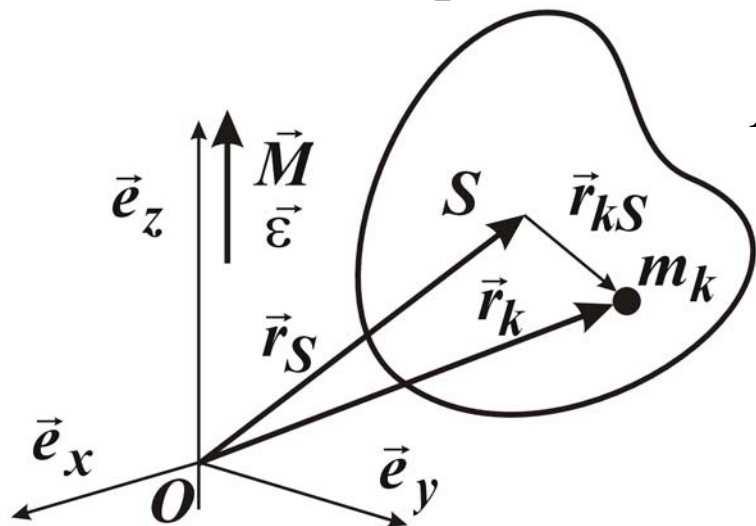
$$\vec{M}_k = \vec{r}_k \times \vec{F}_t = \underbrace{\vec{r}_k \times m_k (\vec{\varepsilon} \times \vec{r}_k)}_{(\vec{r}_k \cdot \vec{r}_k) \cdot \vec{\varepsilon} = r_k^2 \vec{\varepsilon}} = m_k r_k^2 \vec{\varepsilon} = \Theta_k \vec{\varepsilon},$$

$$\boxed{\dot{\vec{I}}_k = \Theta_k \vec{\omega},}$$

$$\Theta_k = m_k r_k^2,$$

$$\boxed{\vec{M}_k = \dot{\vec{I}}_k = \Theta_k \vec{\varepsilon},}$$

A merev test  $O$  pontra vonatkozó forgató nyomatéka:



$$\vec{M}_k = \dot{\vec{I}}_k = \frac{d}{dt}(\vec{r}_k \times \vec{I}_k) = \underbrace{\dot{\vec{r}}_k}_{\vec{v}_k} \times \vec{I}_k + \vec{r}_k \times \underbrace{\dot{\vec{I}}_k}_{\vec{F}_k},$$

$$\vec{M}_k = \dot{\vec{I}}_k = \vec{r}_k \times \vec{F}_k = \Theta_k \vec{\varepsilon}, \quad \Theta_k = m \vec{r}_k^2,$$

a merev test  $O$  pontra vonatkozó forgatónyomatéka:

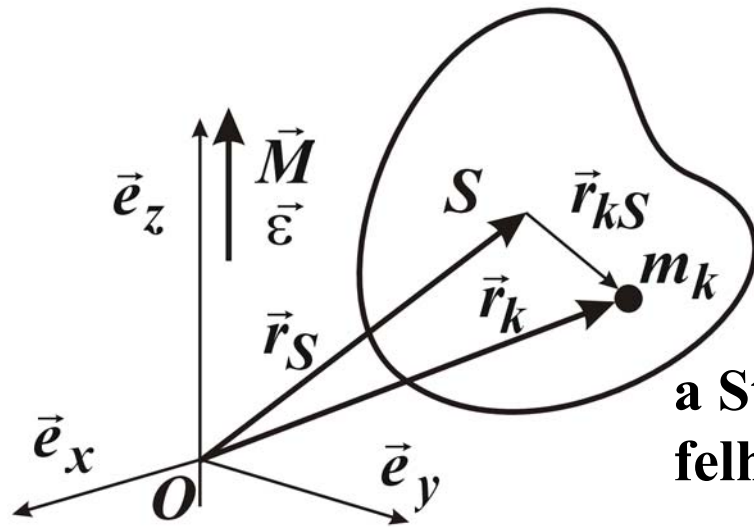
$$\vec{M}_O = \sum_k \vec{M}_k = \sum_k \dot{\vec{I}}_k = \sum_k m_k \vec{r}_k^2 \vec{\varepsilon} = \Theta_O \vec{\varepsilon}, \quad \boxed{\vec{M}_O = \Theta_O \vec{\varepsilon}},$$

a merev test perdületéből:

$$\boxed{\vec{I}_O = \Theta_O \vec{\omega}},$$

$$\boxed{\vec{M}_O = \dot{\vec{I}}_O = \Theta_O \dot{\vec{\omega}} = \Theta_O \vec{\varepsilon}},$$

**A merev test  $O$  pontra vonatkozó forgató nyomatéka súlyponti adatokkal:**



a merev test  $O$  pontra vonatkozó forgatónyomatéka:

$$\vec{M}_O = \dot{\vec{\Pi}}_O = \Theta_O \dot{\vec{\omega}} = \Theta_O \vec{\varepsilon},$$

a Steiner tételt felhasználva:

$$\Theta_O = m\vec{r}_S^2 + \Theta_S,$$

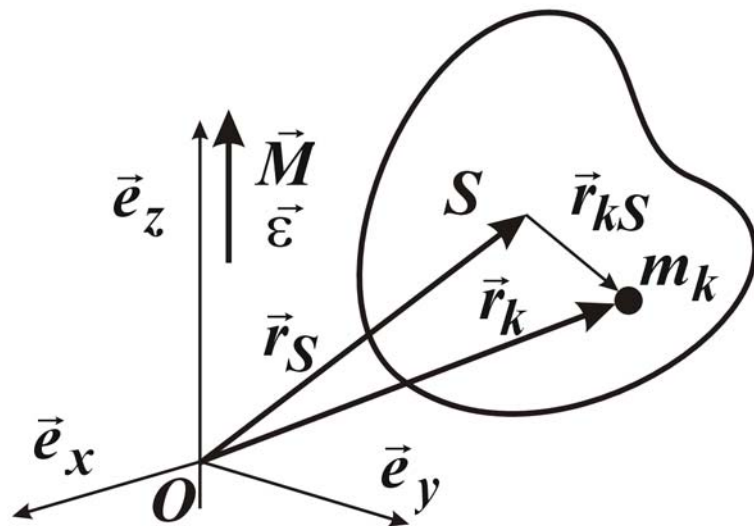
$$\vec{M}_O = \Theta_O \vec{\varepsilon} = (m\vec{r}_S + \Theta_S) \vec{\varepsilon},$$

a merev test perdülete és forgatónyomatéka a súlyponti adatokkal:

$$\vec{\Pi}_O = \vec{r}_S \times \vec{I} + \vec{\Pi}_S, \quad \vec{M}_O = \dot{\vec{\Pi}}_O = \underbrace{\frac{d}{dt}(\vec{r}_S \times \vec{I})}_{\cancel{\dot{\vec{r}}_S \times \vec{I}} + \vec{r}_S \times \dot{\vec{I}}} + \dot{\vec{\Pi}}_S = \vec{r}_S \times \vec{F} + \dot{\vec{\Pi}}_S,$$

a merev test  $O$  pontra vonatkozó forgatónyomatéka a súlypontra vonatkozó forgatónyomaték és a súlypontnak az  $O$  tengely körüli elfordulásához tartozó forgatónyomatékok összege,

## 2.h. A merev test dinamikai egyensúlya,



a merev test  $O$  pontra vonatkozó forgatónyomatéka nulla:

$$\bar{M}_O = \underbrace{\vec{r}_S \times \vec{F}}_{(1)} + \underbrace{\dot{\vec{\Pi}}_S}_{(2)} = \mathbf{0},$$

① : transzlációs egyensúlyi feltétel,

$$\vec{r}_S \times \vec{F} = \mathbf{0}, \quad \boxed{\sum_k \vec{F}_k = \mathbf{0}},$$

ha a merev testre ható erők összege nulla, az nyugalomban van, ill. egyenes vonalú egyenletes mozgást végez,

② : rotációs, v. forgási egyensúlyi feltétel,  $\dot{\vec{\Pi}}_S = \mathbf{0},$   $\boxed{\sum_k \vec{M}_k = \mathbf{0},}$   
 $\vec{M}_S = \mathbf{0},$

ha a merev testre nem hat forgatónyomaték, az nyugalomban van,

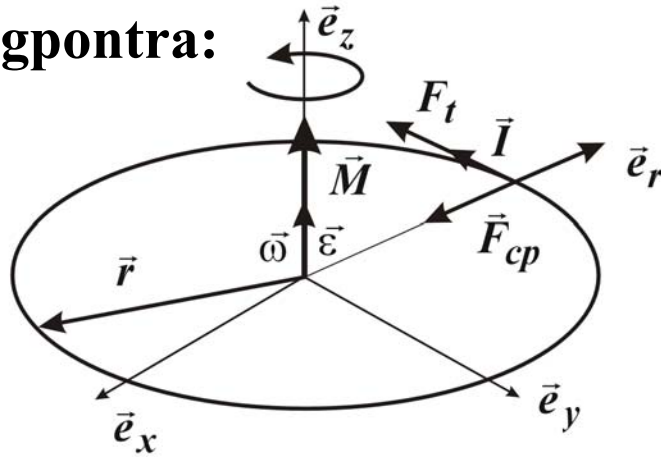
### 3. Forgó mozgás energiaviszonyai,

a vektori szorzás ciklikus

$$\vec{a} \cdot (\vec{b} \times \vec{c}) = \vec{b} \cdot (\vec{c} \times \vec{a}) = \vec{c} \cdot (\vec{a} \times \vec{b})$$

#### 3.1. A munkavégzés, energia,

tömegpontra:

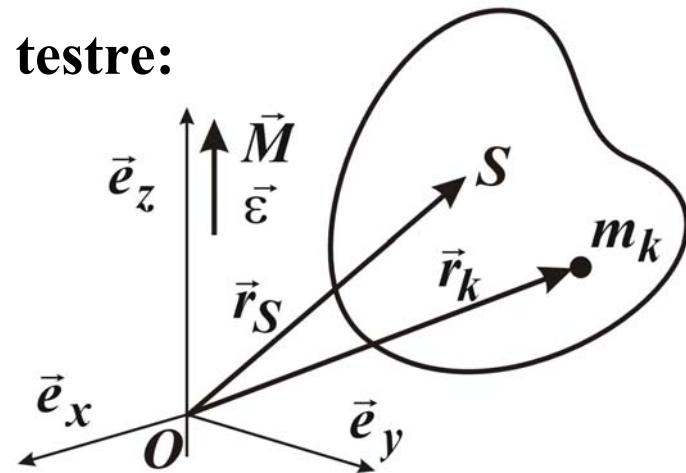


$$\frac{d\vec{r}_k}{dt} = \vec{\omega} \times \vec{r}_k$$

$$dW_k = \vec{F}_k \cdot d\vec{r}_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\omega} \times \vec{r}_k dt,$$

$$dW_k = \underbrace{\vec{\omega} dt}_{d\vec{\varphi}} \cdot \underbrace{\vec{r}_k \times \vec{F}_k}_{\vec{M}_k} = \vec{M}_k \cdot d\vec{\varphi},$$

merev testre:



$$dW = \sum_k dW_k = \sum_k \vec{M}_k \cdot d\vec{\varphi} = \vec{M} \cdot d\vec{\varphi}$$

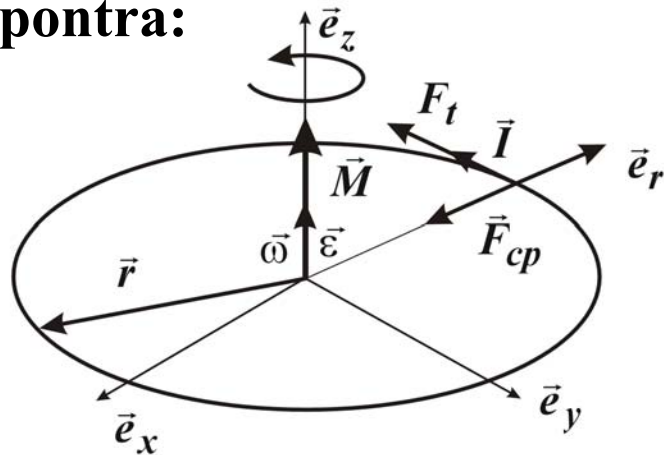
$$W = (\vec{r}_S \times \vec{F}) \cdot \vec{\varphi},$$

$$\boxed{W = \vec{M}_O \cdot \vec{\varphi}}$$



### 3.2. A forgó mozgás teljesítménye,

tömegpontra:

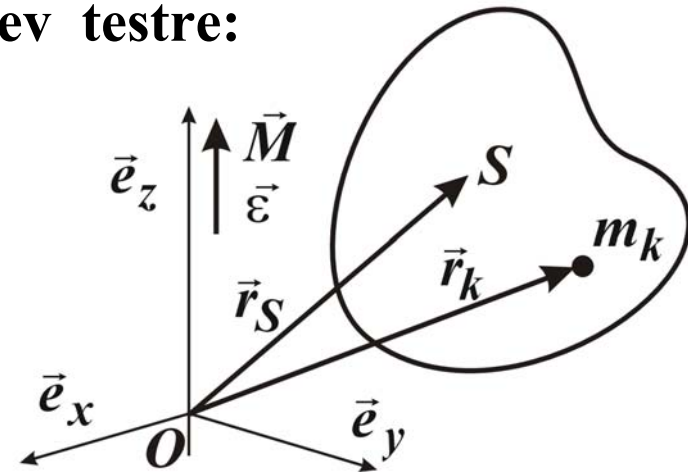


$$P_k = \frac{dW_k}{dt} = \vec{F}_k \cdot \frac{d\vec{r}_k}{dt} = \vec{F}_k \cdot \vec{v}_k,$$

$$P_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\omega} \times \vec{r}_k = \vec{\omega} \cdot \vec{r}_k \times \vec{F}_k,$$

$$\boxed{P_k = \vec{\omega} \cdot \vec{M}_k},$$

merev testre:

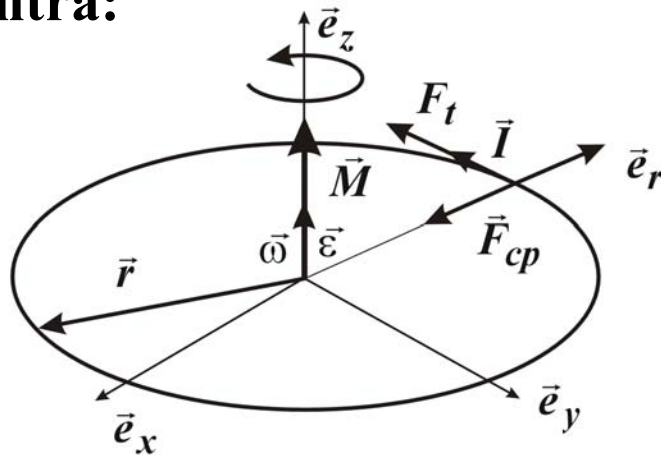


$$P = \sum_k P_k = \vec{\omega} \cdot \sum_k \vec{M}_k = \vec{\omega} \cdot \vec{M}_O,$$

$$\boxed{P = \vec{\omega} \cdot \vec{M}_O},$$

### 3.3. A mozgási energia és a perdület kapcsolata,

tömegpontra:



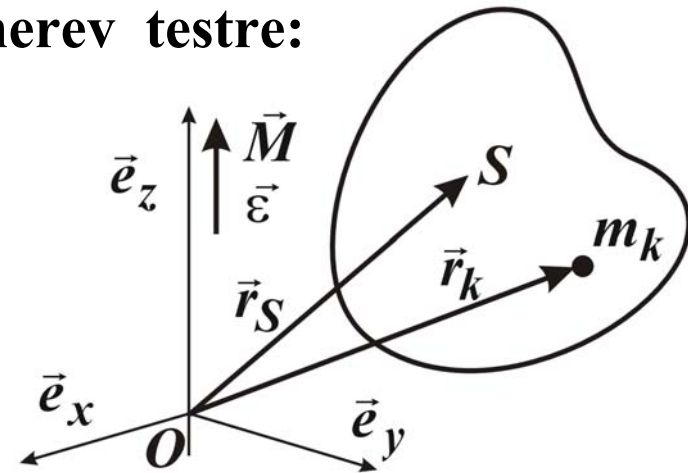
$$W_{mk} = \frac{1}{2} m_k \vec{v}_k^2 = \frac{1}{2} m_k \vec{v}_k (\vec{\omega} \times \vec{r}_k),$$

$$W_{mk} = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot (\vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k),$$

$$W_{mk} = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot (\vec{r}_k \times \vec{I}_k) = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{\Pi}_k,$$

$$W_m = \frac{1}{2} \Theta_k \vec{\omega}^2,$$

merev testre:



$$W_m = \sum_k W_{mk},$$

$$W_m = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \sum_k \vec{\Pi}_k,$$

$$W_m = \frac{1}{2} \Theta_O \vec{\omega}^2,$$

### 3.4. Merev testek haladó és forgó mozgása, Összefoglalás I

<u>haladó mozgás</u>	<u>forgó mozgás</u>
helyzetvektor, a súlypont helyzete, $\vec{r}_s \quad \vec{r}_s = \sum_k m_k \vec{r}_k / m$	szögelfordulás, $\vec{\varphi}$
sebesség, $\vec{v}_s = \dot{\vec{r}}_s$	szögsebesség, $\vec{\omega} = \dot{\vec{\varphi}}$
gyorsulás, $\vec{a}_s = \dot{\vec{v}}_s = \ddot{\vec{r}}_s$	szöggyorsulás, $\vec{\varepsilon} = \dot{\vec{\omega}} = \ddot{\vec{\varphi}}$
tömeg, $m$	tehetetlenségi nyomaték, $\Theta = \sum_k m_k \vec{r}_k^2, \quad \Theta_s = \sum_k m_k \vec{r}_{ks}^2$
impulzus, $\vec{I} = m \vec{v}_s$	az impulzus nyomaték, v. perdület, $\vec{\Pi}_s = \Theta_s \vec{\omega}$

## Merev testek haladó és forgó mozgása, Összefoglalás II

<u>haladó mozgás</u>	<u>forgó mozgás</u>
az impulzus tétel, az erő, $\vec{F} = \dot{\vec{I}} = m\dot{\vec{v}}_s = m\vec{a}_s = m\ddot{\vec{r}}_s$	az impulzus nyomaték tétel, a forgató nyomaték, $\vec{M}_s = \dot{\vec{\Pi}}_s = \Theta_s \vec{\varepsilon} = \Theta_s \dot{\vec{\omega}} = \Theta_s \ddot{\vec{\varphi}}$
erőlökézés, $d\vec{I} = \vec{F}_s dt$	nyomaték lökézés, $d\vec{\Pi}_s = \vec{M}_s dt$
elemi munka, $dW = \vec{F} \cdot d\vec{r}$	elemi munka, $dW = \vec{M} \cdot d\vec{\varphi}$
a teljesítmény, $P = dW/dt = \vec{F} \cdot \vec{v}_s$	teljesítmény, $P = dW/dt = \vec{M} \cdot \vec{\omega}$
a kinetikus, mozgási energia, $W_m = \frac{1}{2} m \vec{v}_s^2$	a kinetikus, forgási energia, $W_m = \frac{1}{2} \Theta \vec{\omega}^2$

## 4. Merev testek egyensúlya, Statika

transzlációs egyensúly és rotációs v. forgási egyensúly:

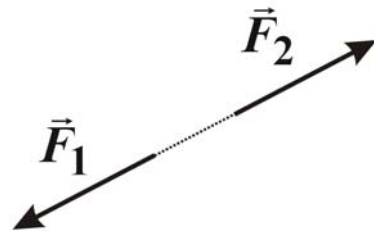
$$\boxed{\sum_k \vec{F}_k = 0,}$$

$$\boxed{\sum_k \vec{M}_k = 0,}$$

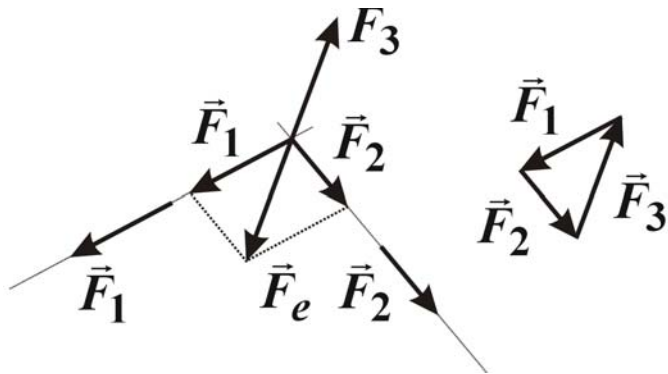
### 4.1. Axiómák:

a) Az erő: vektor mennyiség,  
van: nagysága és iránya, hatásvonala, támadási pontja,  
eredője: vektoriálisan összegződik,

b) Két erő egyensúlya: két közös hatásvonalú, azonos nagyságú,  
ellentétes irányú erő egyensúlyban van, ha eredőjük nulla,



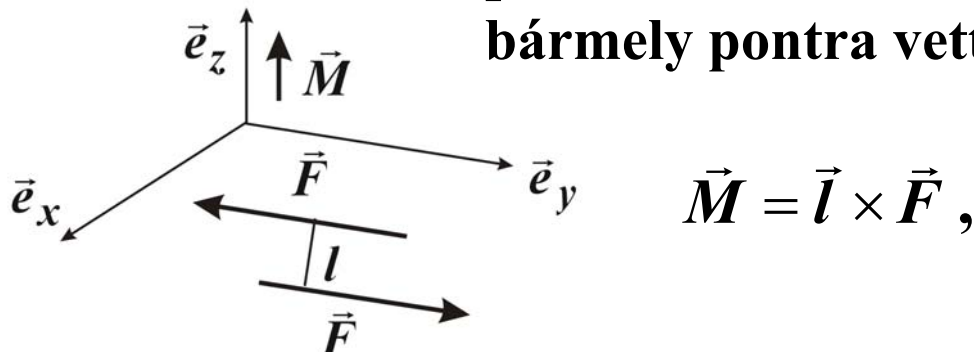
c) Három erő egyensúlya: ha a három erő egy síkban van, hatásvonalaik egy pontban metszik egymást, zárt sokszöget alkotnak, a vektorok nyílfolyama egységes,



$$\vec{F}_e = -\vec{F}_3,$$

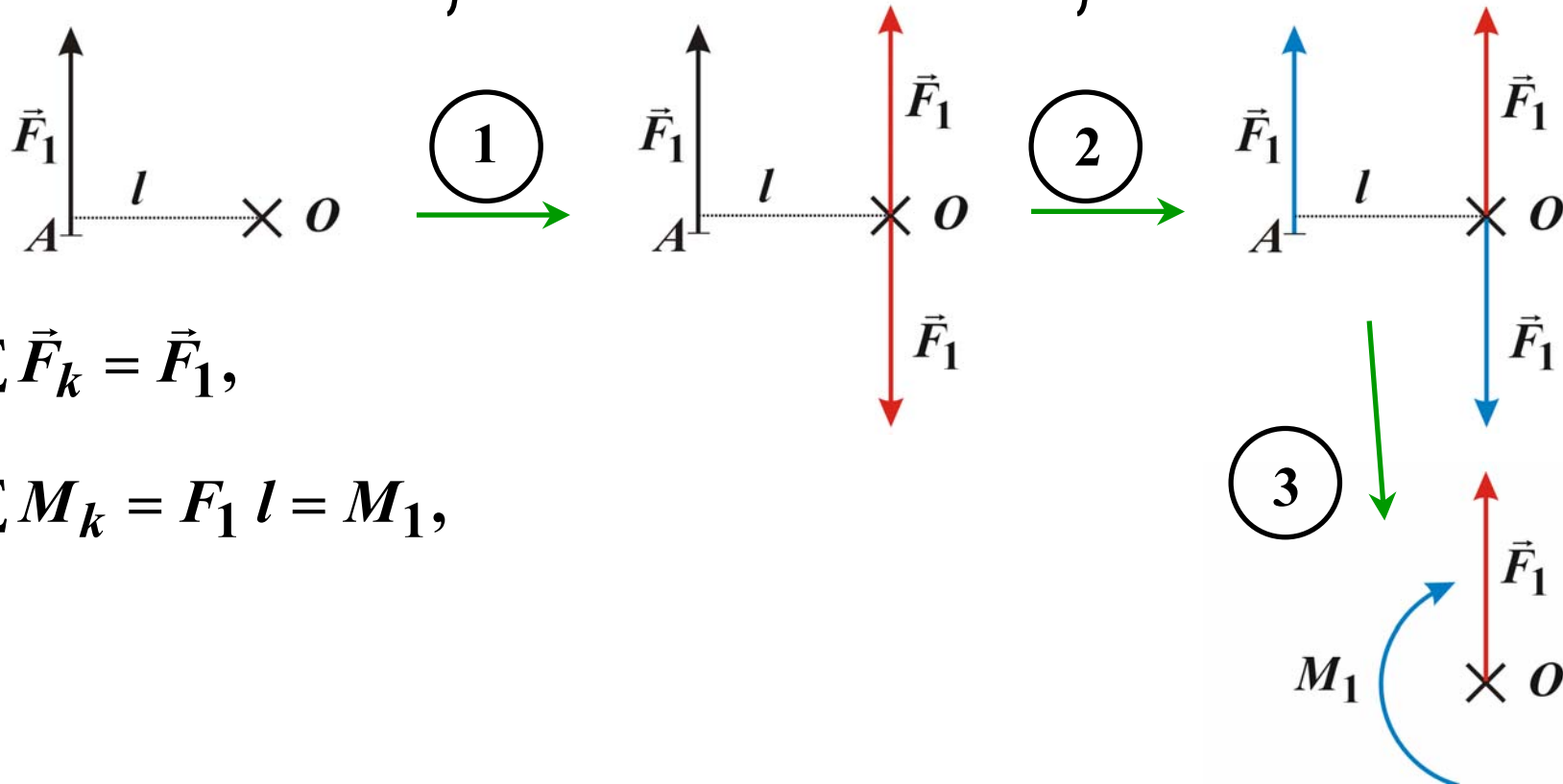
d) Speciális eset: erőpár:

két egyenlő nagyságú, ellentétes irányú, párhuzamos hatásvonalú erők, bármely pontra vett forgatónyomatéka azonos,



## 4.2. Erőrendszer redukálása egy pontba:

az  $A$  pontban ható erők eredője redukálható az  $O$  pontba, } az  $O$  pontokban elhelyezett két ellentétes irányú, azonos nagyságú erővel, } amely az  $O$  pontban a erő nagyságát és forgató nyomatékát adja

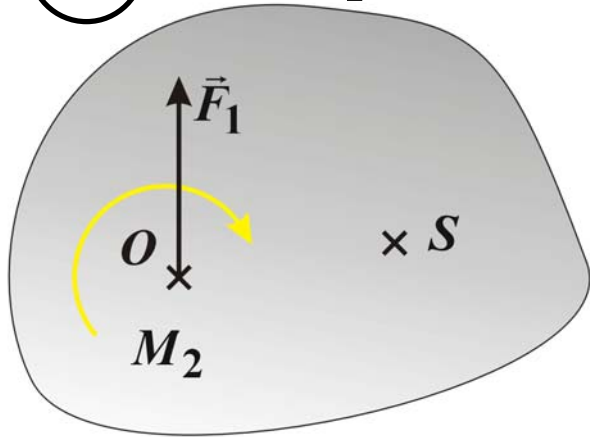


$$\sum_k \vec{F}_k = \vec{F}_1,$$

$$\sum_k M_k = F_1 l = M_1,$$

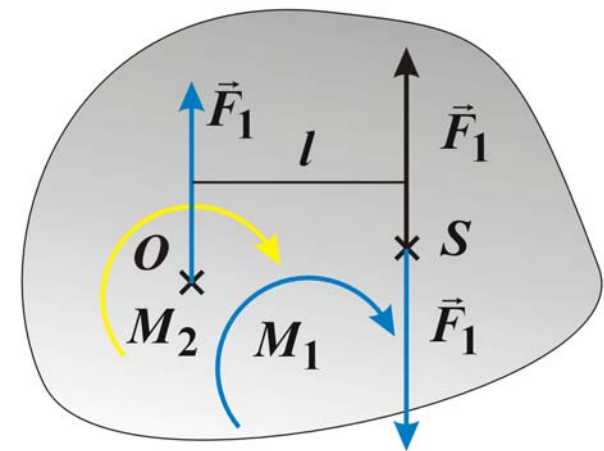
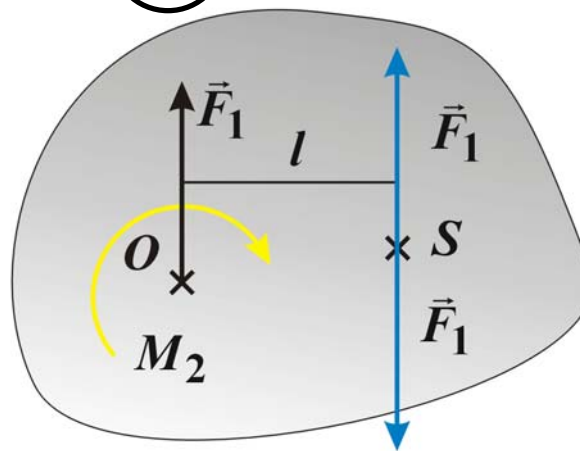
### 4.3. Merev testre ható erőrendszer redukálható a súlypontba

1 Az  $O$  pontban hat az  $F_1$  erő és az  $M_2$  forgató nyomaték,

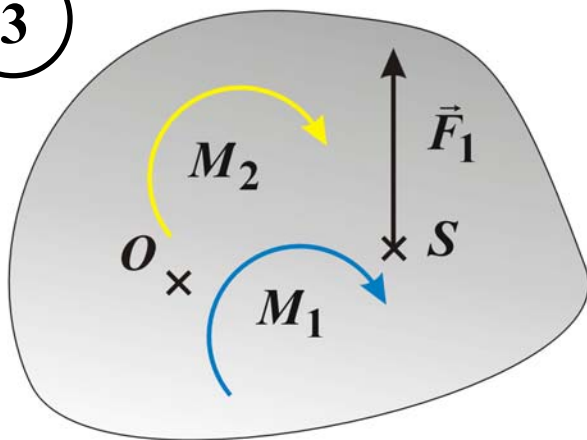


Az  $F_1$  erő redukciója az  $S$  súlypontba:  
az  $F_1$  erő hat az  $S$  pontban és fellép  
az  $M_1$  forgató nyomaték,

2



3



az eredmény a súlypontban ható  $F_1$  erő és az  
 $M_1 + M_2$  forgatónyomatékok összege,



# C) Merev testek kényszermozgása,

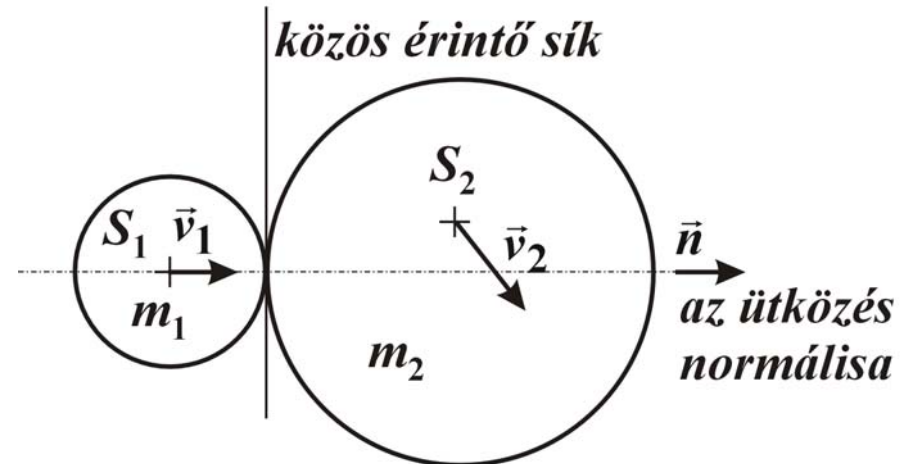
## 1. Két merev test ütközése,

### Feltételek:

- rövid idő alatt,  $t$  és  $t+\Delta t$  idő alatt következnek be,  $\Delta t \rightarrow 0$ ,
- ez alatt a test helyzetét nem változtatja meg,
- csak a két test kölcsönhatását vizsgáljuk,  
a külső erők hatásától eltekintünk,

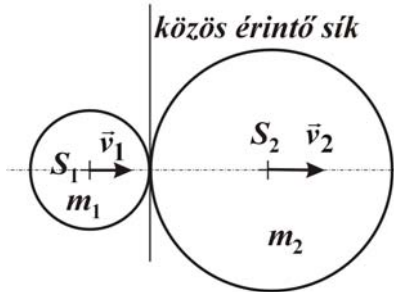
### Alapfogalmak:

- a közös érintő sík,
- az ütközés normálisa,

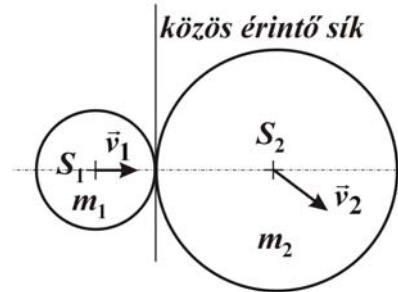


## 1.1. Az ütközés osztályozása, I:

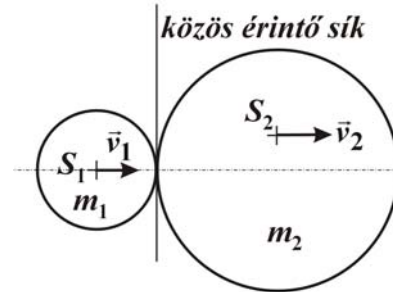
- egyenes az ütközés, ha az ütközés pillanatában a két test súlypontjának sebessége párhuzamos az ütközési normálissal,
- ferde az ütközés, ha az ütközés pillanatában a két test súlypontjának sebessége nem párhuzamos az ütközési normálissal,
- az ütközés centrikus, ha az ütközési normális átmegy a testek súlypontjain,
- az ütközés excentrikus, ha az ütközési normális nem megy át a testek súlypontjain



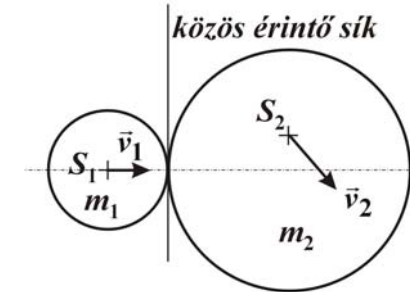
centrikus, egyenes,  
ütközés



centrikus, ferde  
ütközés



excentrikus, egyenes,  
ütközés



excentrikus, ferde,  
ütközés

## Az ütközés osztályozása, II:

- az ütközés rugalmas, ha a két test mozgásmennyisége és mozgási energiája az ütközés során nem változik,
  - ütközés előtt a két test impulzusa  $\vec{I}(t)$ , utána  $\vec{I}(t + \Delta t)$ ,
  - ütközés előtt a két test mozgási energiája  $W(t)$ , utána  $W(t + \Delta t)$ ,

az impulzus és energia megmaradási tételek alapján:

$$\vec{I}(t) - \vec{I}(t + \Delta t) = \mathbf{0}, \rightarrow \vec{I}(t) = \vec{I}(t + \Delta t),$$

$$W(t) - W(t + \Delta t) = \mathbf{0}, \rightarrow W(t) = W(t + \Delta t),$$

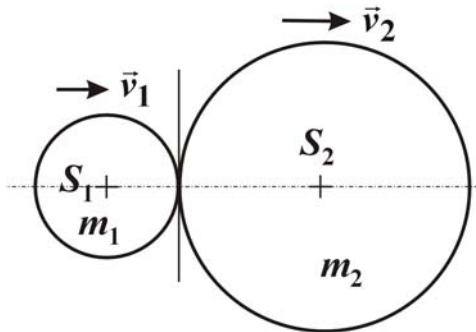
- az ütközés rugalmatlan, ha a két test mozgásmennyisége az ütközés során nem változik, az ütközés előtti mozgási energiája azonban veszteség formájában hő és hang energiává alakul,

$$\vec{I}(t) - \vec{I}(t + \Delta t) = \mathbf{0}, \rightarrow \vec{I}(t) = \vec{I}(t + \Delta t),$$

$$W(t) \neq \mathbf{0}, \quad W(t + \Delta t) = \mathbf{0},$$

## 1.2. Centrikus ütközések, az ütközési normális átmegy a testek súlypontjain

a) Rugalmatlan ütközés, a két test mozgásmennyisége az ütközés során nem változik



ütközés előtt a tömegek sebessége:  $\vec{v}_1, \vec{v}_2$ ,  
ütközés után a tömegek közös sebessége:  $\vec{u}$ ,

a tömegek ütközés előtti impulzusa megegyezik az ütközés utáni impulzussal (az impulzus vektor, az egyenlőség a vektor komponensekre áll fenn):

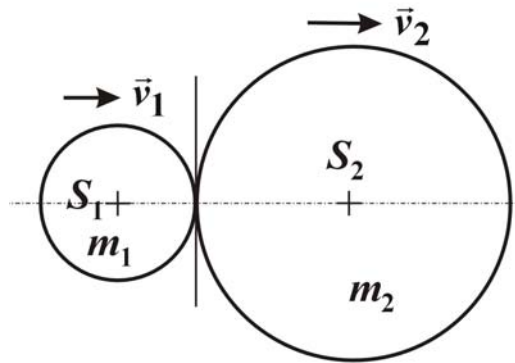
$$m_1 \vec{v}_1 + m_2 \vec{v}_2 = (m_1 + m_2) \vec{u},$$

ütközés után a tömegek közös sebessége:  $\vec{u} = \frac{m_1 \vec{v}_1 + m_2 \vec{v}_2}{m_1 + m_2},$

az ütközési normális irányú komponensére:  $u_n = \frac{m_1 v_{1n} + m_2 v_{2n}}{m_1 + m_2},$

az ütközés érintősík irányú komponensére:  $u_\tau = \frac{m_1 v_{1\tau} + m_2 v_{2\tau}}{m_1 + m_2},$

**1. példa, rugalmatlan, centrikus ütközés előtt a két tömeg azonos irányban mozog,**

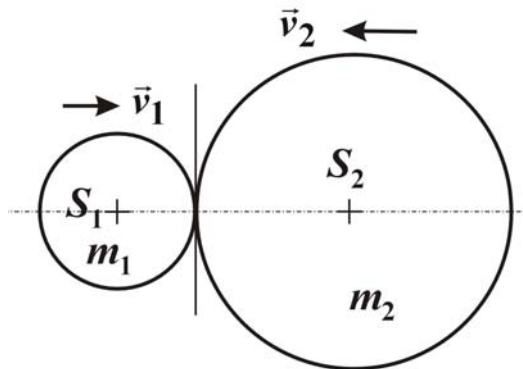


$$m_1 = 5 \text{ kg}, \quad v_1 = 5 \text{ m/s}, \quad m_2 = 10 \text{ kg}, \quad v_2 = 3 \text{ m/s},$$

$$u = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2} = \frac{5 \cdot 5 + 10 \cdot 3}{15} = 3,6667 \text{ m/s},$$

**a két tömeg azonos irányban folytatja a mozgást,**

**2. példa, rugalmatlan, centrikus ütközés előtt a két tömeg ellentétes irányban, egymással szemben mozog,**



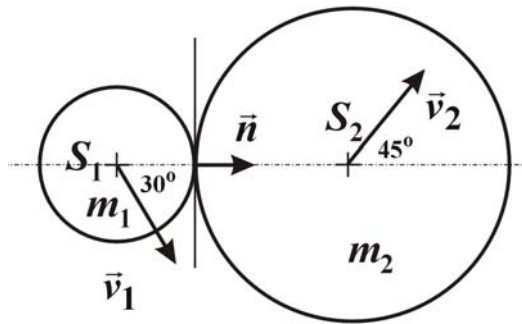
$$m_1 = 5 \text{ kg}, \quad v_1 = 3 \text{ m/s},$$

$$m_2 = 10 \text{ kg}, \quad v_2 = 5 \text{ m/s},$$

$$u = \frac{m_1 v_1 - m_2 v_2}{m_1 + m_2} = \frac{5 \cdot 3 - 10 \cdot 5}{15} = -2,3333 \text{ m/s},$$

**ütközés után az 1. tömeg sebessége ellenkező irányú lesz,**

### 3. példa, Két tömeg centrikus, rugalmatlan, ferde ütközése,



$$m_1 = 5 \text{ kg}, \quad v_1 = 5 \text{ m/s}, \quad \alpha_1 = 30^\circ,$$

$$m_2 = 10 \text{ kg}, \quad v_2 = 3 \text{ m/s}, \quad \alpha_2 = 45^\circ,$$

$$m_1 \vec{v}_1 + m_2 \vec{v}_2 = (m_1 + m_2) \vec{u},$$

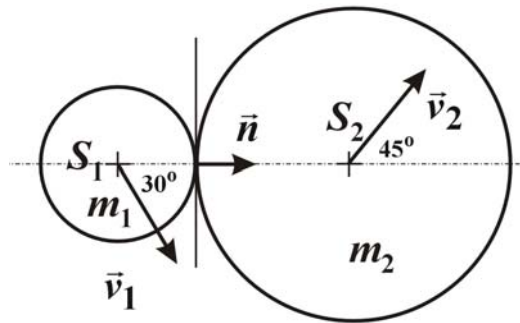
$$m_1 v_{1n} + m_2 v_{2n} = (m_1 + m_2) u_n, \quad m_1 v_{1\tau} + m_2 v_{2\tau} = (m_1 + m_2) u_\tau,$$

az ütközési normális irányába eső sebesség komponensek:

$$v_{1n} = 5 \cdot \cos 30^\circ = 4,3301 \text{ m/s}, \quad v_{2n} = 3 \cdot \cos 45^\circ = 2,1213 \text{ m/s},$$

ütközés után az ütközési normális irányú sebesség:

$$u_n = \frac{m_1 v_{1n} + m_2 v_{2n}}{m_1 + m_2}, \quad u_n = \frac{5 \cdot 4,3301 + 10 \cdot 2,1213}{15} = 2,8576 \text{ m/s},$$



$$m_1 = 5 \text{ kg}, \quad v_1 = 5 \text{ m/s}, \quad \alpha_1 = 30^\circ,$$

$$m_2 = 10 \text{ kg}, \quad v_2 = 3 \text{ m/s}, \quad \alpha_2 = 45^\circ,$$

ütközés előtt az érintősík irányú sebesség komponensek:

$$v_{1\tau} = -5 \cdot \sin 30^\circ = -2,5000 \text{ m/s}, \quad v_{2\tau} = 3 \cdot \sin 45^\circ = 2,1213 \text{ m/s},$$

ütközés után az érintősík irányú sebesség:

$$u_\tau = \frac{m_1 v_{1\tau} + m_2 v_{2\tau}}{m_1 + m_2}, \quad u_\tau = \frac{-2,5 \cdot 5 + 10 \cdot 2,1213}{15} = 0,5809 \text{ m/s},$$

ütközés után a közös sebesség nagysága:  $u = \sqrt{u_n^2 + u_\tau^2} = \sqrt{2,8576^2 + 0,5809^2} = 2,9160 \text{ m/s},$

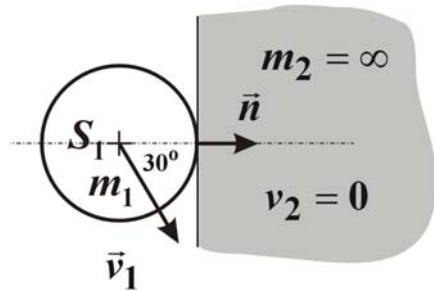
ütközés után a közös sebesség iránya az ütközési normálisához:

$$\alpha = \arctan\left(\frac{u_\tau}{u_n}\right) = \arctan\left(\frac{0,5809}{2,8576}\right) = 11,4907^\circ,$$

**4. példa, Végtelen tömeghez, falhoz való rugalmatlan ütközés esetén**

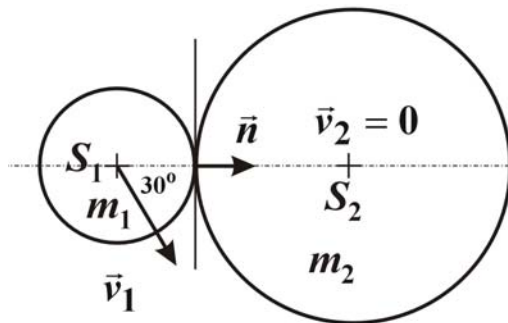
a végtelen nagy tömeg elnyeli az impulzust,

a normális irányú komponens:



$$m_1 v_{1n} + 0 = (m_1 + m_2) u_n, \rightarrow u_n = 0, \quad \left( \begin{array}{l} \text{szorzat} \\ \text{értéke} \end{array} \right)$$
$$m_1 v_{1\tau} + 0 = m_1 u_\tau, \rightarrow u_\tau = v_{1\tau},$$

**5. példa, rugalmatlan ferde ütközés álló tömeghez:**



$$m_1 = 5 \text{ kg}, \quad v_1 = 3 \text{ m/s}, \quad m_2 = 10 \text{ kg}, \quad v_2 = 0,$$

az ütközési normális és tangenciális irányába eső sebesség komponensek:

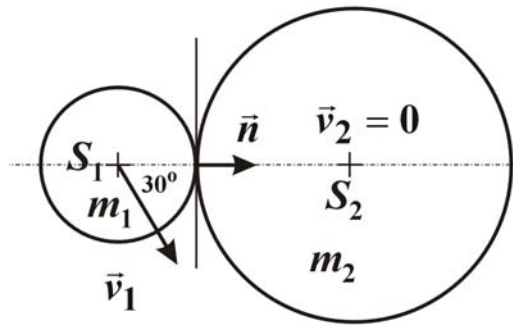
$$v_{1n} = 3 \cdot \cos 30^\circ = 2,5981 \text{ m/s}, \quad v_{1\tau} = 3 \cdot \sin 30^\circ = 1,5 \text{ m/s},$$

az ütközés előtti és utáni impulzusok egyenlőségéből

a normális irányú sebesség komponens:

$$u_n = \frac{m_1 v_{1n}}{m_1 + m_2} = \frac{5 \cdot 2,5981}{15} = 0,8660 \text{ m/s},$$





az ütközés előtti és utáni impulzusok egyenlőségéből  
a tangenciális irányú sebesség komponens:

$$u_{\tau} = \frac{m_1 v_{1\tau}}{m_1 + m_2} = \frac{5 \cdot 1,5}{15} = 0,5 \text{ m/s,}$$

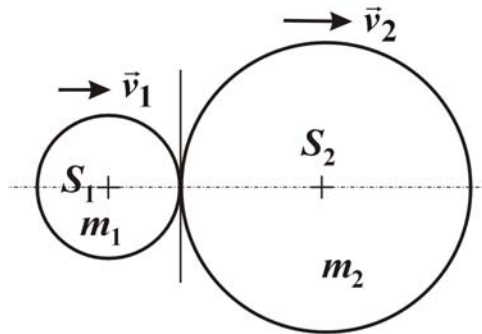
ütközés után a közös sebesség nagysága:

$$u = \sqrt{u_n^2 + v_{\tau}^2} = \sqrt{0,8660^2 + 0,5^2} = 1,0 \text{ m/s,}$$

a sebesség iránya a ütközési normálisához:

$$\alpha = \arctan\left(\frac{u_{\tau}}{u_n}\right) = \arctan\left(\frac{0,5}{0,866}\right) = 30,0^{\circ},$$

**b) Rugalmas ütközéskor** az impulzusok mellett a tömegek kinetikai energiája is változatlan,



ütközés előtt a tömegek sebessége:  $\vec{v}_1, \vec{v}_2$ ,  
 ütközés után a tömegek sebessége:  $\vec{u}_1, \vec{u}_2$ ,  
 az impulzusra és a kinetikus energiára  
 vonatkozó egyenletek:

$$\left. \begin{aligned} m_1 \vec{v}_1 + m_2 \vec{v}_2 &= m_1 \vec{u}_1 + m_2 \vec{u}_2, \\ \frac{1}{2} m_1 \vec{v}_1^2 + \frac{1}{2} m_2 \vec{v}_2^2 &= \frac{1}{2} m_1 \vec{u}_1^2 + \frac{1}{2} m_2 \vec{u}_2^2, \end{aligned} \right\} \longrightarrow \begin{cases} m_1 (\vec{v}_1 - \vec{u}_1) = m_2 (\vec{u}_2 - \vec{v}_2), \\ \frac{1}{2} m_1 (\vec{v}_1^2 - \vec{u}_1^2) = \frac{1}{2} m_2 (\vec{u}_2^2 - \vec{v}_2^2), \end{cases}$$

$$\begin{aligned} m_1 (\vec{v}_1 - \vec{u}_1) &= m_2 (\vec{u}_2 - \vec{v}_2), \\ (\vec{v}_1 + \vec{u}_1) &= (\vec{u}_2 + \vec{v}_2), \end{aligned}$$

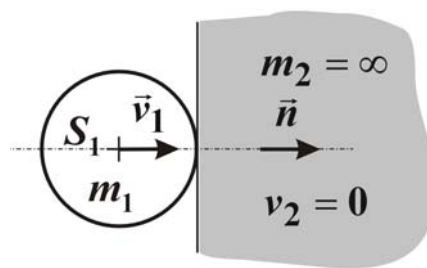
nevezetes  
szorzatok:

$$\frac{1}{2} \frac{m_1 (\vec{v}_1^2 - \vec{u}_1^2)}{m_1 (\vec{v}_1 - \vec{u}_1)} = \frac{1}{2} \frac{m_2 (\vec{u}_2^2 - \vec{v}_2^2)}{m_2 (\vec{u}_2 - \vec{v}_2)},$$

a második egyenletet  
elosztva az elsővel:

a két egyenletből, ha normális és tangenciális sebességekre bontjuk,  
 négy egyenlethez jutunk, az ismeretlen sebességek meghatározhatók,

**6. példa, Végtelen tömeghez, falhoz való rugalmas ütközés esetén:**

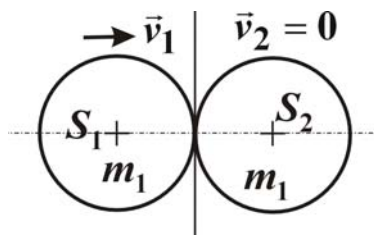


$$\left. \begin{aligned} m_1 \vec{v}_1 + \mathbf{0} &= m_1 \vec{u}_1 + \mathbf{0}, \rightarrow m_1 (\vec{v}_1 - \vec{u}_1) = \mathbf{0}, \\ \frac{1}{2} m_1 \vec{v}_1^2 &= \frac{1}{2} m_1 \vec{u}_1^2, \rightarrow \frac{1}{2} m_1 (\vec{v}_1^2 - \vec{u}_1^2) = \mathbf{0}, \end{aligned} \right\} \begin{aligned} \vec{v}_1 + \vec{u}_1 &= \mathbf{0}, \\ \vec{u}_1 &= -\vec{v}_1, \end{aligned}$$

a tömeg a falról visszapattan,

**7. példa, rugalmas ütközés álló tömeghez: ha a két tömeg egyenlő,**

az impulzusok egyenlőségéből:



$$v_1 = u_1 + u_2, \rightarrow v_1 - u_1 = u_2,$$

a kinetikus energiákra vonatkozó egyenletből:

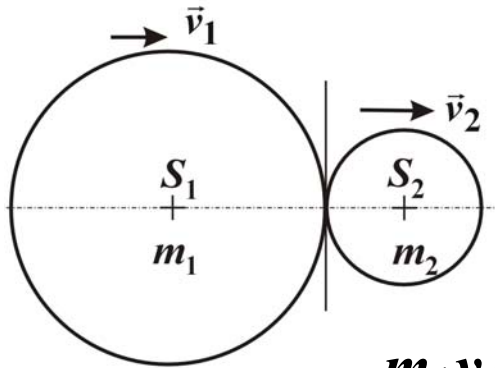
$$v_1^2 = u_1^2 + u_2^2, \rightarrow v_1 + u_1 = u_2,$$

a két egyenlet megoldásából:  $u_1 = 0$ ,  $u_2 = v_1$ ,

az első tömeg elveszti sebességét, megáll,

míg a másik tömeg az első sebességével halad tovább,

**8. példa, Két tömeg centrikus rugalmas ütközése,**



$$m_1 = 5 \text{ g}, \quad v_1 = 6 \text{ m/s},$$

$$m_2 = 4 \text{ g}, \quad v_2 = 2 \text{ m/s},$$

ütközés előtti és utáni impulzusok egyenlőségéből:

$$m_1 v_1 + m_2 v_2 = m_1 u_1 + m_2 u_2, \rightarrow m_1(v_1 - u_1) = m_2(u_2 - v_2),$$

ütközés előtti és utáni kinetikus energiák egyenlőségéből:

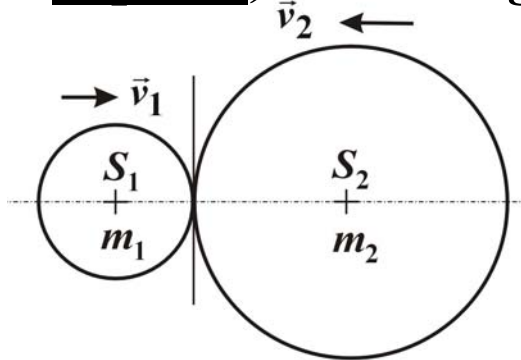
$$m_1 v_1^2 + m_2 v_2^2 = m_1 u_1^2 + m_2 u_2^2, \rightarrow m_1(v_1^2 - u_1^2) = m_2(u_2^2 - v_2^2),$$

a második egyenletet elosztva az elsővel, a megoldandó egyenletek:

$$\left. \begin{array}{l} m_1(v_1 - u_1) = m_2(u_2 - v_2), \\ (v_1 + u_1) = (u_2 + v_2), \end{array} \right\} \rightarrow \left. \begin{array}{l} 5(6 - u_1) = 4(u_2 - 2), \\ (6 + u_1) = (u_2 + 2), \end{array} \right\}$$

$$\left. \begin{array}{l} 30 - 5u_1 = 4u_2 - 8, \\ -24 - 4u_1 = -4u_2 - 8, \end{array} \right\} \rightarrow \underline{\underline{u_1 = \frac{22}{9} \text{ m/s}}}, \quad \left. \begin{array}{l} 30 - 5u_1 = 4u_2 - 8, \\ 30 + 5u_1 = 5u_2 + 10, \end{array} \right\} \rightarrow \underline{\underline{u_2 = \frac{58}{9} \text{ m/s}}},$$

**9. példa, Két tömeg centrikus rugalmas ütközése,**



$$m_1 = 3 \text{ g}, \quad v_1 = 5 \text{ m/s},$$

$$m_2 = 4 \text{ g}, \quad v_2 = 2 \text{ m/s},$$

ütközés előtti és utáni impulzusok egyenlőségéből:

$$m_1 v_1 - m_2 v_2 = m_1 u_1 + m_2 u_2, \rightarrow m_1(v_1 - u_1) = m_2(u_2 + v_2),$$

ütközés előtti és utáni kinetikus energiák egyenlőségéből:

$$m_1 v_1^2 + m_2 v_2^2 = m_1 u_1^2 + m_2 u_2^2, \rightarrow m_1(v_1^2 - u_1^2) = m_2(u_2^2 - v_2^2),$$

a második egyenletet elosztva az elsővel, a megoldandó egyenletek:

$$\left. \begin{aligned} m_1(v_1 - u_1) &= m_2(u_2 + v_2), \\ (v_1 + u_1) &= (u_2 - v_2), \end{aligned} \right\} \rightarrow \left. \begin{aligned} 3(5 - u_1) &= 4(u_2 + 2), \\ (5 + u_1) &= (u_2 - 2), \end{aligned} \right\}$$

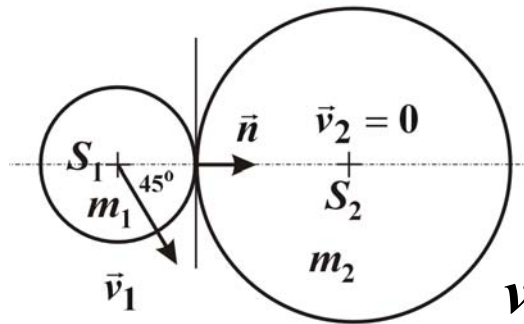
$$\left. \begin{aligned} 15 - 3u_1 &= 4u_2 + 8, \\ -20 - 4u_1 &= -4u_2 + 8, \end{aligned} \right\} \rightarrow \underline{u_1 = -\frac{20}{7} \text{ m/s}}, \quad \left. \begin{aligned} 15 - 3u_1 &= 4u_2 + 8, \\ 15 + 3u_1 &= 3u_2 - 6, \end{aligned} \right\} \rightarrow \underline{u_2 = \frac{28}{7} \text{ m/s}},$$

az 1. tömeg visszafordul, a 2. tömeg tovább halad,

**10. példa, Két tömeg centrikus, rugalmas, ferde ütközése,**

$$m_1 = 1 \text{ kg}, \quad v_1 = 2 \text{ m/s},$$

$$m_2 = 7 \text{ kg}, \quad v_2 = 0,$$



a  $\vec{v}_1$  sebesség komponensei:

$$v_{1n} = 2 \cdot \cos 30^\circ = 1,7321 \text{ m/s}, \quad v_{1\tau} = 2 \cdot \sin 30^\circ = 1 \text{ m/s},$$

az ütközés előtti és utáni impulzusok,

valamint a mozgási energiák egyenlőségéből:

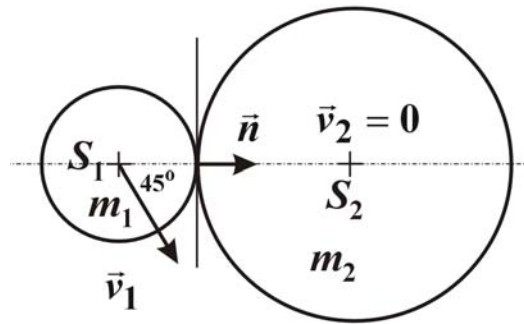
$$m_1(\vec{v}_1 - \vec{u}_1) = m_2(\vec{u}_2 - \vec{v}_2),$$

$$(\vec{v}_1 + \vec{u}_1) = (\vec{u}_2 + \vec{v}_2),$$

az ütközési normális irányú sebesség komponensek

$$\left. \begin{aligned} m_1(v_{1n} - u_{1n}) &= m_2(u_{2n} - v_{2n}), \\ (v_{1n} + u_{1n}) &= (u_{2n} + v_{2n}), \end{aligned} \right\} \begin{aligned} (1,7321 - u_{1n}) &= 7u_{2n}, \\ (1,7321 + u_{1n}) &= u_{2n}, \end{aligned}$$

a két egyenlet megoldásából  $u_{1n} = -1,2991 \text{ m/s}, \quad u_{2n} = 0,4330 \text{ m/s},$



$$m_1 = 1 \text{ kg}, \quad v_1 = 2 \text{ m/s},$$

$$m_2 = 7 \text{ kg}, \quad v_2 = 0,$$

a  $\vec{v}_1$  sebesség komponensei:

$$v_{1n} = 2 \cdot \cos 30^\circ = 1,7321 \text{ m/s}, \quad v_{1\tau} = 2 \cdot \sin 30^\circ = 1 \text{ m/s},$$

az ütközés előtti és utáni impulzusok,  
valamint a mozgási energiák egyenlőségéből:

$$m_1(\vec{v}_1 - \vec{u}_1) = m_2(\vec{u}_2 - \vec{v}_2),$$

$$(\vec{v}_1 + \vec{u}_1) = (\vec{u}_2 + \vec{v}_2),$$

az ütközés érintősík irányú sebesség komponensek

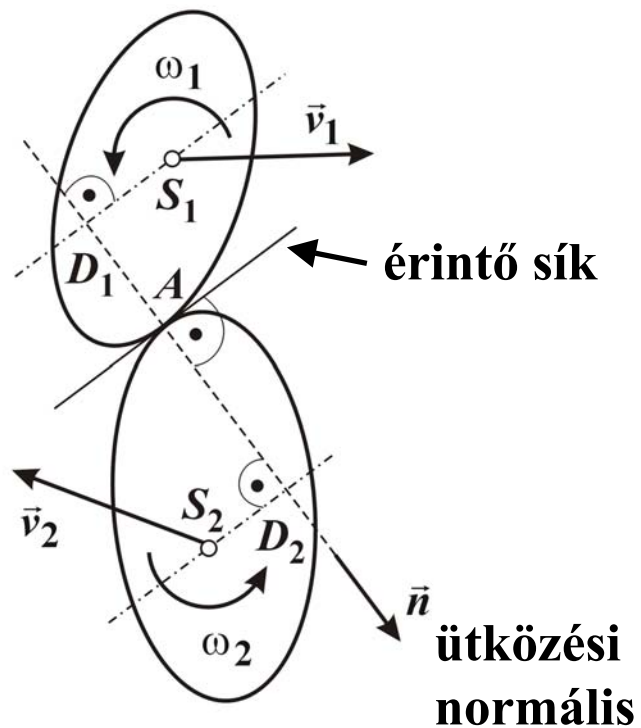
$$\left. \begin{aligned} m_1(v_{1\tau} - u_{1\tau}) &= m_2(u_{2\tau} - v_{2\tau}), \\ (v_{1\tau} + u_{1\tau}) &= (u_{2\tau} + v_{2\tau}), \end{aligned} \right\} \begin{aligned} (1 - u_{1\tau}) &= 7u_{2\tau}, \\ (1 + u_{1\tau}) &= u_{2\tau}, \end{aligned} \left. \begin{aligned} u_{1\tau} &= -0,7500 \text{ m/s}, \\ u_{2\tau} &= 0,2500 \text{ m/s}, \end{aligned} \right\}$$

az 1. tömeg ütközés utáni sebessége és iránya:  $u_1 = 1.5000 \text{ m/s}$ ,  $\alpha_1 = -150^\circ$ ,

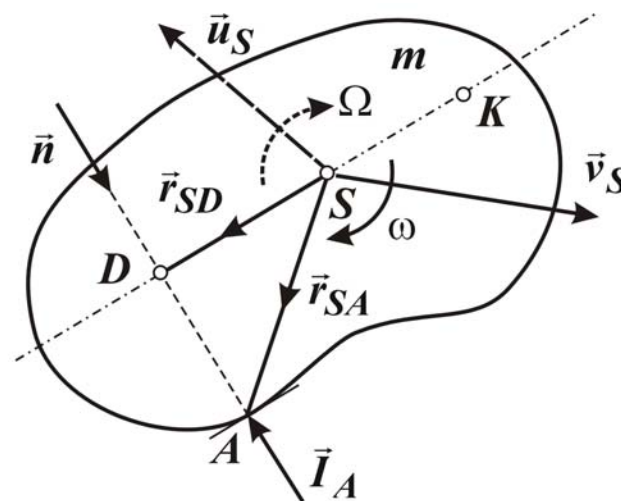
az 2. tömeg ütközés utáni sebessége és iránya:  $u_2 = 0.5000 \text{ m/s}$ ,  $\alpha_2 = 30^\circ$ ,

az 1. tömeg visszalökődik, a két tömeg ellentétes irányban indul el,

### 1.3. Excentrikus ütközések,



#### 1. merev test



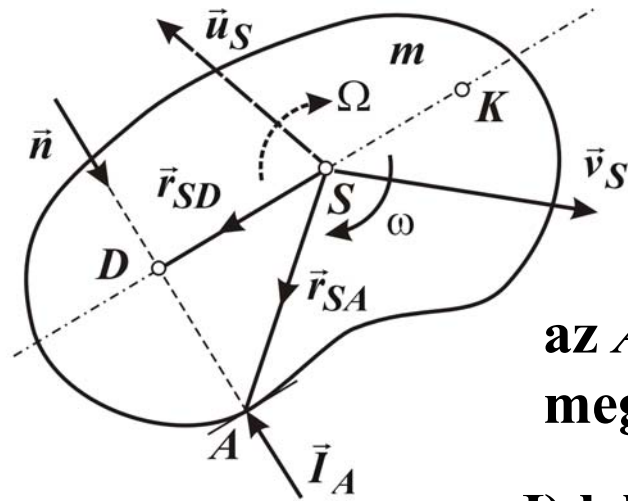
a súlypont ütközés előtti sebessége és szögsebessége:  $\vec{v}_S, \omega,$

a súlypont ütközés utáni sebessége és szögsebessége:  $\vec{u}_S, \Omega,$

az  $A$  ütközési pontban a merev testet impulzus éri, megváltozik a test a sebessége és a perdülete:



## 1. merev test



a súlypont ütközés előtti  
sebessége és szögsebessége:  $\vec{v}_S, \omega,$

a súlypont ütközés utáni  
sebessége és szögsebessége:  $\vec{u}_S, \Omega,$

az  $A$  ütközési pontban a merev testet impulzus éri,  
megváltozik a test a sebessége és a perdülete:

### I) lehetséges megoldás:

Az ütközés előtti és utáni impulzusok egyenlőségéből:  $\vec{I}_A + m\vec{v}_S = m\vec{u}_S,$

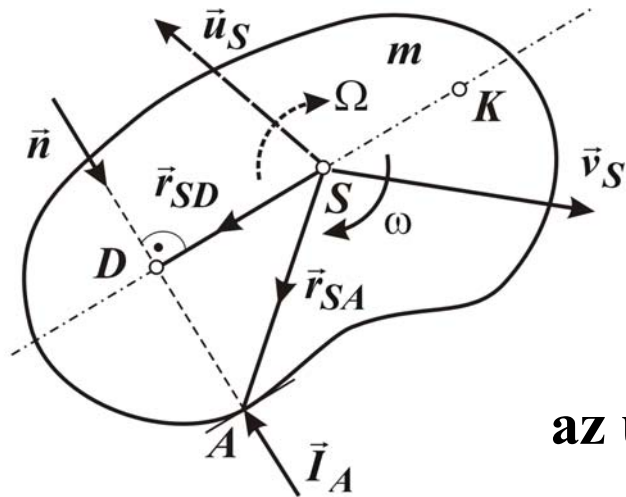
és az ütközés előtti és utáni perdület egyenlőségéből:

$$\vec{\Pi}_S = \vec{r}_{SA} \times \vec{I}_A + \Theta_S \vec{\omega} = \Theta_S \vec{\Omega},$$

az új sebességek és szögsebességek meghatározhatók  
(4 egyenlet a komponensekre),



# 1. merev test



az ütközés D talppontjában a **redukált tömeg** az impulzussal arányosan változtatja sebességét,

a D pont sebessége ütközés előtt és után:

$$\vec{v}_D = \vec{v}_S + \vec{\omega} \times \vec{r}_{SD},$$

$$\vec{u}_D = \vec{u}_S + \vec{\Omega} \times \vec{r}_{SD},$$

az ütközési talppontban a sebesség megváltozása:

$$\vec{u}_D - \vec{v}_D = \underbrace{\vec{u}_S - \vec{v}_S}_{\vec{I}_A / m} + \underbrace{(\vec{\Omega} - \vec{\omega})}_{\frac{1}{\Theta_S} (\vec{r}_{SA} \times \vec{I}_A)} \times \vec{r}_{SD} = \frac{\vec{I}_A}{m} + \frac{1}{\Theta_S} (\vec{r}_{SA} \times \vec{I}_A) \times \vec{r}_{SD},$$

matematika:

$$\vec{u} \times (\vec{v} \times \vec{z}) = (\vec{u} \cdot \vec{z})\vec{v} - (\vec{u} \cdot \vec{v})\vec{z},$$

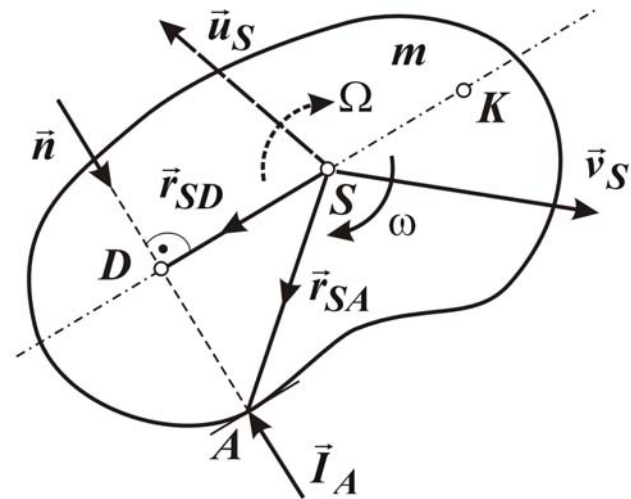
$$(\vec{v} \times \vec{z}) \times \vec{u} = -\vec{u} \times (\vec{v} \times \vec{z}) = (\vec{u} \cdot \vec{v})\vec{z} - (\vec{u} \cdot \vec{z})\vec{v},$$

$$\vec{u}_D - \vec{v}_D = \frac{\vec{I}_A}{m} + \frac{1}{\Theta_S} \underbrace{(\vec{r}_{SA} \cdot \vec{r}_{SD})}_{\vec{r}_{SD}^2} \vec{I}_A - \frac{1}{\Theta_S} \underbrace{(\vec{r}_{SD} \cdot \vec{I}_A)}_{\vec{r}_{SD} \perp \vec{I}_A \rightarrow \vec{r}_{SD} \cdot \vec{I}_A = 0} \vec{r}_{SD} = \frac{\vec{I}_A}{m_D},$$

$$\frac{1}{m_D} = \frac{1}{m} + \frac{\vec{r}_{SD}^2}{\Theta_S},$$

redukált tömeg

## 1. merev test



a  $D$  pontban a redukált tömeg ismeretében az  $A$  pontbeli impulzus hatására a sebesség változása:

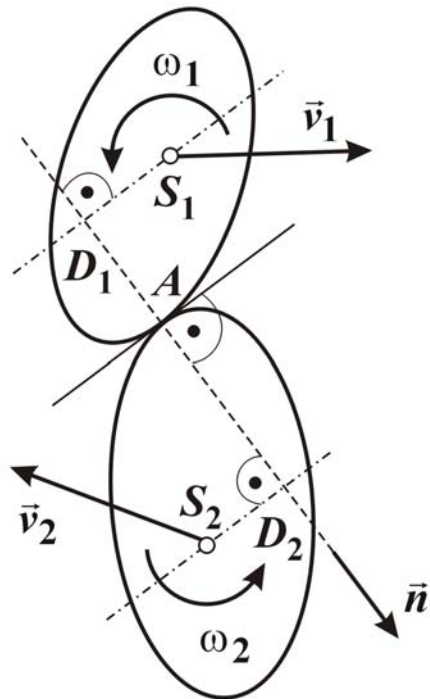
$$\vec{u}_D - \vec{v}_D = \left( \frac{1}{m} + \frac{1}{\Theta_S} (\vec{r}_{SA} \cdot \vec{r}_{SD}) \right) \vec{I}_A = \frac{\vec{I}_A}{m_D},$$

a redukált tömeg:

$$\frac{1}{m_D} = \frac{1}{m} + \frac{\vec{r}_{SD}^2}{\Theta_S},$$

A redukált tömegeket a megfelelő  $D$  pontokba helyezve, a centrális ütközés szabályai szerint lehet eljárni,

## Két excentrikusan ütköző merev test



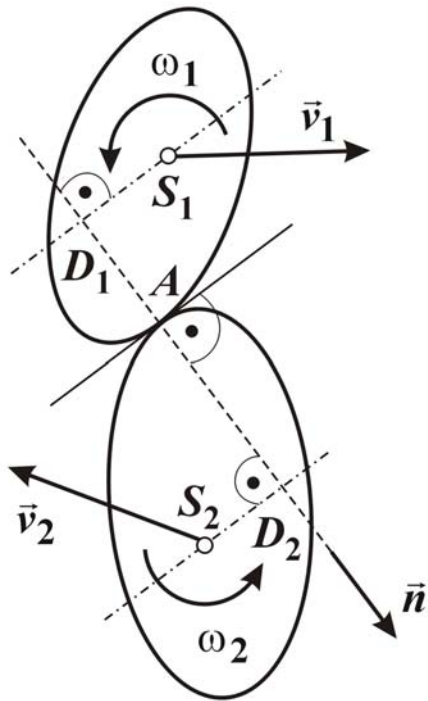
$D_1, D_2$  pontokban elhelyezve az egyes merev testek  $m_{D1}, m_{D2}$  redukált tömegeit, a centrális ütközés szabályai szerint járunk el,

az egyes testekre ható oda-vissza ható erőimpulzusokkal a centrális ütközésnél ismert összefüggést kapjuk:

$$m_{D1} \vec{v}_{D1} + m_{D2} \vec{v}_{D2} = m_{D1} \vec{u}_{D1} + m_{D2} \vec{u}_{D2},$$

ha az ütközés rugalmas, akkor az impulzus-megmaradás mellett az energia-megmaradási egyenletet is figyelembe kell venni:

$$\frac{1}{2} m_{D1} \vec{v}_{D1}^2 + \frac{1}{2} m_{D2} \vec{v}_{D2}^2 = \frac{1}{2} m_{D1} \vec{u}_{D1}^2 + \frac{1}{2} m_{D2} \vec{u}_{D2}^2,$$



a két egyenlet rendezéséből:

$$m_{D1}(\vec{v}_{D1} - \vec{u}_{D1}) = m_{D2}(\vec{u}_{D2} - \vec{v}_{D2}),$$

$$m_{D1}(\vec{v}_{D1}^2 - \vec{u}_{D1}^2) = m_{D2}(\vec{u}_{D2}^2 - \vec{v}_{D2}^2),$$

a második egyenletet az első egyenlettel elosztva:

$$(\vec{v}_{D1} + \vec{u}_{D1}) = (\vec{u}_{D2} + \vec{v}_{D2}),$$

végül, rugalmas ütközéskor az ütközési normális irányában elhelyezett redukált tömegek ismeretében a sebességek a centrális ütközés szabályai szerint meghatározhatók:

$$m_{D1}(\vec{v}_{D1} - \vec{u}_{D1}) = m_{D2}(\vec{u}_{D2} - \vec{v}_{D2}),$$

$$(\vec{v}_{D1} + \vec{u}_{D1}) = (\vec{u}_{D2} + \vec{v}_{D2}),$$

## **C) Merev testek kényszermozgása,**

### **1. Két merev test ütközése, (3. előadás)**

### **2. Mechanikai hullámmozgás**

**hullámmozgás: energiát, impulzust szállít,**

- **Longitudinális hullám: a hullámmozgással párhuzamos az anyagi részecskék kimozdulása, pl. harmonikus rezgőmozgás, rugómozgás,**
- **Tranzverzális hullám: a hullám terjedési irányára merőleges az anyagi részecskék kimozdulása, pl. kötélen haladó hullámmozgás, elektromágneses hullámok,**

## 2.1. Longitudinális hullámmozgás bevezető,

### Matematikai Összefoglaló



Az  $x(t)$  elmozdulásra, mint változóra vonatkozó mozgásegyenlet egy másodrendű differenciál egyenlet, a (RE) rendszeregyenlet, megoldása,

$$\frac{d^2 x(t)}{dt^2} + k_1 \frac{dx(t)}{dt} + k_0 x(t) = g(t),$$

összetevőkre bontással,  
 $x(t) = x_f(t) + x_g(t),$

az  $x_f(t)$  szabad válasz a homogén differenciálegyenletet elégíti ki,  $g(t)=0$

$$\frac{d^2 x_f(t)}{dt^2} + k_1 \frac{dx_f(t)}{dt} + k_0 x_f(t) = 0,$$

a szabad választ a következő alakban keressük,  $x_f(t) = Me^{\lambda t},$

$$\lambda^2 Me^{\lambda t} + k_1 \lambda Me^{\lambda t} + k_0 Me^{\lambda t} = (\lambda^2 + k_1 \lambda + k_0) Me^{\lambda t} = 0,$$

karakterisztikus egyenlet

$$\lambda^2 + k_1 \lambda + k_0 = 0, \rightarrow \begin{cases} \text{sajátértékek} \\ \lambda_1, \lambda_2 \end{cases}$$



az  $x_f(t)$  szabad válasz:  $x_f(t) = M_1 e^{\lambda_1 t} + M_2 e^{\lambda_2 t}$ ,

az  $x_g(t)$  gerjesztett válasz kielégíti a teljes differenciál egyenletet,

$$\frac{d^2 x_g(t)}{dt^2} + k_1 \frac{dx_g(t)}{dt} + k_0 x_g(t) = g(t),$$

lineáris rendszerben a gerjesztett válasz hasonlít a gerjesztésre,  
a gerjesztett választ próbafüggvény módszerrel keressük;

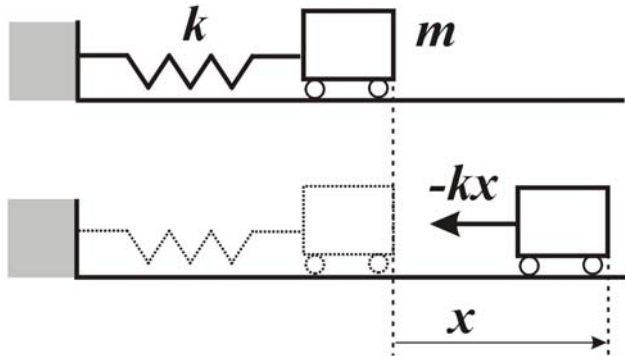
a RE megoldása:  $x(t) = M_1 e^{\lambda_1 t} + M_2 e^{\lambda_2 t} + x_g(t)$ ,

Az  $M_1$  és az  $M_2$  konstansokat a kezdeti feltételekből határozzuk meg:

$$\left. \begin{aligned} x(t=0) &= x_0 = M_1 + M_2 + x_g(t=0), \\ \dot{x}(t=0) &= v_0 = \lambda_1 M_1 + \lambda_2 M_2 + \dot{x}_g(t=0), \end{aligned} \right\} \longrightarrow M_1, M_2.$$

### 3. Harmonikus rezgőmozgás, longitudinális hullámok

#### 3.1. Csillapítatlan szabad rezgés mozgásegyenlete:



a rugót nyugalmi helyzetéből kitérítve,  
az  $m$  tömegre a rugóerő hat:  $-kx(t) = m\ddot{x}(t)$ ,  
elengedve rezgőmozgás jön létre,

$$\boxed{m\ddot{x}(t) + kx(t) = 0,}$$

A mozgásegyenlet= Rendszer Egyenlet= Homogén Differenciál Egyenlet,

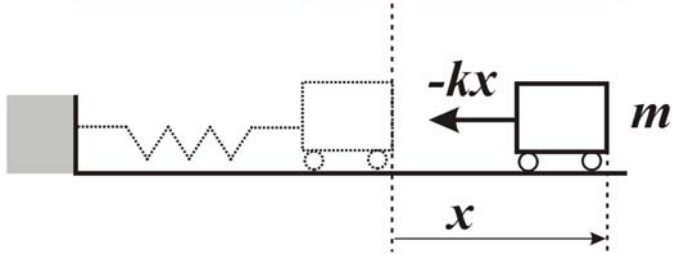
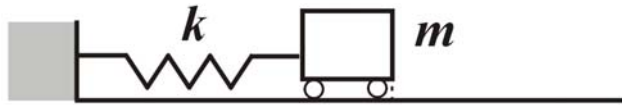
a RE megoldása a szabad válasz:  $g(t) = 0, \rightarrow x_g(t) \equiv 0, \Rightarrow x(t) = x_f(t)$ ,

a szabad válasz  $x_f(t) = d e^{\lambda t}$  általános alakját a mozgásegyenletbe helyettesítve, a karakterisztikus egyenletből a sajátértékek:

$$m\lambda^2 d e^{\lambda t} + k d e^{\lambda t} = (m\lambda^2 + k) d e^{\lambda t} = 0, \rightarrow \lambda_{1,2} = \sqrt{-\frac{k}{m}} = \pm j \sqrt{\frac{k}{m}} = \pm j\omega_0,$$

$\omega_0$  – a rugómozgás saját-körfrekvenciája

a szabad válasz:  $x(t) = d_1 e^{j\omega_0 t} + d_2 e^{-j\omega_0 t}$ ,



a szabad válasz:  $x(t) = d_1 e^{j\omega_0 t} + d_2 e^{-j\omega_0 t}$ ,

**egyik megoldási mód:** a konstansok meghatározása

kezdeti feltételek: 
$$\begin{cases} t = 0, & x(0) = x_0, \\ t = 0, & \dot{x}(0) = v(0) = v_0, \end{cases}$$

$$x(0) = x_0 = d_1 + d_2, \quad \left. \begin{array}{l} v_0 + j\omega_0 x_0 = 2j\omega_0 d_1, \\ \dot{x}(0) = v(0) = v_0 = j\omega_0 d_1 - j\omega_0 d_2, \end{array} \right\} \begin{array}{l} v_0 - j\omega_0 x_0 = 2j\omega_0 d_2, \\ d_2 = d_1^*, \end{array}$$

$$\left. \begin{array}{l} d_1 = \frac{v_0 + j\omega_0 x_0}{2j\omega_0}, \\ d_2 = \frac{v_0 - j\omega_0 x_0}{-2j\omega_0}, \end{array} \right\}$$

$$\begin{cases} d_1 + d_2 = x_0, \\ d_1 - d_2 = \frac{v_0}{j\omega_0}, \end{cases}$$

**a d1, d2 konstansok komplex konjugált párt alkotnak**

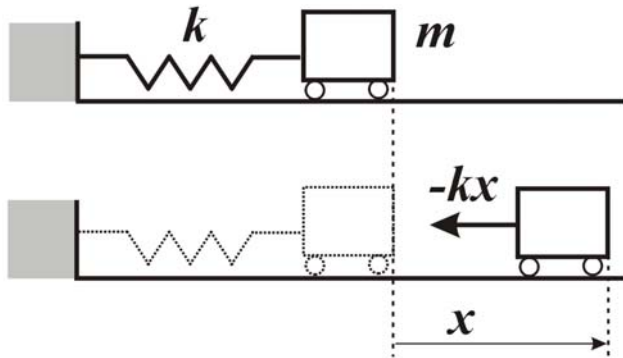
a szabad válasz:

$$x(t) = d_1 \underbrace{e^{j\omega_0 t}}_{\cos \omega_0 t + j \sin \omega_0 t} + d_2 \underbrace{e^{-j\omega_0 t}}_{\cos \omega_0 t - j \sin \omega_0 t} = (d_1 + d_2) \cos \omega_0 t + j(d_1 - d_2) \sin \omega_0 t,$$

$$x(t) = x_0 \cos \omega_0 t + \frac{v_0}{\omega_0} \sin \omega_0 t,$$

**másik megoldási mód:**

a szabad válasz az Euler formula alkalmazásával



$$\begin{aligned}x(t) &= d_1 \underbrace{e^{j\omega_0 t}}_{\cos \omega_0 t + j \sin \omega_0 t} + d_2 \underbrace{e^{-j\omega_0 t}}_{\cos \omega_0 t - j \sin \omega_0 t} = \\ &= (d_1 + d_2) \cos \omega_0 t + j(d_1 - d_2) \sin \omega_0 t, \\ A &= d_1 + d_2, \quad B = j(d_1 - d_2),\end{aligned}$$

új változók bevezetésével:  $x(t) = A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t$ ,

$A, B$  állandók a kezdeti feltételekből:

a kezdeti elmozdulás:  $t = 0$ ,  $x(0) = x_0 = A \cos 0 + B \sin 0$ ,  $\rightarrow A = x_0$ ,

a mozgás sebessége:  $v(t) = \dot{x}(t) = -A \omega_0 \sin \omega_0 t + B \omega_0 \cos \omega_0 t$ ,

$t = 0$ ,  $v(0) = \dot{x}(0) = -A \omega_0 \sin 0 + B \omega_0 \cos 0$ ,  $\rightarrow B = \frac{v_0}{\omega_0}$ ,

a kezdeti feltételeket kielégítő megoldás:  $x(t) = x_0 \cos \omega_0 t + \frac{v_0}{\omega_0} \sin \omega_0 t$ ,

**A csillapítatlan szabad rezgés mozgásegyenletének megoldása:**

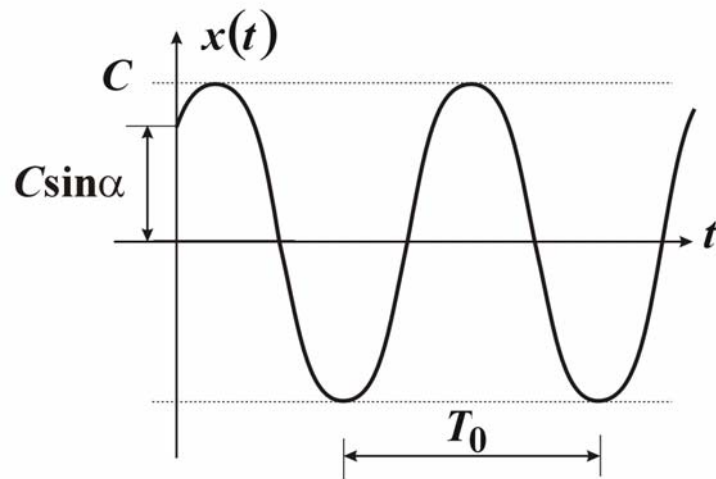
$$\boxed{m\ddot{x}(t) + kx(t) = 0,}$$

$$x(t) = A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t = C \sin(\omega_0 t + \alpha),$$

$$x(t) = C \cos \alpha \sin \omega_0 t + C \sin \alpha \cos \omega_0 t,$$

$$A = C \sin \alpha = x_0, \quad B = C \cos \alpha = \frac{v_0}{\omega_0}, \quad C = \sqrt{A^2 + B^2}, \quad \alpha = \operatorname{arctg} \frac{A}{B},$$

**a harmonikus rezgőmozgás egyenlete:**  $\boxed{x(t) = C \sin(\omega_0 t + \alpha),}$



$\alpha$  – kezdőfázis,

$\omega_0$  – saját körfrekvencia, [rad/s],

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \text{– a rezgő rendszerre jellemző,}$$

$$T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0}, \quad \text{– saját rezgésidő,}$$

## 1. Példa,

Egy 3,2 N/m rugóállandójú rugóhoz 200g tömeget csatlakoztatunk a vízszintes síkban, amelyet 5 cm-rel megnyújtunk, majd elengedés után 4cm/s sebességgel kezd el mozogni. Határozza meg a kialakuló csillapítatlan rezgőmozgás körfrekvenciáját, valamint a rezgés amplitúdóját és kezdőfázisát.

### Megoldás:

A rugó mozgásegyenlete:  $m\ddot{x}(t) + kx(t) = 0, \rightarrow 0,2\ddot{x}(t) + 3,2x(t) = 0,$

Megoldása a szabadválasz:  $x(t) = x_f(t) = d e^{\lambda t},$

A karakterisztikus polinom és a sajátértékek:

$$0,2\lambda^2 + 3,2 = 0, \rightarrow \lambda_{12} = \sqrt{-\frac{3,2}{0,2}} = \pm j4 = \pm j\omega_0,$$

A rezgő rendszer saját (kör)frekvenciája:  $\omega_0 = 4 \text{ rad/s},$

A rezgő rendszer elmozdulása:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t},$

Figyelembe véve, hogy  $d_1, d_2$  komplex konjugált párok:

$$d_1 = |d_1| e^{j\delta}, \quad d_2 = d_1^* = |d_1| e^{-j\delta}$$

**A rezgő rendszer elmozdulása:**

$$\begin{aligned}
 x(t) &= d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} = |d_1| e^{j\delta} e^{j\omega_0 t} + |d_1| e^{-j\delta} e^{-j\omega_0 t} = \\
 &= |d_1| 2 \frac{e^{j(\omega_0 t + \delta)} + e^{-j(\omega_0 t + \delta)}}{2} = 2 \operatorname{Re} \left\{ |d_1| e^{j\delta} e^{j\omega_0 t} \right\} = \\
 &= 2 |d_1| \cos(\omega_0 t + \delta),
 \end{aligned}$$

**A kezdeti feltételekből:**

$$x(t=0) = x_0 = 0,05 = d_1 + d_2,$$

$$\begin{aligned}
 \dot{x}(t=0) = v_0 = 0,04 &= \underbrace{\lambda_1 d_1 + \lambda_2 d_2}_{\lambda_1 = j\omega_0, \lambda_2 = -j\omega_0} = j\omega_0 (d_1 - d_2) = j4(d_1 - d_2),
 \end{aligned}$$

**Az első egyenletet megszorozva  $j4$  értékkel és a két egyenletet összeadva**

$$\left. \begin{aligned}
 0,05 \cdot j4 &= j4(d_1 + d_2) \\
 0,04 &= j4(d_1 - d_2)
 \end{aligned} \right\} +, \rightarrow d_1 = \frac{0,04 + 0,05 \cdot j4}{2 \cdot j4} = 0,025 - j0,005$$

$$d_1 = 0,025 - j0,005 = 0,0255 e^{-j11,3099^\circ}$$

Tehát a rezgő rendszer  $x(t) = 2|d_1|\cos(\omega_0 t + \delta)$ , elmozdulása:

$$x(t) = 2 \cdot 0,0255 \cos(4t - 11,3099^\circ) \text{ m} = 0,051 \cos(4t - 11,3099^\circ),$$

azaz a  $t=0$  pillanatban a rugó kitérése:

$$x_0 = 0,0510 \cos(-11,3099^\circ) = 0,05 \text{ m},$$

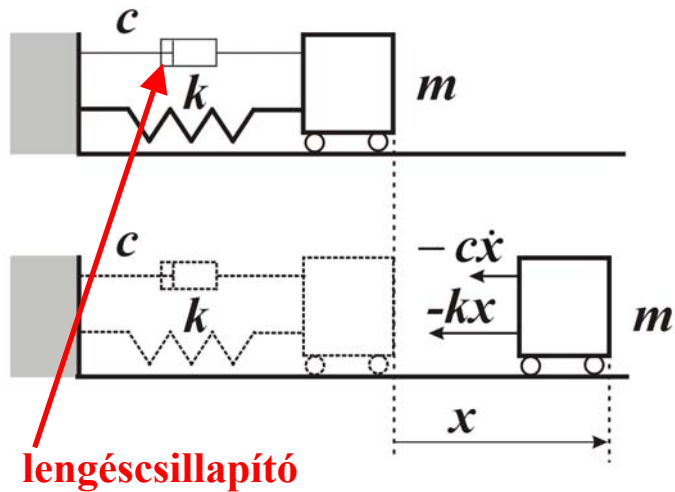
a  $t=0$  pillanatban az elmozdulás sebessége:

$$v_0 = \dot{x}(0) = 4 \cdot 0,051 \sin(-11,3099^\circ) = -0,0400 \text{ m/s},$$

azaz a  $t=0$  pillanatban a rugó sebessége a kitéréssel ellenkező irányú lesz.



### 3.2. Csillapított szabad rezgés,



az  $m$  tömegre a rugóerő és a sebességgel arányos csillapító erő hat:

$$\boxed{-kx(t) - c\dot{x}(t) = m\ddot{x}(t)},$$

a csillapított szabad rezgés mozgásegyenlete:

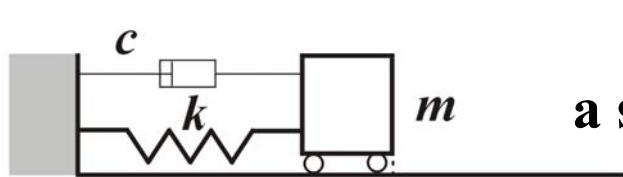
$$\boxed{m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = 0},$$

mozgásegyenlete általános megoldása=szabad válasz:

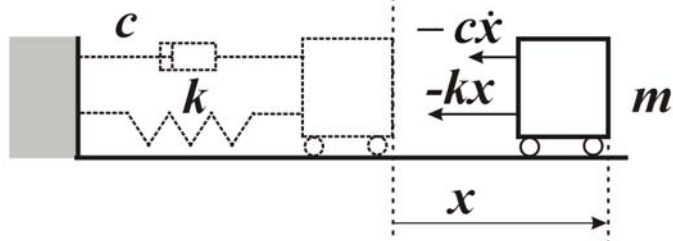
$$g(t) = 0 \rightarrow x_g(t) = 0; \Rightarrow x(t) = x_f(t) = d e^{\lambda t},$$

a karakterisztikus egyenletből:  $m\lambda^2 + c\lambda + k = 0,$

a sajátértékek: 
$$\lambda_{12} = -\frac{c}{2m} \pm \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}},$$



a sajátértékek:  $\lambda_{12} = -\frac{c}{2m} \pm \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}}$ ,



3.2. a) eset, nagy csillapítású a rendszer:

$$r = \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}} > 0, \quad \left(\frac{c}{2m}\right)^2 > \frac{k}{m}, \quad \boxed{c > 2\sqrt{km}},$$

a sajátértékek  
negatív valós értékek:

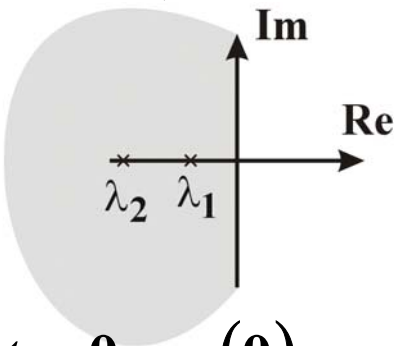
$$\lambda_1 = -\rho + r = -\rho_1,$$

$$\lambda_2 = -\rho - r = -\rho_2,$$

kezdeti feltételek:

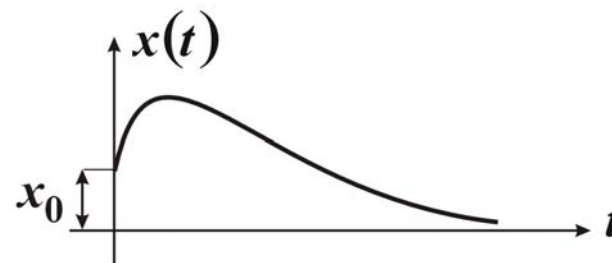
$$t = 0, \quad \left. \begin{aligned} x(0) = x_0 = d_1 + d_2, \\ \dot{x}(0) = v_0 = -\rho_1 d_1 - \rho_2 d_2, \end{aligned} \right\} \begin{aligned} d_1 &= \frac{\rho_2 x_0 + v_0}{\rho_2 - \rho_1}, \\ d_2 &= \frac{\rho_1 x_0 + v_0}{\rho_1 - \rho_2}, \end{aligned}$$

az általános megoldás, a szabad válasz,  
két monoton csökkenő exponenciális  
görbe összege, nincs rezgés:



a mozgó rendszer kitérése:

$$x(t) = d_1 e^{-\rho_1 t} + d_2 e^{-\rho_2 t},$$



## 2. Példa,

Egy 2,8 Ns/m csillapítási tényezőjű, 3,2 N/m rugóállandójú, rugóhoz 200g tömeget csatlakoztatunk a vízszintes síkban, amelyet 5 cm-rel megnyújtunk, majd elengedés után 4cm/s sebességgel kezd el mozogni. Határozza meg a mozgó rendszer sajátértékeit, valamint adja meg a csillapított mozgó rendszer kitérését az idő függvényében.

### Megoldás:

A csillapított rugómozgás mozgásegyenlete:

$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = 0, \rightarrow 0,2\ddot{x}(t) + 2,8\dot{x}(t) + 3,2x(t) = 0,$$

Megoldása a szabadválasz:  $x(t) = x_f(t) = d e^{\lambda t}$ ,

A karakterisztikus polinom és a sajátértékek:  $0,2\lambda^2 + 2,8\lambda + 3,2 = 0$ ,

$$\lambda_{12} = \frac{-2,8 \pm \sqrt{2,8^2 - 4 \cdot 0,2 \cdot 3,2}}{2 \cdot 0,2}, \rightarrow \lambda_1 = -1,2554 \frac{1}{s}, \lambda_2 = -12,7446 \frac{1}{s},$$

A mozgó rendszer elmozdulása:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t}$ ,

A mozgó rendszer elmozdulása:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t}$ ,

A kezdeti feltételekből  $d_1, d_2$  meghatározhatók:

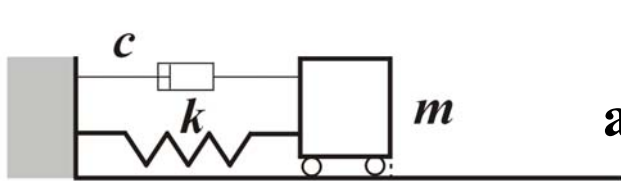
A  $t=0$  pillanatban a rugó kitérése:  $x_0 = 0,05 = d_1 + d_2$ ,

A  $t=0$  pillanatban a rugó sebessége:  $v_0 = 0,04 = \lambda_1 d_1 + \lambda_2 d_2$ ,

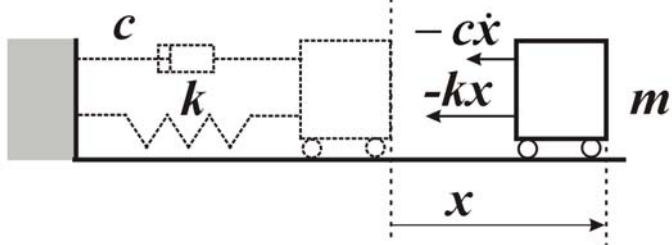
$$d_1 = \frac{0,05 \cdot \lambda_2 - 0,04}{\lambda_2 - \lambda_1} = 0,0589 \text{ m}, \quad d_2 = \frac{0,05 \cdot \lambda_1 - 0,04}{\lambda_1 - \lambda_2} = -0,0089 \text{ m},$$

A mozgó rendszer elmozdulása:

$$x(t) = \left( 0,0589 e^{-1,2554t} - 0,0089 e^{-12,7446t} \right) \text{ m},$$



a sajátértékek:  $\lambda_{12} = -\frac{c}{2m} \pm \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}},$



3.2. b) eset, kritikus csillapítású a rendszer:

$$r = \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}} = 0, \quad \left(\frac{c}{2m}\right)^2 = \frac{k}{m}, \quad \boxed{c = 2\sqrt{km}},$$

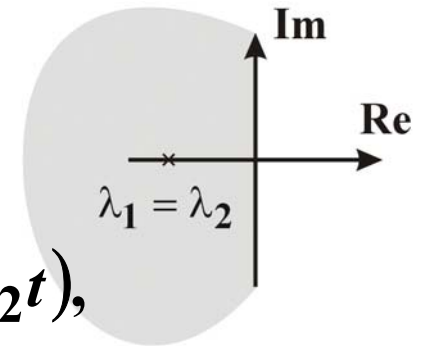
két azonos nagyságú,

negatív, valós értékű sajátérték:  $\lambda_1 = \lambda_2 = -\frac{c}{2m} = -\rho,$

az általános megoldás, a szabad válasz valós,

kezdeti feltételek:  $t=0,$

$$x(t) = e^{-\rho t} (d_1 + d_2 t),$$



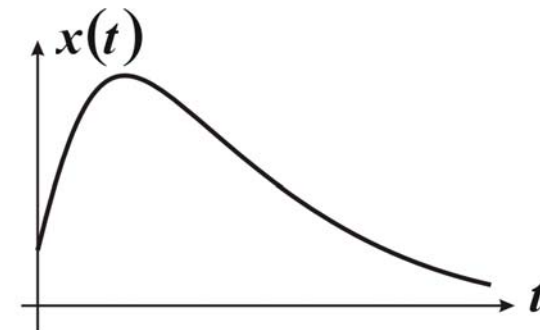
$$x(0) = x_0 = d_1, \rightarrow \underline{d_1 = x_0},$$

$$\dot{x}(0) = v_0 = [-\rho(d_1 + t d_2) + d_2] e^{-\rho t} \Big|_{t=0},$$

$$v_0 = -\rho d_1 + d_2, \rightarrow \underline{d_2 = v_0 + \rho d_1},$$

$d_1, d_2$  valós értékű, nincs rezgés,

az exponenciális tényező gyorsabban csökken, mint ahogy  $t$  nő,



### 3. Példa,

Egy 1.6 Ns/m csillapítási tényezőjű, 3,2 N/m rugóállandójú, rugóhoz 200g tömeget csatlakoztatunk a vízszintes síkban, amelyet 5 cm-rel megnyújtunk, majd elengedés után 4cm/s sebességgel kezd el mozogni. Határozza meg a mozgó rendszer sajátértékeit, valamint adja meg a csillapított mozgó rendszer kitérését az idő függvényében.

#### Megoldás:

A csillapított rugómozgás mozgásegyenlete:

$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = 0, \rightarrow 0,2\ddot{x}(t) + 1,6\dot{x}(t) + 3,2x(t) = 0,$$

Megoldása a szabadválasz:  $x(t) = x_f(t) = d e^{\lambda t}$ ,

A karakterisztikus polinom és a sajátértékek:  $0,2\lambda^2 + 1,6\lambda + 3,2 = 0$ ,

$$\lambda_{12} = \frac{-1,6 \pm \sqrt{1,6^2 - 4 \cdot 0,2 \cdot 3,2}}{2 \cdot 0,2} = -4, \rightarrow \lambda_1 = \lambda_2 = -4 \frac{1}{s},$$

A mozgó rendszer elmozdulása:  $x(t) = (d_1 + td_2) e^{\lambda_1 t}$ ,

A mozgó rendszer elmozdulása:  $x(t) = (d_1 + td_2)e^{\lambda_1 t}$ ,

A kezdeti feltételekből  $d_1, d_2$  meghatározhatók:

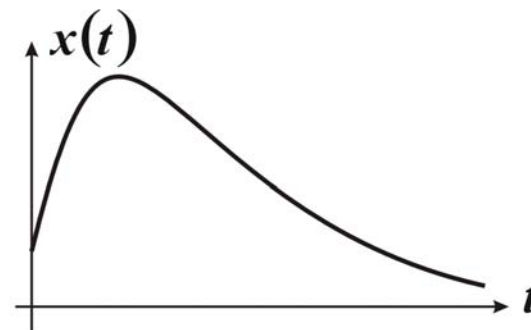
A  $t=0$  pillanatban a rugó kitérése:  $x_0 = 0,05 = d_1$ ,

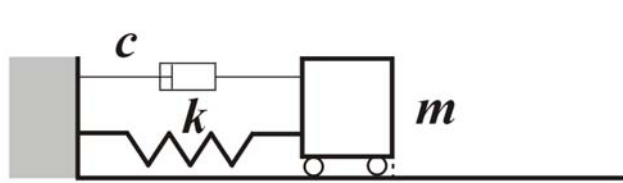
A  $t=0$  pillanatban a rugó sebessége:  $v_0 = 0,04 = \lambda_1 d_1 + d_2 = -4d_1 + d_2$ ,

$$d_1 = 0,05 \text{ m}, \quad d_2 = 0,04 + 4 \cdot 0,05 = 0,2400 \text{ m},$$

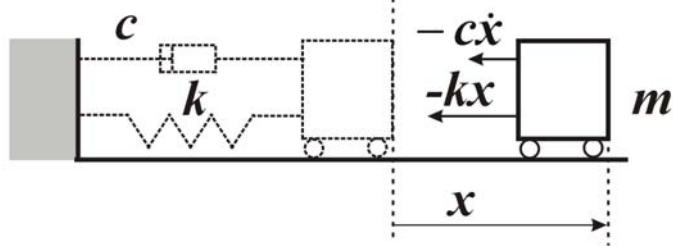
A mozgó rendszer elmozdulása egy időben csillapodó mozgás:

$$x(t) = (0,05 + 0,24t)e^{-4t} \text{ m},$$





a sajátértékek:  $\lambda_{12} = -\frac{c}{2m} \pm \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}},$



3.2. c ) eset, kis csillapítású a rendszer:

$$\sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}} < 0, \quad \left(\frac{c}{2m}\right)^2 < \frac{k}{m}, \quad \boxed{c < 2\sqrt{km}},$$

$$\sqrt{\frac{k}{m} - \left(\frac{c}{2m}\right)^2} = \omega_1,$$

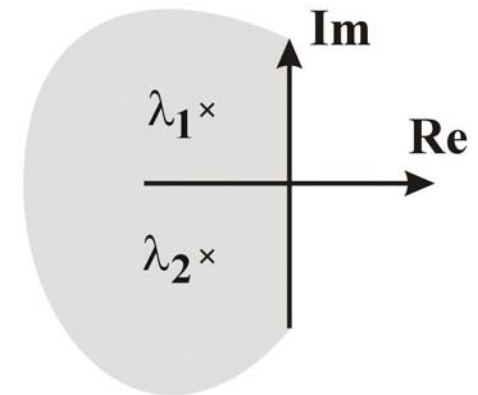
$$\sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}} = j\omega_1,$$

A sajátértékek komplex konjugáltak:

$$\omega_1 < \omega_0,$$

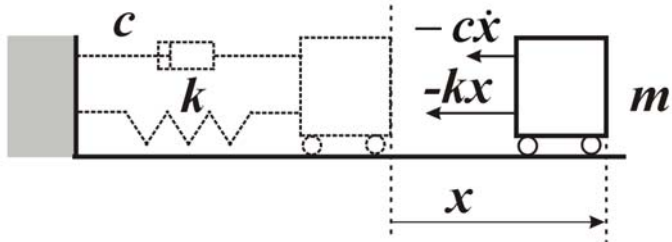
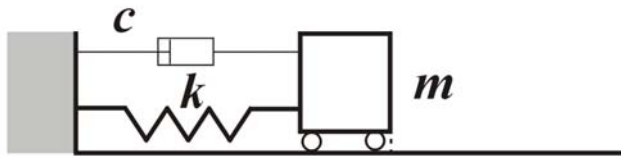
$$\lambda_1 = -\rho + j\omega_1,$$

$$\lambda_2 = -\rho - j\omega_1,$$



a mozgásegyenlete megoldása:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t},$





a mozgásegyenlete megoldása:

$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t},$$

a kezdeti feltételekhez illesztve a megoldást:

$$t = 0, \quad x(0) = x_0 = d_1 + d_2,$$

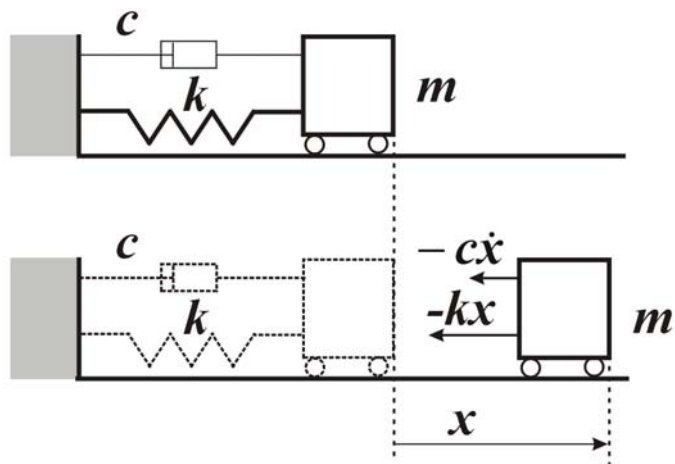
$$t = 0, \quad v(0) = v_0 = \lambda_1 d_1 + \lambda_2 d_2,$$

$$d_1 = \frac{\lambda_2 x_0 - v_0}{\lambda_2 - \lambda_1} = \frac{(-\rho - j\omega_1)x_0 - v_0}{(-\rho - j\omega_1) - (-\rho + j\omega_1)} = \frac{(-\rho - j\omega_1)x_0 - v_0}{-2j\omega_1},$$

$$d_2 = \frac{\lambda_1 x_0 - v_0}{\lambda_1 - \lambda_2} = \frac{(-\rho + j\omega_1)x_0 - v_0}{(-\rho + j\omega_1) - (-\rho - j\omega_1)} = \frac{(-\rho + j\omega_1)x_0 - v_0}{2j\omega_1},$$

$$d_1 = |d_1| e^{j\delta}, \quad d_2 = d_1^* = |d_1| e^{-j\delta},$$

$$|d_1| = \frac{\sqrt{(-\rho x_0 - v_0)^2 + (\omega_1 x_0)^2}}{2\omega_1}, \quad \delta = \arctg\left(\frac{-\omega_1 x_0}{-\rho x_0 - v_0}\right) + 90^\circ,$$



a mozgásegyenlete megoldása:

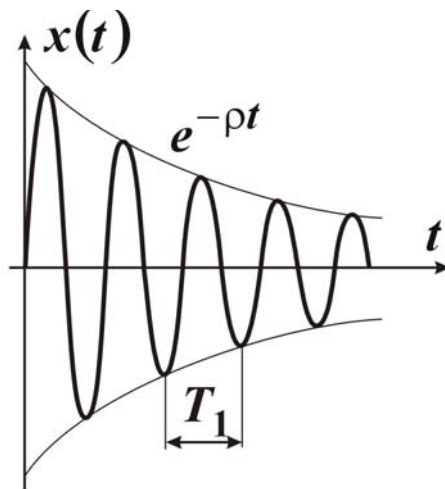
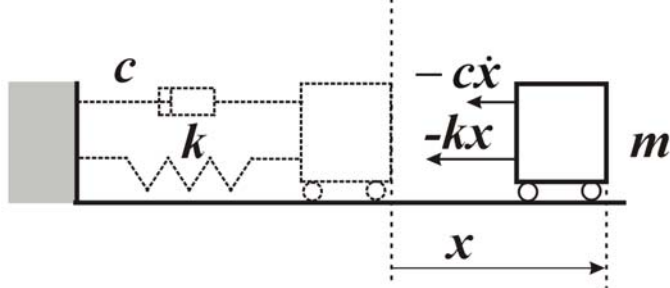
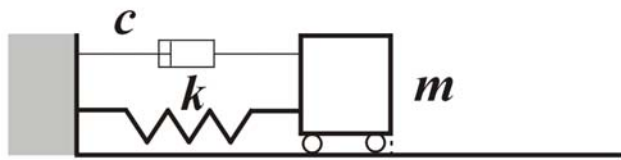
$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t},$$

$$d_1 = |d_1| e^{j\delta}, \quad d_2 = d_1^* = |d_1| e^{-j\delta},$$

$$\begin{aligned} x(t) &= d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} = |d_1| e^{j\delta} e^{(-\rho + j\omega_1)t} + |d_1| e^{-j\delta} e^{(-\rho - j\omega_1)t} = \\ &= |d_1| e^{-\rho t} 2 \frac{e^{j(\omega_1 t + \delta)} + e^{-j(\omega_1 t + \delta)}}{2} = 2 \operatorname{Re} \left\{ |d_1| e^{-\rho t} e^{j(\omega_1 t + \delta)} \right\} = \\ &= 2 |d_1| e^{-\rho t} \cos(\omega_1 t + \delta), \end{aligned}$$

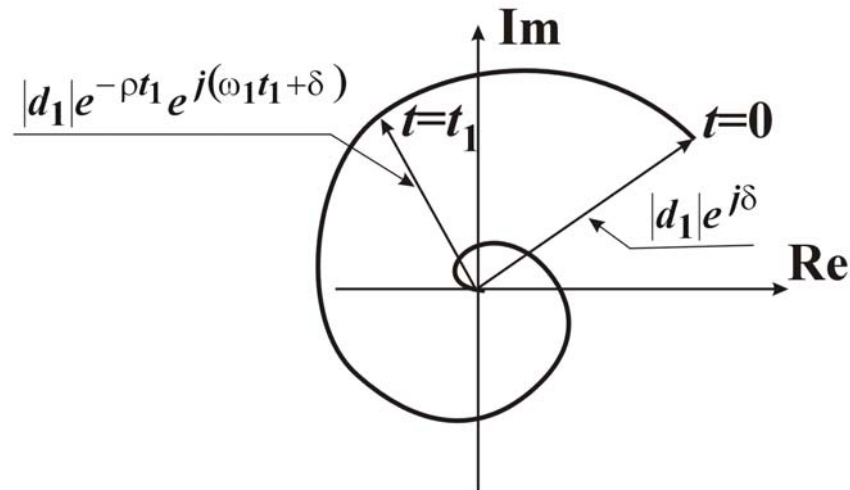
a mozgásegyenlet egy csillapított szabad rezgést ír le

$$x(t) = 2 \operatorname{Re} \left\{ |d_1| e^{-\rho t} e^{j(\omega_1 t + \delta)} \right\} = 2 |d_1| e^{-\rho t} \cos(\omega_1 t + \delta),$$



a mozgásegyenlet megoldása egy exponenciálisan csillapított szabad rezgést ír le:

$$x(t) = 2 \operatorname{Re} \left\{ |d_1| e^{-\rho t} e^{j(\omega_1 t + \delta)} \right\} = 2 |d_1| e^{-\rho t} \cos(\omega_1 t + \delta),$$



a saját rezgésidő hosszabb, mint a csillapítatlan rezgésé:

$$T_1 = \frac{2\pi}{\omega_1},$$

a saját körfrekvencia kisebb mint a csillapítatlan esetben

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m} - \left(\frac{c}{2m}\right)^2} = \sqrt{\frac{k}{m}} \sqrt{1 - \frac{c^2}{4km}} < \omega_0,$$

#### 4. Példa,

Egy 0,8 Ns/m csillapítási tényezőjű, 3,2 N/m rugóállandójú, rugóhoz 200g tömeget csatlakoztatunk a vízszintes síkban, amelyet 5 cm-rel megnyújtunk, majd elengedés után 4cm/s sebességgel kezd el mozogni. Határozza meg a mozgó rendszer sajátértékeit, valamint adja meg a csillapított mozgó rendszer kitérését az idő függvényében.

#### Megoldás:

A csillapított rugómozgás mozgásegyenlete:

$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = 0, \rightarrow 0,2\ddot{x}(t) + 0,8\dot{x}(t) + 3,2x(t) = 0,$$

Megoldása a szabadválasz:  $x(t) = x_f(t) = d e^{\lambda t}$ ,

A karakterisztikus polinom és a sajátértékek:  $0,2\lambda^2 + 0,8\lambda + 3,2 = 0$ ,

$$\lambda_{12} = \frac{-0,8 \pm \sqrt{0,8^2 - 4 \cdot 0,2 \cdot 3,2}}{2 \cdot 0,2}, \quad \begin{cases} \lambda_1 = (-2,0000 + j3,4641) \frac{1}{s}, \\ \lambda_2 = (-2,0000 - j3,4641) \frac{1}{s}, \end{cases}$$
$$\lambda_2 = \lambda_1^*$$

A mozgó rendszer elmozdulása:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t}$ ,

A mozgó rendszer elmozdulása:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t}$ ,

A kezdeti feltételekből  $d_1, d_2$  meghatározhatók:

A  $t=0$  pillanatban a rugó kitérése:  $x_0 = 0,05 = d_1 + d_2$ ,

A  $t=0$  pillanatban a rugó sebessége:  $v_0 = 0,04 = \lambda_1 d_1 + \lambda_2 d_2$ ,

$$d_1 = \frac{0,05 \cdot \lambda_2 - 0,04}{\lambda_2 - \lambda_1} = (0,0250 - j 0,0202) \text{ m} = 0,0321 e^{-j38,9483^\circ} \text{ m},$$

$$d_1 = |d_1| e^{j\delta}, \quad d_2 = d_1^* = |d_1| e^{-j\delta},$$

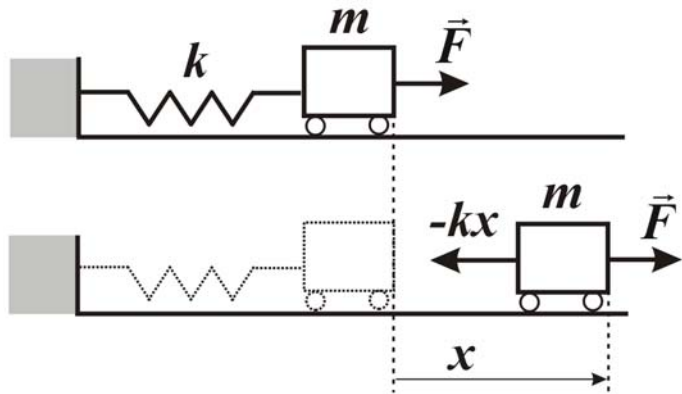
$$d_2 = \frac{0,05 \cdot \lambda_1 - 0,04}{\lambda_1 + \lambda_2} = (0,0250 + j 0,0202) \text{ m},$$

A mozgó rendszer elmozdulása egy csillapodó rezgőmozgás:

$$\begin{aligned} x(t) &= 0,0321 e^{-2,0000t} \left( e^{j(3,4641t - 38,9483^\circ)} + e^{-j(3,4641t - 38,9483^\circ)} \right) = \\ &= 2 \cdot 0,0321 e^{-2,0000t} \cos(3,4641t - 38,9483^\circ) \text{ m}, \end{aligned}$$

$$\omega_1 = 3,4641 \text{ rad/s} < \omega_0 = 4 \text{ rad/s},$$

### 3.3. Állandó erővel gerjesztett csillapítatlan rezgések,



a csillapítatlan gerjesztett rezgés

mozgásegyenlete:  $m\ddot{x}(t) + kx(t) = F,$

megoldása:  $x(t) = x_f(t) + x_g(t),$

a szabad válasz és a gerjesztett válasz összege

$$m\ddot{x}_f(t) + kx_f(t) = 0, \rightarrow x_f(t) = d e^{\lambda t}, \quad \lambda_{1,2} = \pm j\omega_0,$$

a szabad válasz:

$$x_f(t) = d_1 e^{j\omega_0 t} + d_2 e^{-j\omega_0 t}$$

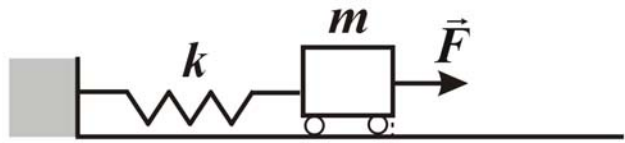
**a lineáris rendszergerjesztett válasza hasonlít a gerjesztésre**

a gerjesztés állandó erő, ezért a gerjesztett válasz konstans/állandó:

$$x_g(t) = X_g, \quad \dot{x}_g(t) = 0, \quad \ddot{x}_g(t) = 0, \quad \underbrace{m\ddot{x}_g(t)}_0 + \underbrace{kx_g(t)}_{X_g} = F, \rightarrow X_g = \frac{F}{k},$$

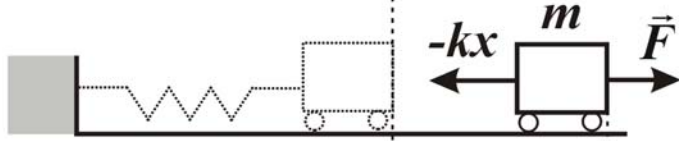
a gerjesztett rendszer válasza:

$$x(t) = x_f(t) + x_g(t) = d_1 e^{j\omega_0 t} + d_2 e^{-j\omega_0 t} + \frac{F}{k},$$



a gerjesztett rendszer válasza a mozgásegyenlet megoldása:

$$x(t) = d_1 e^{j\omega_0 t} + d_2 e^{-j\omega_0 t} + \frac{F}{k},$$



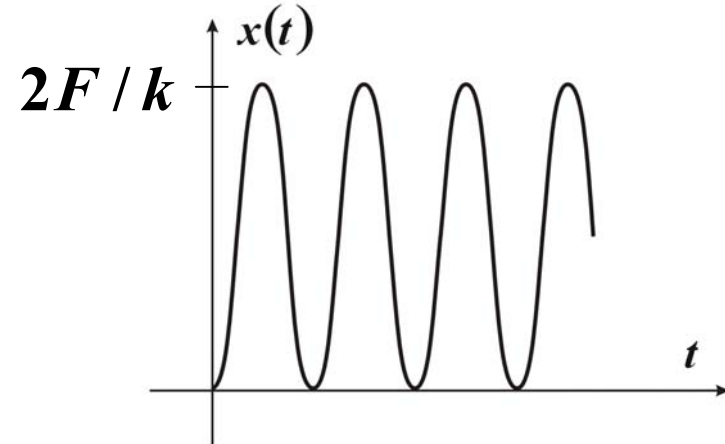
a kezdeti feltételekhez illesztve a megoldást:

$$t = 0, \quad x(0) = 0, \quad v(0) = 0,$$

$$\left. \begin{aligned} x(0) = 0 &= d_1 + d_2 + \frac{F}{k}, \\ v(0) = 0 &= j\omega_0(d_1 - d_2), \end{aligned} \right\} \rightarrow d_1 = d_2 = -\frac{F}{2k}$$

$$x(t) = -\frac{F}{2k} \cdot 2 \left( \frac{e^{j\omega_0 t} + e^{-j\omega_0 t}}{2} \right) + \frac{F}{k} = -\frac{F}{k} \cos \omega_0 t + \frac{F}{k} = \frac{F}{k} (1 - \cos \omega_0 t),$$

a csillapítatlan, állandó erővel gerjesztet rendszer válasza, 0 és  $2F/k$  között  $F/k$  állandó amplitúdójú rezgés



## 5. Példa,

Egy 3,2 N/m rugóállandójú, nyugalomban lévő rugóhoz 200g tömeget csatlakoztatunk a vízszintes síkban, amelyet 4,8N állandó erővel gerjesztünk. Határozza meg a mozgó rendszer sajátértékeit, valamint adja meg a kialakuló, csillapítatlan rezgőmozgás amplitúdóját.

### Megoldás:

A csillapítatlan rezgőmozgás mozgásegyenlete:

$$m\ddot{x}(t) + kx(t) = F, \rightarrow 0,2\ddot{x}(t) + 3,2x(t) = 5,$$

Megoldása a szabad-, és a gerjesztett válasz összege:

$$x(t) = x_f(t) + x_g(t) = d e^{\lambda t} + x_g(t),$$

A szabad válaszhoz tartozó karakterisztikus polinom és a sajátértékek:

$$0,2\lambda^2 + 3,2 = 0, \rightarrow \lambda_{12} = \pm j\omega_0, \rightarrow \lambda_1 = j4 \frac{1}{s}, \lambda_2 = -j4 \frac{1}{s},$$

A gerjesztettválasz konstans:

$$x_g(t) = X_g, \rightarrow \ddot{x}_g(t) = 0, \Rightarrow X_g = 4,8 / 3,2 = 1,5 \text{ m},$$

A rezgő rendszer elmozdulása: 
$$x(t) = d_1 e^{j4t} + d_2 e^{-j4t} + 1,5$$



A rezgő rendszer elmozdulása:  $x(t) = d_1 e^{j4t} + d_2 e^{-j4t} + 1,5$

A kezdeti feltételekből:

A  $t=0$  pillanatban a rugó kitérése:  $x_0 = 0 = d_1 + d_2 + 1,5$

A  $t=0$  pillanatban a rugó sebessége:  $v_0 = 0 = j\omega_0(d_1 - d_2)$ ,

$$d_1 = \frac{0,05 \cdot \lambda_2 - 0,04}{\lambda_2 - \lambda_1} = (0,0250 - j 0,0202) \text{ m} = 0,0321 e^{-j38,9483^\circ} \text{ m},$$
$$d_1 = |d_1| e^{j\delta}, \quad d_2 = d_1^* = |d_1| e^{-j\delta},$$

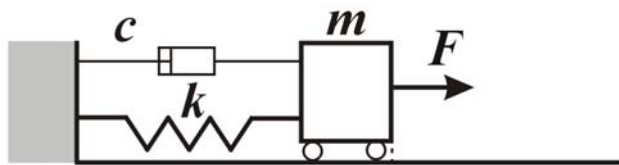
$$d_2 = \frac{0,05 \cdot \lambda_1 - 0,04}{\lambda_1 + \lambda_2} = (0,0250 + j 0,0202) \text{ m},$$

A mozgó rendszer elmozdulása egy csillapodó rezgőmozgás:

$$x(t) = 0,0321 e^{-2,0000t} \left( e^{j(3,4641t - 38,9483^\circ)} + e^{-j(3,4641t - 38,9483^\circ)} \right) =$$
$$= 2 \cdot 0,0321 e^{-2,0000t} \cos(3,4641t - 38,9483^\circ) \text{ m},$$

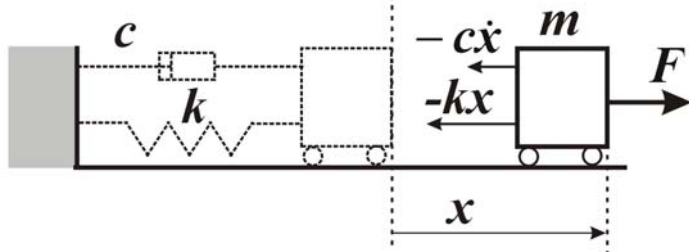
$$\omega_1 = 3,4641 \text{ rad/s} < \omega_0 = 4 \text{ rad/s},$$

### 3.4. Állandó erővel gerjesztett csillapított rezgések,



a rendszer mozgását leíró egyenlet:

$$\boxed{m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = F,}$$



a mozgásegyenlet megoldása:

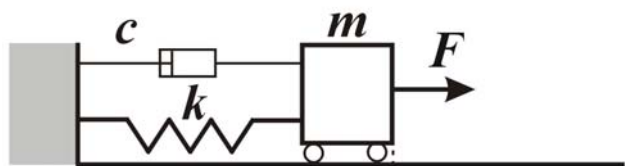
$$x(t) = x_f(t) + x_g(t) = de^{\lambda t} + x_g(t),$$

a gerjesztett válasz: 
$$\underbrace{m\ddot{x}_g(t)}_0 + \underbrace{c\dot{x}_g(t)}_0 + \underbrace{kx_g(t)}_{X_g} = F, \rightarrow X_g = \frac{F}{k},$$

a szabad válasz kis csillapítás esetén: 
$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t},$$

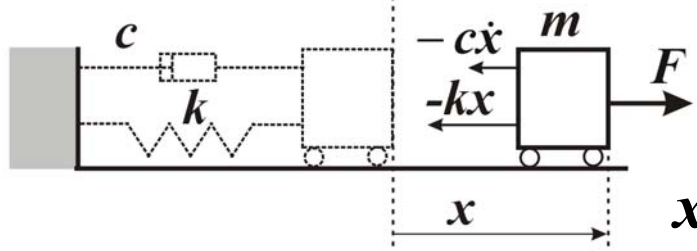
$$\lambda_1 = \lambda_2^*, \rightarrow \lambda_1 = -\rho + j\omega_1, \lambda_2 = -\rho - j\omega_1,$$

a teljes megoldás: 
$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} + \frac{F}{k},$$



a teljes megoldás:

$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} + \frac{F}{k},$$



a kezdeti feltételekhez illesztve a megoldást:

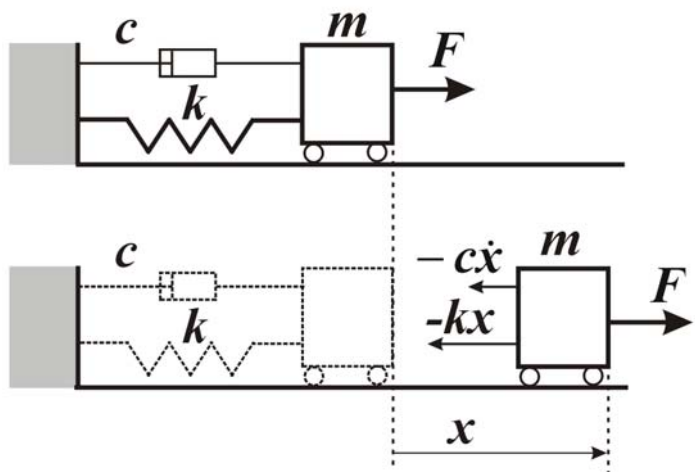
$$x(0) = 0 = d_1 + d_2 + \frac{F}{k}, \quad v(0) = 0 = \lambda_1 d_1 + \lambda_2 d_2,$$

$$d_1 = -\frac{F}{k} \frac{\lambda_2}{\lambda_2 - \lambda_1} = -\frac{F}{k} \frac{(-\rho - j\omega_1)}{\lambda_2 - \lambda_1} = -\frac{F}{k} \frac{(-\rho - j\omega_1)}{-2j\omega_1} = -\frac{F}{2k} \left( 1 + j \frac{\rho}{\omega_1} \right),$$

$$d_2 = d_1^*, \quad d_1 = -\frac{F}{2k} \left( 1 + j \frac{\rho}{\omega_1} \right) = -\frac{F}{2k} \sqrt{1 + \left( \frac{\rho}{\omega_1} \right)^2} e^{j\delta}, \quad \delta = \arctg \left( \frac{\rho}{\omega_1} \right),$$

a kezdeti feltételt kielégítő megoldás:

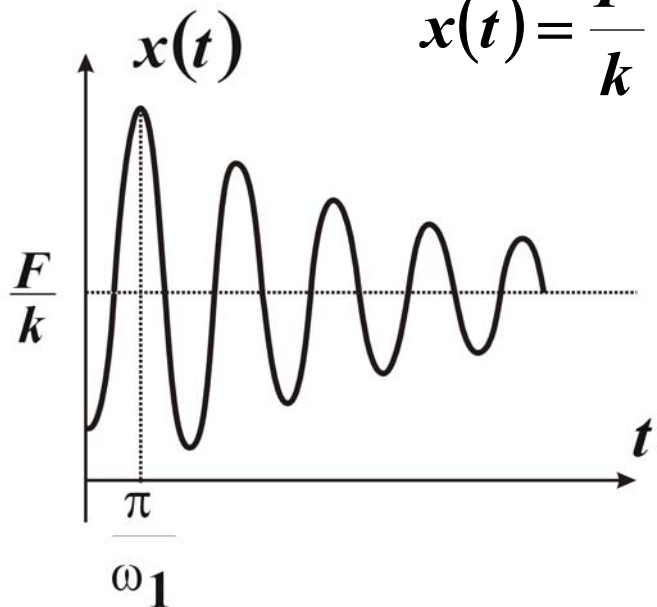
$$x(t) = \frac{F}{k} - \frac{F}{2k} \sqrt{1 + \left( \frac{\rho}{\omega_1} \right)^2} e^{-\rho t} \left( e^{j(\omega_1 t + \delta)} + e^{-j(\omega_1 t + \delta)} \right),$$



állandó erővel gerjesztett kis csillapítású  
 rezgőmozgás esetén a kezdeti feltételekhez  
 illesztett megoldáseggy  
 csillapított harmonikus rezgőmozgás:

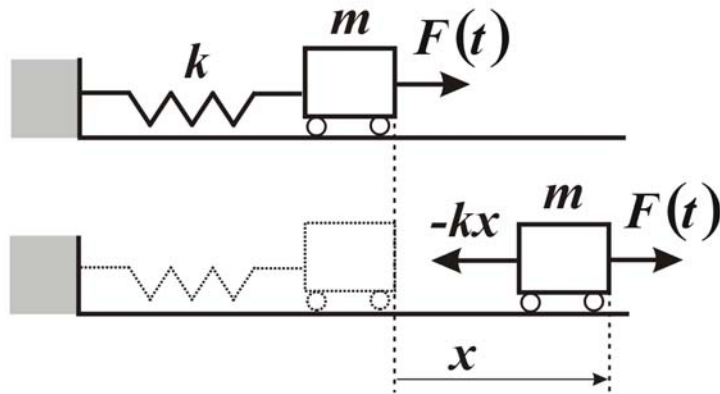
a kezdeti feltételt kielégítő megoldás:

$$x(t) = \frac{F}{k} - \frac{F}{2k} \sqrt{1 + \left(\frac{\rho}{\omega_1}\right)^2} e^{-\rho t} \left( e^{j(\omega_1 t + \delta)} + e^{-j(\omega_1 t + \delta)} \right),$$



$$x(t) = \frac{F}{k} \left( 1 - \sqrt{1 + \left(\frac{\rho}{\omega_1}\right)^2} e^{-\rho t} \cos(\omega_1 t + \delta) \right),$$

### 3.5. Harmonikus erővel gerjesztett csillapítatlan rezgések,



a csillapítatlan gerjesztett rezgés mozgásegyenlete:

$$\boxed{m\ddot{x}(t) + kx(t) = F \sin \omega t = F(t)},$$

a mozgásegyenlet megoldása:

$$x(t) = x_f(t) + x_g(t) = de^{\lambda t} + x_g(t),$$

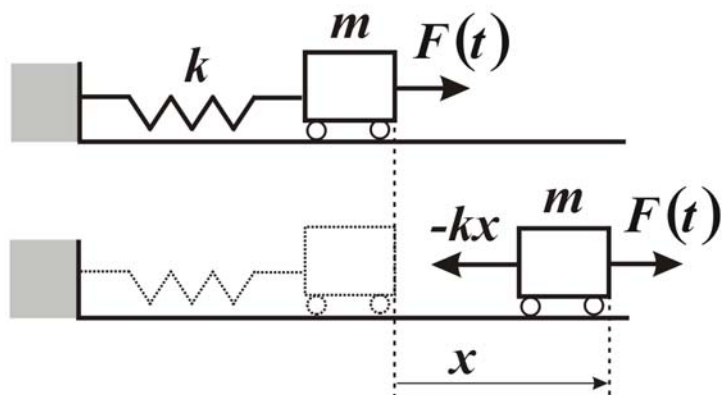
a gerjesztett válasz:

$$m\ddot{x}_g(t) + kx_g(t) = F \sin \omega t, \rightarrow x_g(t) = X_0 \sin \omega t,$$

$$\left(k - \omega^2 m\right) X_0 = F, \rightarrow X_0 = \frac{F}{k - \omega^2 m} = \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \frac{\omega^2 m}{k}} = \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}$$

$$x_g(t) = \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \sin \omega t,$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$



a szabad válasz:

$$x_f(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t},$$

$$\lambda_1 = j\omega_0, \quad \lambda_2 = -j\omega_0, \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

a teljes megoldás:

$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} + \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \sin \omega t,$$

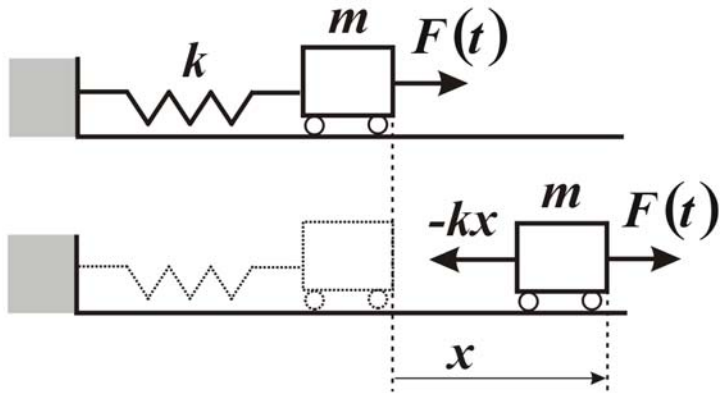
a megoldás illesztése a kezdeti feltételekhez:

a  $t=0$  pillanatban az elmozdulás:  $x(0) = 0 = d_1 + d_2,$

a  $t=0$  pillanatban a sebesség:  $v(0) = 0 = j\omega_0(d_1 - d_2) + \omega \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \cdot 1,$

$$d_1 = -\frac{\omega}{2j\omega_0} \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}, \quad d_2 = \frac{\omega}{2j\omega_0} \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2},$$

$$x_f(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} = -\frac{\omega}{\omega_0} \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \underbrace{\frac{e^{j\omega_0 t} - e^{-j\omega_0 t}}{2j}}_{\sin \omega_0 t},$$



a kezdeti feltételekhez illesztett megoldás két harmonikus rezgés szuperpozíciója:

$$x(t) = \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \left( \sin \omega t - \frac{\omega}{\omega_0} \sin \omega_0 t \right),$$

ha a két körfrekvencia közel van egymáshoz:  $\omega/\omega_0 \approx 1$ ,  $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

**Matematika:**

$$\sin \alpha - \sin \beta = 2 \sin \left( \frac{\alpha - \beta}{2} \right) \cos \left( \frac{\alpha + \beta}{2} \right),$$

$$x(t) \approx \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} (\sin \omega t - \sin \omega_0 t),$$

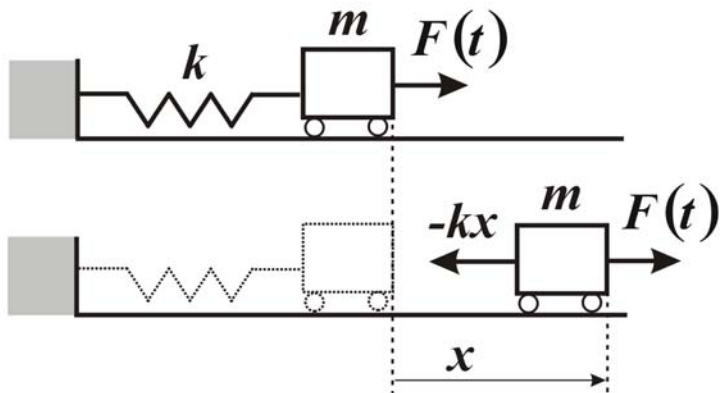
$$x(t) = \frac{F}{k} \frac{2}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \sin \left( \frac{\omega - \omega_0}{2} t \right) \cos \left( \frac{\omega + \omega_0}{2} t \right),$$

**lebegés jön létre**

$$x(t) \approx \frac{F}{k} \frac{2}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \sin \left( \frac{\omega - \omega_0}{2} t \right) \cos \omega t,$$

kis frekvenciájú  
rezgés hullám

nagy frekvenciájú  
rezgés hullám

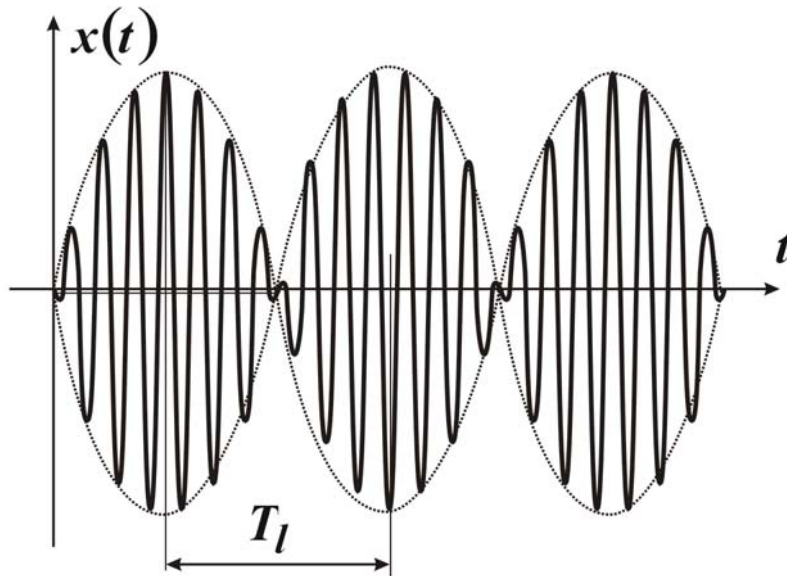


## lebegés jön létre

$$x(t) \approx \frac{F}{k} \frac{2}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \sin\left(\frac{\omega - \omega_0}{2} t\right) \cos \omega t,$$

kis frekvenciájú,  
hosszú periódusidejű  
rezgés hullám

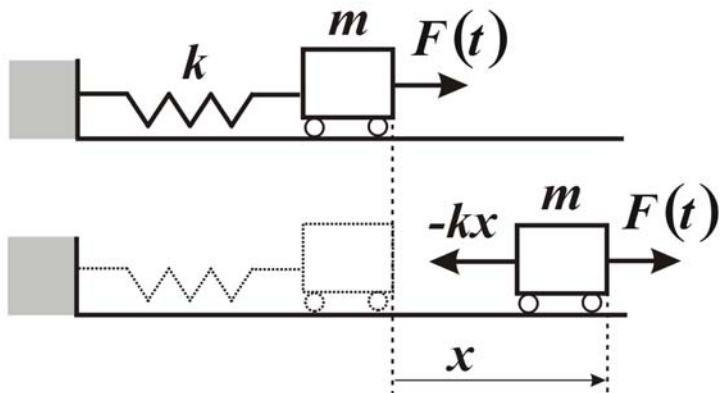
nagy frekvenciájú,  
rövid periódusidejű  
rezgés hullám



a lebegés periódus ideje:

$$T_l = \frac{2\pi}{(\omega - \omega_0)/2} = \frac{4\pi}{\omega - \omega_0}$$





**rezonancia vizsgálat I:**

$$x(t) = \frac{F}{k} \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \left( \sin \omega t - \frac{\omega}{\omega_0} \sin \omega_0 t \right),$$

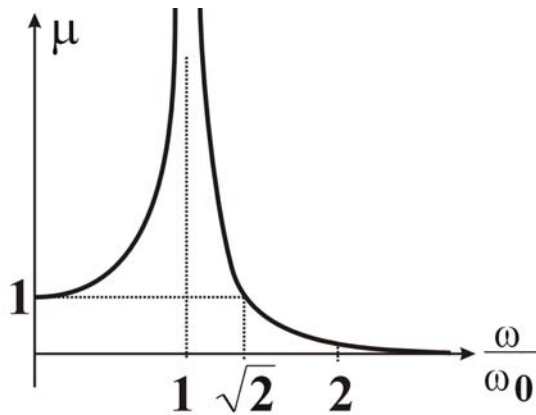
$$x(t) = \frac{F \omega_0}{k} \frac{\omega_0 \sin \omega t - \omega \sin \omega_0 t}{\omega_0^2 - \omega^2},$$

rezonancia tényező:

$$\mu = \frac{1}{\left| 1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2 \right|},$$

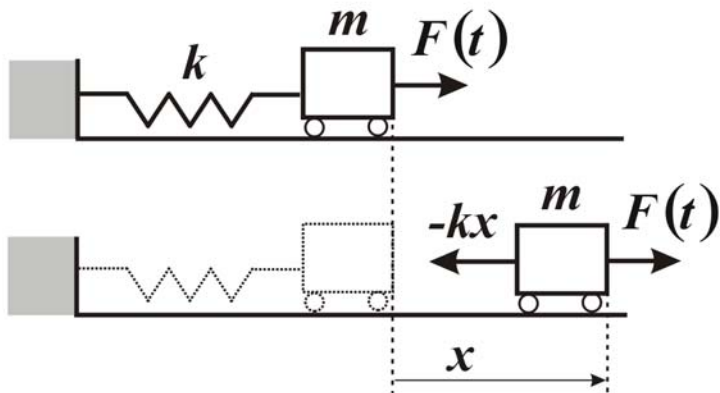
rezonancia esetén:  $x(t) \Big|_{\omega=\omega_0} = \frac{0}{0} = ?$

határérték-L'Hospital:  $\lim_{\omega \rightarrow \omega_0} x(t) = \frac{F \omega_0}{k} \lim_{\omega \rightarrow \omega_0} \frac{\omega_0 t \cos \omega t - \sin \omega_0 t}{-2\omega},$



$$\lim_{\omega \rightarrow \omega_0} x(t) = \frac{F}{2k} \sin \omega_0 t - \frac{F \omega_0}{2k} t \cos \omega_0 t,$$

rezonancia esetén a megoldás határértéke az idővel lineárisan növekvő amplitúdójú harmonikus rezgőmozgás:



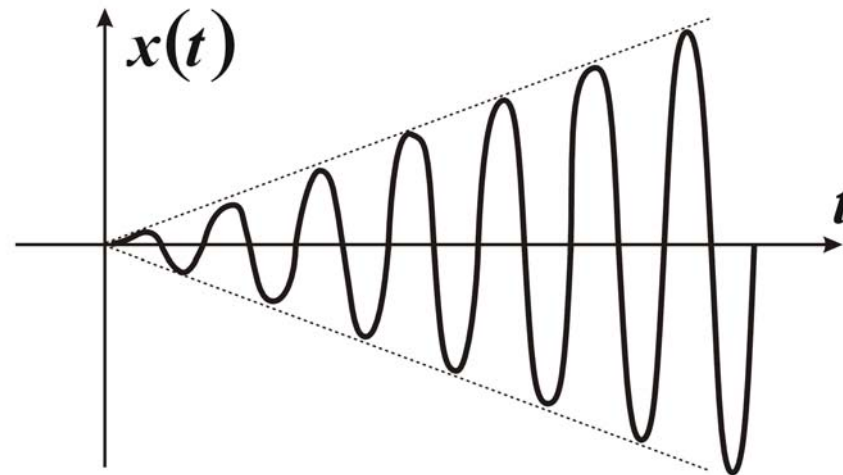
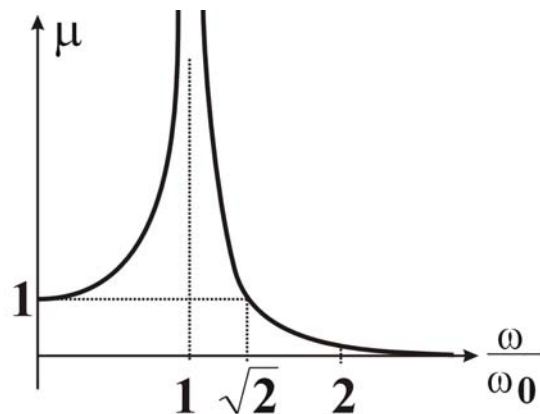
## rezonancia vizsgálat II:

$$\lim_{\omega \rightarrow \omega_0} x(t) = \frac{F}{2k} \sin \omega_0 t - \frac{F \omega_0}{2k} t \cos \omega_0 t,$$

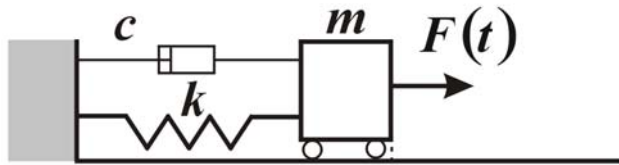
rezonancia esetén a megoldás határértéke az idővel lineárisan növekvő amplitúdójú harmonikus rezgőmozgás:

rezonancia tényező:

$$\mu = \frac{1}{\left| 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_0} \right)^2 \right|},$$

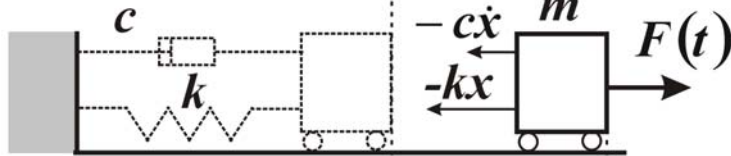


### 3.6. Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgések,



harmonikus erővel gerjesztett rezgés mozgásegyenlete:

$$\boxed{m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = F \sin \omega t = F(t)},$$



a gerjesztett válasz:  $x_g(t) = X_0 \sin(\omega t - \varphi)$ ,

Komplex formalizmus:

$$F(t) = F \sin \omega t = \text{Im} \left\{ F e^{j\omega t} \right\} = \text{Im} \left\{ \hat{F} e^{j\omega t} \right\},$$

$$x_g(t) = X_0 \sin(\omega t - \rho) = \text{Im} \left\{ X_0 e^{-j\rho} e^{j\omega t} \right\} = \text{Im} \left\{ \hat{X} e^{j\omega t} \right\},$$

$$m \text{Im} \left\{ (j\omega)^2 \hat{X} e^{j\omega t} \right\} + c \text{Im} \left\{ j\omega \hat{X} e^{j\omega t} \right\} + k \text{Im} \left\{ \hat{X} e^{j\omega t} \right\} = \text{Im} \left\{ \hat{F} e^{j\omega t} \right\},$$

$$(-\omega^2 m + j\omega c + k) \hat{X} = \hat{F},$$

$$\hat{X} = \frac{\hat{F}}{(-\omega^2 m + j(\omega c) + k)} = \frac{F}{\sqrt{(k - \omega^2 m)^2 + (\omega c)^2}} e^{-j \arctg \left( \frac{\omega c}{k - \omega^2 m} \right)}$$

$$x_g(t) = X_0 \sin(\omega t - \rho) = \text{Im}\{X_0 e^{-j\rho} e^{j\omega t}\} = \text{Im}\{\hat{X} e^{j\omega t}\},$$

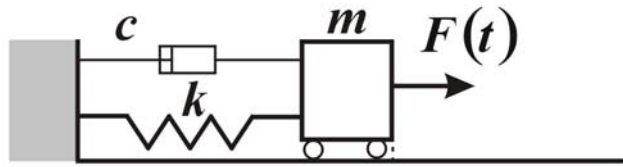
$$\hat{X} = \frac{\hat{F}}{(-\omega^2 m + j(\omega c) + k)} = \frac{F}{\sqrt{(k - \omega^2 m)^2 + (\omega c)^2}} e^{-j \arctg\left(\frac{\omega c}{k - \omega^2 m}\right)}$$

$$X_0 = \frac{F}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \frac{c^2 \omega^2}{km \omega_0^2}}}, \quad \varphi = \arctg\left(\frac{c \omega}{k - m \omega^2}\right),$$

kis csillapítású a szabad válasz:  $x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t}$ ,

a teljes megoldás:  $\lambda_1 = -\rho + j\omega_1, \lambda_2 = -\rho - j\omega_1$ ,

$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} + X_0 \sin(\omega t - \varphi),$$

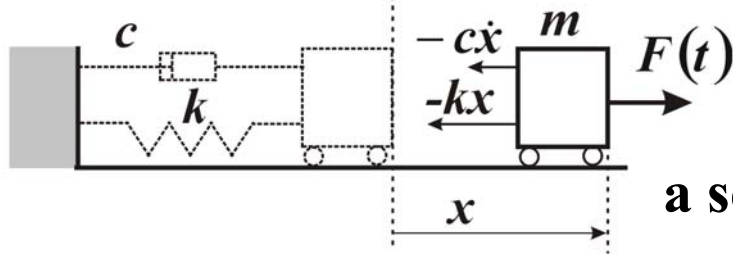


a teljes megoldás:

$$x(t) = d_1 e^{\lambda_1 t} + d_2 e^{\lambda_2 t} + X_0 \sin(\omega t - \varphi),$$

a kezdeti feltételekhez illesztve:

az elmozdulás:  $x(0) = 0 = d_1 + d_2,$



a sebesség:  $v(0) = 0 = \lambda_1 d_1 + \lambda_2 d_2 + X_0 \omega \cos \varphi,$

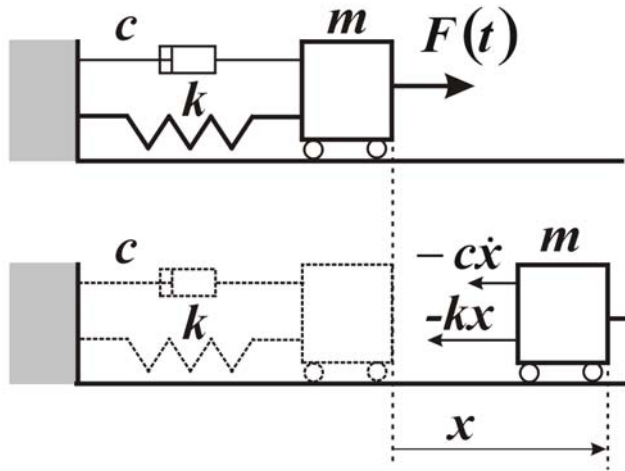
$$d_1 = \frac{X_0 \omega \cos \varphi}{\lambda_2 - \lambda_1} = -\frac{X_0 \omega \cos \varphi}{2j\omega_1}, \quad d_2 = \frac{X_0 \omega \cos \varphi}{\lambda_1 - \lambda_2} = \frac{X_0 \omega \cos \varphi}{2j\omega_1}, \quad d_2 = d_1^*,$$

a kezdeti feltételeket kielégítő megoldás:

$$x(t) = -\frac{X_0 \omega \cos \varphi}{\omega_1} e^{-\rho t} \underbrace{\left( \frac{e^{j\omega_1 t} - e^{-j\omega_1 t}}{2j} \right)}_{\sin \omega_1 t} + X_0 \sin(\omega t - \varphi),$$

$$x(t) = X_0 \left( \sin(\omega t - \varphi) - e^{-\rho t} \frac{\omega \cos \varphi}{\omega_1} \sin \omega_1 t \right),$$

$$X_0 = \frac{F}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \frac{c^2}{km} \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}},$$



$$x(t) = X_0 \left( \sin(\omega t - \varphi) - e^{-\rho t} \frac{\omega \cos \varphi}{\omega_1} \sin \omega_1 t \right),$$

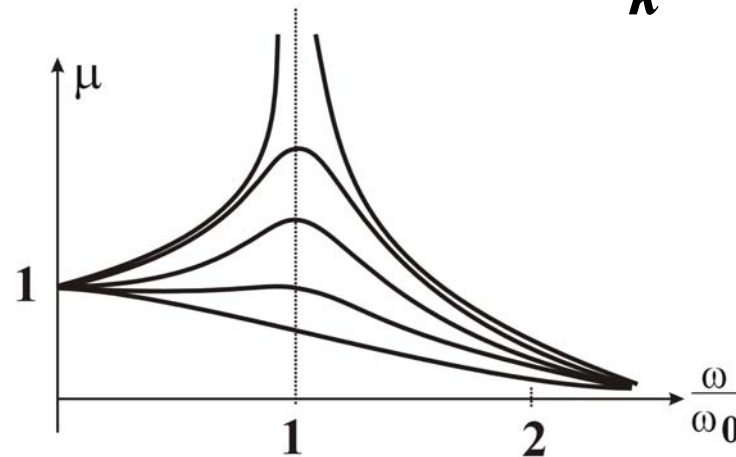
$$X_0 = \frac{F}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \frac{c^2 \omega^2}{km \omega_0^2}}},$$

a második tag gyorsan lecseng, az állandósult állapotához tartozó gerjesztett válasz:

$$x_g(t) = \mu \frac{F}{k} \sin(\omega t - \varphi),$$

a rezonancia tényező:

$$\mu = \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \frac{c^2 \omega^2}{km \omega_0^2}}},$$



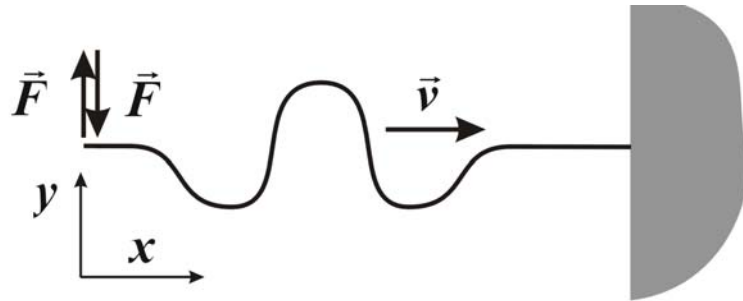
Függőhíd, USA, Washington State,  
1940. június-november, szél kb. 70 km/óra

Tacoma Narrows Bridge

## 4. Harmonikus rezgőmozgás, tranzverzális hullámok

### 4.1. 1D hullámegyenlet

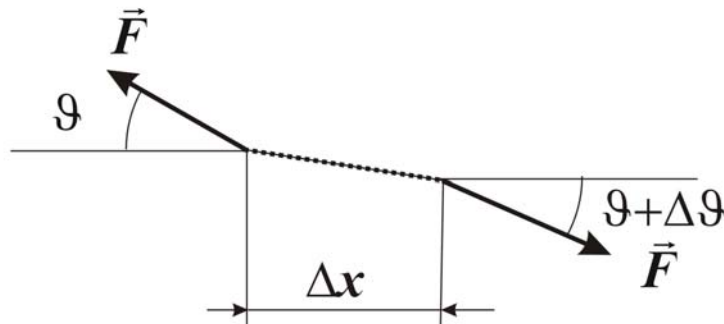
egy kötelet mozgatva, egységnyi hossz tömege:  $\mu = m/l$  [kg/m],



a kötel elemi tömegeinek  $y$  irányú kitérése a hely és az idő függvénye:  $y(x, t)$

a kötel elemi szakaszára ható erők: és az erők komponensei

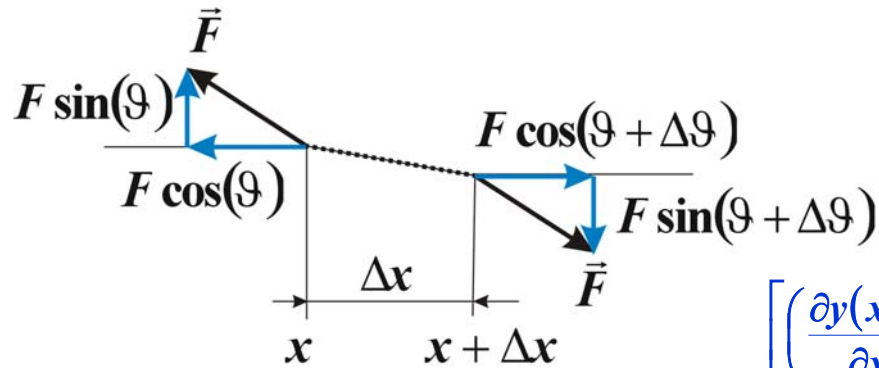
(a)  $\vartheta$  – kicsi,



$$\cos(\vartheta) \approx \cos(\vartheta + \Delta\vartheta) \approx 1,$$

$$\sin(\vartheta) \approx \text{tg}(\vartheta) \approx \frac{dy}{dx},$$

(b)  $F = \text{áll.}$



$$F_x = -F_x(x) + F_x(x + \Delta x) = 0,$$

$$F_y = F_y(x + \Delta x) - F_y(x),$$

$$\lim_{\Delta x \rightarrow 0} \left[ \frac{\left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial x} \right)_{x+\Delta x} - \left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial x} \right)_x}{\Delta x} \right] = \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial x} \right) = \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial x^2},$$

$$F_y = F \left[ \left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial x} \right)_{x+\Delta x} - \left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial x} \right)_x \right] = F \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial x^2} \Delta x,$$

a  $\Delta x$  szakasz elemi tömege  $y$ -irányú gyorsuló mozgásba kezd

$$F_y = ma_y, \quad F \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial x^2} \Delta x = \mu \Delta x \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial t^2},$$

a hullám terjedési sebessége:

$$\sqrt{\frac{F}{\mu}} = v, \quad \frac{F}{\mu} \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}, \quad \boxed{v^2 \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}},$$

1D hullámegyenlet,  
a tranzverzális mozgást  
végző tömegpontok  
mozgásegyenlete,



## 4.2. A hullámegyenlet megoldása

$$\boxed{v^2 \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial x^2} = \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial t^2}}$$

### 4.2. a) A megoldás haladó hullám

a megoldás alakja:  $y(x,t) = f(t \mp x/v)$ ,

retardált (késleltetett) hullámok, idő szükséges az információ,  
az elmozdulás továbbításához,

igazolás:  $\frac{\partial^2 f(t \mp x/v)}{\partial t^2} = f(t \mp x/v)$ ,  $\frac{\partial^2 f(t \mp x/v)}{\partial x^2} = \frac{1}{v^2} f(t \mp x/v)$ ,

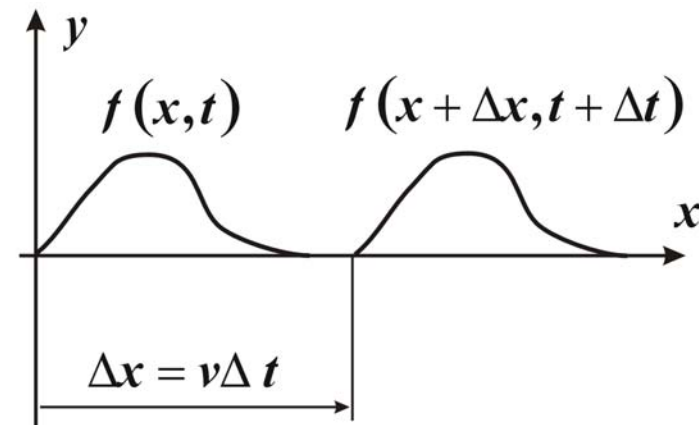
$v = \frac{dx}{dt} = \text{áll. -fázissebesség, a hullám } x\text{-irányú terjedésének sebessége}$

+  $x$  tengely irányában haladó hullám,

$$y^+(x,t) = f^+(x,t) = f^+(t - x/v),$$

-  $x$  tengely irányában haladó hullám,

$$y^-(x,t) = f^-(x,t) = f^-(t + x/v),$$



#### 4.2. b) A hullámegyenlet megoldása periodikus gerjesztés esetére

$$\boxed{v^2 \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial x^2} = \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial t^2},}$$

A hullámmozgást gerjesztő erő  
a komplex formalizmus alkalmazásával:

$$F(t) = F \cos \omega t = \operatorname{Re} \left\{ F e^{j\omega t} \right\},$$

A vizsgált rendszer lineáris, ezért a hullámmozgás is szinuszos lesz:

$$y(x,t) = Y(x) \cos \omega t = \operatorname{Re} \left\{ \hat{Y}(x) e^{j\omega t} \right\},$$

$$\frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial x^2} = \operatorname{Re} \left\{ \frac{\partial^2 \hat{Y}(x)}{\partial x^2} e^{j\omega t} \right\}, \quad \frac{\partial^2 y(x,t)}{\partial t^2} = \operatorname{Re} \left\{ (j\omega)^2 \hat{Y}(x) e^{j\omega t} \right\},$$

$$\boxed{v^2 \frac{\partial^2 \hat{Y}(x)}{\partial x^2} = (j\omega)^2 \hat{Y}(x),}$$

a megoldás alakja:  $\hat{Y}(x) = Y e^{kx}$ ,

az  $y$  irányú kitérés  $x$  szerinti változása

$$v^2 k^2 \left( Y_0 e^{kx} \right) = (j\omega)^2 \left( Y_0 e^{kx} \right),$$

$$k = \mp j \frac{\omega}{v} = \mp j k_0,$$

$$Y(x) = Y^+ e^{-jk_0 x} + Y^- e^{+jk_0 x},$$

az  $y$  irányú kitérés  $x$  szerinti változása:  $\hat{Y}(x) = Y^+ e^{-jk_0 x} + Y^- e^{+jk_0 x}$ ,

$$k = \mp j \frac{\omega}{v} = \mp j k_0, \quad k_0 - \text{cirkuláris hullámszám,}$$

$$k_0 = \frac{\omega}{v} = \frac{2\pi}{T} \frac{1}{v} = \frac{2\pi}{\Lambda}, \quad T - \text{a kötélen haladó hullám periódus ideje,}$$
$$\Lambda - \text{a kötélen haladó hullám hullámhossza,}$$

$Y^+ e^{-jk_0 x}$  -a pozitív  $x$  irányban terjedő hullám komponens,

$Y^- e^{+jk_0 x}$  -a negatív  $x$  irányban terjedő hullám komponens,

a periodikus gerjesztésű hullámmozgás teljes megoldása:

$$y(x, t) = \text{Re} \left\{ \left( Y^+ e^{-j\omega x/v} + Y^- e^{j\omega x/v} \right) e^{j\omega t} \right\},$$

$$y(x, t) = Y^+ \cos \omega(t - x/v) + Y^- \cos \omega(t + x/v),$$

a  $+x$  irányban haladó hullám

a  $-x$  irányban haladó hullám

### 4.3. Hullámok reflexiója, visszaverődése

4.3. a) A befogás figyelembe vétele:  $\hat{Y}(x) = Y^+ e^{-jk_0 x} + Y^- e^{+jk_0 x}$ ,

a befogásnál a kötélt kitérése:

$$\hat{Y}(l) = Y^+ e^{-jk_0 l} + Y^- e^{+jk_0 l},$$

a befogásnál

a beeső és a reflektált komponens:

$$Y_2^+ = Y^+ e^{-jk_0 l}, \quad Y_2^- = Y^- e^{+jk_0 l},$$

$$r_2 = r(x=l) = \frac{Y_2^-}{Y_2^+} = \frac{Y^- e^{+jk_0 l}}{Y^+ e^{-jk_0 l}},$$

a befogásnál a reflexió tényező:

a befogástól induló

koordináta rendszer bevezetése:

$$x - l = z$$

$$\hat{Y}(x) = Y^+ e^{-jk_0 x} + Y^- e^{+jk_0 x} = Y_2^+ e^{jk_0(l-x)} + Y_2^- e^{-jk_0(l-x)},$$

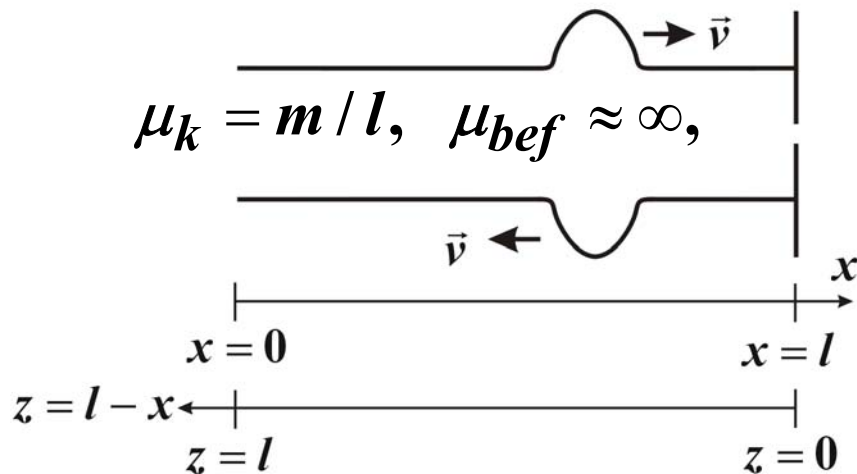
$$\hat{Y}(x) = Y_2^+ e^{jk_0(l-x)} + Y_2^- e^{-jk_0(l-x)} = Y_2^+ \left( e^{jk_0(l-x)} + r_2 e^{-jk_0(l-x)} \right),$$

$$\hat{Y}(x) = Y_2^+ e^{jk_0(l-x)} + Y_2^- e^{-jk_0(l-x)} = Y_2^+ \left( e^{jk_0(l-x)} + r_2 e^{-jk_0(l-x)} \right),$$

a reflexió tényező a kötélen mentén:

$$r(x) = \frac{Y^- e^{jk_0 x}}{Y^+ e^{-jk_0 x}} = \frac{Y_2^- e^{-jk_0(l-x)}}{Y_2^+ e^{+jk_0(l-x)}} = \frac{Y_2^-}{Y_2^+} e^{-j2k_0(l-x)} = r_2 e^{-j2k_0(l-x)},$$

#### 4.3. b) Merev falhoz való csatlakozás esetén:



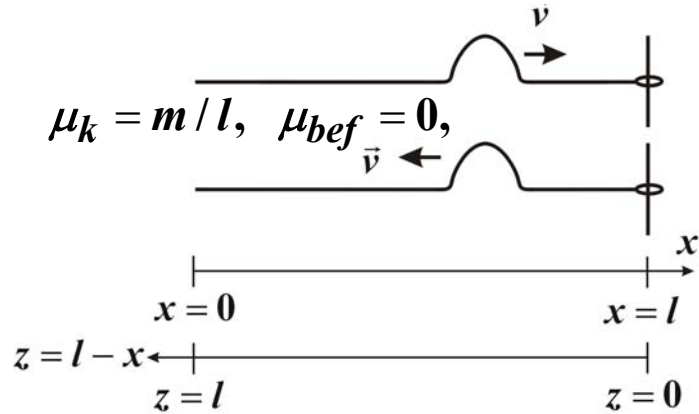
$$\hat{Y}(x) = Y_2^+ \left( e^{jk_0(l-x)} + r_2 e^{-jk_0(l-x)} \right),$$

a befogott végen reflexió lép fel:

$$r_2 = \frac{\frac{1}{\mu_{bef}} - \frac{1}{\mu_k}}{\frac{1}{\mu_{bef}} + \frac{1}{\mu_k}} = -1,$$

a merev falhoz csatlakozó kötélen a beérkező hullám ellenkező fázisban verődik vissza,

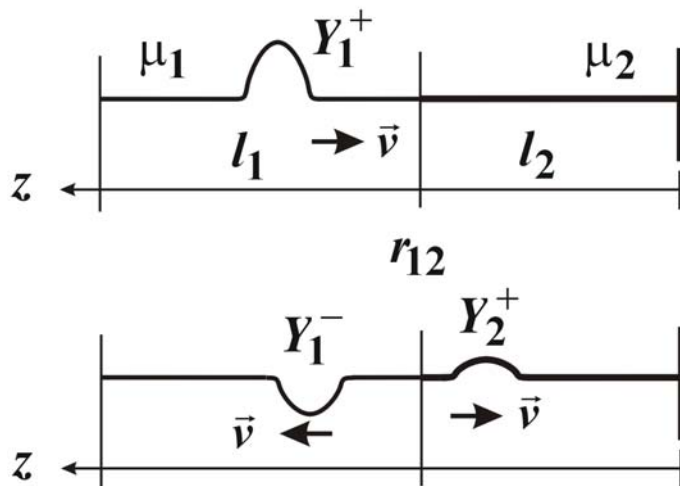
**4.3. c) reflexió szabad végű kötélén:**  $\hat{Y}(z) = Y_2^+ e^{jk_0(l-x)} + Y_2^- e^{-jk_0(l-x)}$ ,  
 a szabad végen reflexió lép fel:



$$r_2 = \frac{\frac{1}{\mu_{bef}} - \frac{1}{\mu_k}}{\frac{1}{\mu_{bef}} + \frac{1}{\mu_k}} = +1$$

a szabad végű kötélén a reflektált hullám azonos fázisban halad végig,

**4.3. d) Reflexió két különböző kötélcsatlakozásánál:**

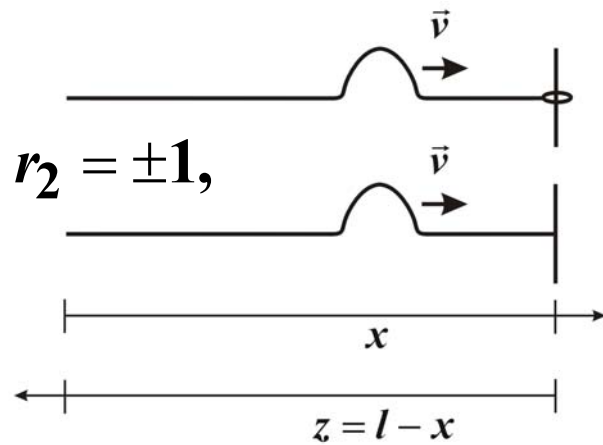


két különböző anyagállandójú kötélcsatlakozásánál reflexió lép fel, az 1. szakasz végén és a 2. szakasz elején a kitérés azonos,

$$r_{12} = \frac{\frac{1}{\mu_2} - \frac{1}{\mu_1}}{\frac{1}{\mu_2} + \frac{1}{\mu_1}}, \mu_1 < \mu_2, \rightarrow r_{12} < 0,$$

$$r_{12} \quad Y_1(x=l_1) = Y_1^+ + Y_1^- = Y_1^+ (1 + r_{12}) = Y_2^+ = Y_2(z=l_1),$$

#### 4.4. Állóhullámok kialakulása

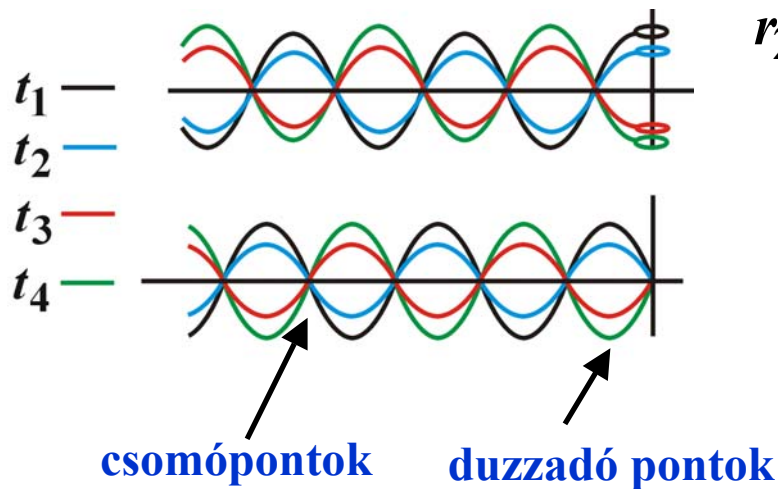


$$\hat{Y}(x) = Y_2^+ \left( e^{jk_0(l-x)} + r_2 e^{-jk_0(l-x)} \right),$$

$$\cos(\alpha \pm \beta) = \cos \alpha \cos \beta \mp \sin \alpha \sin \beta,$$

$$r_2 = +1, \quad \hat{Y}(x) = Y_2^+ \left( e^{jk_0(l-x)} + 1 e^{-jk_0(l-x)} \right) = 2Y_2^+ \cos k_0(l-x),$$

$$r_2 = -1, \quad \hat{Y}(x) = Y_2^+ \left( e^{jk_0(l-x)} - 1 e^{-jk_0(l-x)} \right) = 2Y_2^+ j \sin k_0(l-x),$$



a hely szerint állóhullámok alakulnak ki,

$$y(x, t) = \text{Re} \left\{ \hat{Y}(x) e^{j\omega t} \right\},$$

$$r_2 = +1, \quad y(z, t) = Y_2^+ 2 \cos \omega t \cdot \cos k_0(l-x),$$

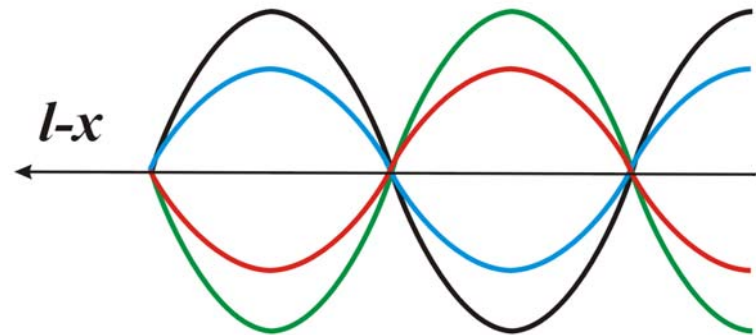
$$r_2 = -1, \quad y(z, t) = Y_2^+ 2 \sin \omega t \cdot \sin k_0(l-x),$$

**4.4. a) a csomópontok helye  $r_2=1$  esetén :**

$$r_2 = +1, \hat{Y}(x) = 2Y_2^+ \cos k_0(l-x),$$

$$k_0(l-x) = (2n+1)\frac{\pi}{2}, n = 0,1,2,\dots,$$

$$(l-x) = (2n+1)\frac{\pi/2}{k_0} = (2n+1)\frac{\pi/2}{2\pi/\Lambda} = (2n+1)\frac{\Lambda}{4},$$

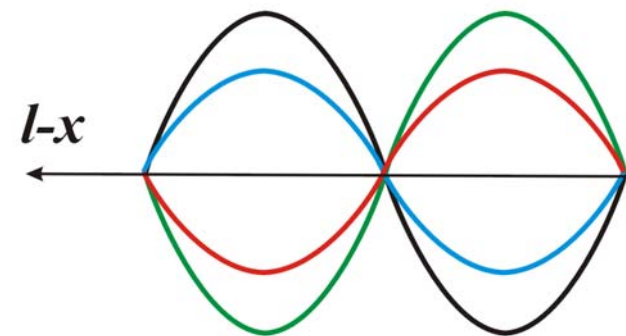


**4.4. b) a csomópontok helye  $r_2=-1$  esetén :**

$$r_2 = -1, \hat{Y}(x) = 2Y_2^+ j \sin k_0(l-x),$$

$$k_0(l-x) = 2n\frac{\pi}{2}, n = 0,1,2,\dots,$$

$$(l-x) = 2n\frac{\pi/2}{k_0} = 2n\frac{\pi/2}{2\pi/\Lambda} = 2n\frac{\Lambda}{4},$$





# Ellenőrző kérdések I

- Ismertesse a merev testek haladó és forgó mozgására vonatkozó összefüggéseket,
- Ismertesse a merev test súlypontja, statikai nyomatéka és impulzusa fogalmát és meghatározásának módját,
- Ismertesse a merev test forgó mozgásnál fellépő perdület, forgatónyomaték, tehetetlenségi nyomaték fogalmát és meghatározásának módját,
- Ismertesse a párhuzamos tengelyek tételét, a Steiner tételt, és a merev test egyensúlyi feltételeit,
- Ismertesse a merev test forgómozgásánál fellépő energiaviszonyokat,
- Ismertesse a merev testek statikai egyensúlyi feltételét,
- Ismertesse a a centrikus, egyenes és ferde ütközés számítási módszereit,
- Foglalja össze a rugalmas és rugalmatlan ütközés összefüggéseit,
- Foglalja össze merev testek excentrikus ütközése során a redukált tömeg bevezetésének elveit.

## Ellenőrző kérdések II

- Ismertesse a longitudinális hullámterjedés jellemzőit,
- Ismertesse a csillapítatlan szabad rezgés mozgásegyenletét és megoldását,
- Ismertesse a csillapított szabad rezgés mozgásegyenletét és megoldását, térjen ki a kis csillapítású szabad rezgések elemzésére,
- Ismertesse az állandó erővel gerjesztett csillapítatlan és csillapított rezgések viselkedését,
- Foglalja össze a harmonikus erővel gerjesztett csillapított és csillapítatlan rezgések viselkedését,
- Ismertesse a lebegés és a rezonancia jelenségét,
- Ismertesse az 1D hullámegyenletet és a retardálás fogalmát,
- Ismertesse az 1D hullámegyenlet megoldását szinuszos gerjesztés esetére,
- Ismertesse a hullámok reflexiójára, az állóhullámok kialakulására vonatkozó összefüggéseket.

## **Irodalom**

### **Tankönyv:**

**Transzport folyamatok modellezése, előadás vázlat, [www.e-oktat.pmmf.pte.hu](http://www.e-oktat.pmmf.pte.hu)**

**Ivanyi A. Transzport folyamatok modellezése, tankönyv, (megjelenés alatt), 2010.**

**Alvin Hudson, Rex Nelson, Útban a modern fizikához, LSI Oktatóközpont, 1994,**

**ISBN 963 577 197 5,**

### **Ajánlott irodalom:**

**M. Csizmadia Béla, Nándori Ernő, (szerk), Mosgástan, Nemzeti Tankönyvkiadó,**

**Budapest, 1997, ISBN 963 19 2353 3,**

### **Felhasznált irodalom:**

**Béda Gyula, Bezák Gáspár, Kinematika és dinamika, Műegyetemi Kiadó, 1989.**

**ISBN 963 420 596 8**

**Györgyi József, Dinamika, Műegyetemi Kiadó, 2003, ISBN 963 420 712 X**

**Szőke Béla, Fizika 2, Előadás vázlat, 2004,**

**M. Csizmadia Béla, Nándori Ernő, (szerk), Statika, Nemzeti Tankönyvkiadó,**

**Budapest, 19967, ISBN 963 19 2850 0.**

## **Irodalom**

### **Tankönyv:**

**Transzport folyamatok modellezése, előadás vázlat, [www.e-oktat.pmmk.pte.hu](http://www.e-oktat.pmmk.pte.hu)  
Alvin Hudson, Rex Nelson, Útban a modern fizikához, LSI Oktatóközpont, 1994,  
ISBN 963 577 197 5, (15, 18 fejezetek)**

### **Ajánlott irodalom:**

**M. Csizmadia Béla, Nándori Ernő, (szerk), Mosgástan, Nemzeti Tankönyvkiadó,  
Budapest, 1997, ISBN 963 19 2353 3,**

### **Felhasznált irodalom:**

**Béda Gyula, Bezák Gáspár, Kinematika és dinamika, Műegyetemi Kiadó, 1989.  
ISBN 963 420 596 8  
Györgyi József, Dinamika, Műegyetemi Kiadó, 2003, ISBN 963 420 712 X  
Szőke Béla, Fizika 2, Előadás vázlat, 2004.**

# Gyakorló feladatok I,

**Megoldandó feladatok a merev testek dinamikája, valamint az ütközés témaköréből.**

**Tankönyv, (TK): Alvin Hudson, Rex Nelson, Útban a modern fizikához,  
LSI Oktatóközpont, 1994, ISBN 963 577 197 5,**

## **Feladatok:**

**X. fejezet, 10-1, 10-3, 10-4, 10-5, 10-9, 10-10, 10-11, 10A-14, 10A-19, 10B-24, 10B-28 feladatok,**

**XI. fejezet, 11-1, 11-2, 11-4, 11-5, 11B-8 feladatok,**

**XII. fejezet, 12-6,12-7, 12-14, 12B-19 feladatok,**

**XIII. fejezet, 13-6, 13-7, 13B-10, 13C-27, 13C-28 feladatok.**

**IX. fejezet, 9-1, 9-2, 9-3, 9A-4, 9 B-7, 9B-11, 9B-12, 9C-34, 9C-43 feladatok**

# **Gyakorló feladatok II,**

**Megoldandó feladatok a merev testek kényszermozgása, a harmonikus rezgőmozgás témaköréből.**

**Tankönyv, (TK): Alvin Hudson, Rex Nelson, Útban a modern fizikához,  
LSI Oktatóközpont, 1994, ISBN 963 577 197 5,**

## **Feladatok:**

**XV. fejezet, 15-1, 15-2, 15-3, 15-4, 15-6, 15-10, 15A-10, 15C-37, 15C-39 feladatok, súrlódással csillapított rezgési feladatok megoldása, rugók függőleges rezgőmozgása,**

**XVIII. fejezet, 18-1, 18A-5 feladatok, reflexió számítása, állóhullámok hullámhosszának meghatározása**