

# Tartók dinamikája

## BMEEOTMAS43

Németh Róbert

Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

## Mit tanultunk eddig?

Csillapítatlan és csillapított egyszabadságfokú rendszerek szabadrezgése

Csillapítatlan egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése

## Mit fogunk tanulni ma?

Csillapított egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése - harmonikus gerjesztés

Egyszabadságfokú rendszer támaszrezgése

Szuperpozíció, periodikus gerjesztés

# Rezgések osztályozása

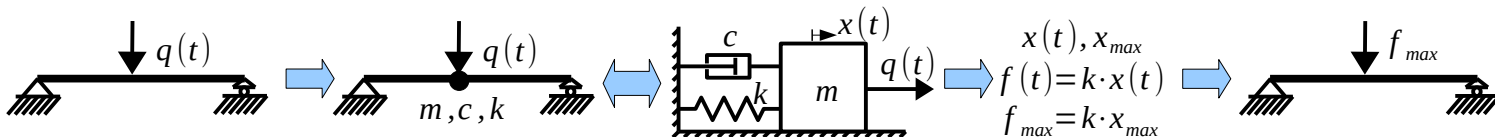
$$m \cdot \ddot{x}(t) + c \cdot \dot{x}(t) + k \cdot x(t) = q(t)$$

	$q(t) = 0$ szabadrezgés (homogén DE)	$q(t) \neq 0$ gerjesztett rezgés (inhomogén DE)
$c = 0$ csillapítatlan rendszer (hiányos DE)	csillapítatlan szabadrezgés $m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot x(t) = 0$	csillapítatlan, gerjesztett rezgés $m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot x(t) = q(t)$
$c > 0$ csillapított rendszer	csillapított szabadrezgés $m \cdot \ddot{x}(t) + c \cdot \dot{x}(t) + k \cdot x(t) = 0$	csillapított, gerjesztett rezgés $m \cdot \ddot{x}(t) + c \cdot \dot{x}(t) + k \cdot x(t) = q(t)$

A differenciálegyenlet  $x(t)$  megoldásának ki kell elégítenie a *kezdeti feltételeket* is.

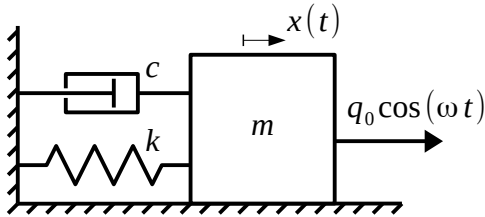
Egy adott  $t_0$  pillanatban az elmozdulás és a sebesség értéke előírt:  $x_0$ , illetve  $v_0$ , azaz:

$$x(t_0) = x_0 \quad \dot{x}(t_0) = v_0$$

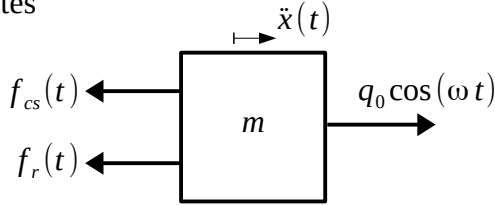


# Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgés – modell, mozgásegyenlet, megoldás – I.

Modell



Elkülönítés



N2:  $m \cdot \ddot{x}(t) = q_0 \cos(\omega t) - f_r(t) - f_{cs}(t)$   
 lineáris rugó:  $f_r(t) = k \cdot x(t)$   
 seb. arányos csill.:  $f_{cs}(t) = c \cdot \dot{x}(t)$

$$m \cdot \ddot{x}(t) + c \cdot \dot{x}(t) + k \cdot x(t) = q_0 \cos(\omega t)$$

Keressük  $x(t)$ -t, ha  $x(t_0) = x_0$ , és  $\dot{x}(t_0) = v_0$ .

Megoldás

A megoldás a homogén differenciálegyenlet általános, és az inhomogén differenciálegyenlet egy *partikuláris* megoldásának összege:

$$x(t) = x_{hom}(t) + x_g(t)$$

A homogén egyenlet megoldásának általános alakja:

$$x_{hom}(t) = e^{-\alpha t} \cdot (A \cdot \cos(\omega_0^* t) + B \cdot \sin(\omega_0^* t))$$

Keressük a partikuláris megoldást a gerjesztőerő függvényéhez hasonló alakban:

$$x_g(t) = x_{g0} \cdot \cos(\omega t - \varphi_0)$$

azaz a válasz  $\varphi_0$  szöggel *késik* a gerjesztéshez képest.

Így:  $\dot{x}_g(t) = -x_{g0} \omega \sin(\omega t - \varphi_0)$ ,

$$\ddot{x}_g(t) = -x_{g0} \omega^2 \cos(\omega t - \varphi_0)$$

Behelyettesítve a DE-be:

$$-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} \cos(\omega t - \varphi_0) - c \cdot \omega \cdot x_{g0} \sin(\omega t - \varphi_0) + k \cdot x_{g0} \cos(\omega t - \varphi_0) = q_0 \cdot \cos(\omega t)$$

## Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgés – modell, mozgásegyenlet, megoldás – II.

Behelyettesítve a DE-be:

$$-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} \cos(\omega t - \varphi_0) - c \cdot \omega \cdot x_{g0} \sin(\omega t - \varphi_0) + k \cdot x_{g0} \cos(\omega t - \varphi_0) = q_0 \cdot \cos(\omega t)$$

A trigonometriai azonosságokat felhasználva:

$$-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} (\cos(\omega t) \cos \varphi_0 + \sin(\omega t) \sin \varphi_0) - c \cdot \omega \cdot x_{g0} (\sin(\omega t) \cos \varphi_0 - \cos(\omega t) \sin \varphi_0) + k \cdot x_{g0} (\cos(\omega t) \cos \varphi_0 + \sin(\omega t) \sin \varphi_0) - q_0 \cdot \cos(\omega t) = 0$$

az időben szinuszos és koszinuszos tagokat szétválasztva

$$\cos(\omega t) (-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} \cos \varphi_0 + c \cdot \omega \cdot x_{g0} \cdot \sin \varphi_0 + k \cdot x_{g0} \cos \varphi_0 - q_0) + \sin(\omega t) (-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} \sin \varphi_0 - c \cdot \omega \cdot x_{g0} \cdot \cos \varphi_0 + k \cdot x_{g0} \sin \varphi_0) = 0$$

(1) Ha  $\sin(\omega t) = 0$  akkor  $\cos(\omega t) \neq 0$  és:  $-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} \cos \varphi_0 + c \cdot \omega \cdot x_{g0} \sin \varphi_0 + k \cdot x_{g0} \cos \varphi_0 - q_0 = 0$

(2) Ha  $\cos(\omega t) = 0$  akkor  $\sin(\omega t) \neq 0$  és:  $-m \cdot \omega^2 \cdot x_{g0} \sin \varphi_0 - c \cdot \omega \cdot x_{g0} \cos \varphi_0 + k \cdot x_{g0} \sin \varphi_0 = 0$

A (2) egyenletből:

$$(k - m \cdot \omega^2) \sin \varphi_0 = c \omega \cos \varphi_0 \rightarrow \operatorname{tg} \varphi_0 = \frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2} \rightarrow \varphi_0 = \operatorname{arctg} \frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}$$

$$\cos \alpha = \frac{1}{\sqrt{\operatorname{tg}^2 \alpha + 1}}$$

$$\sin \alpha = \frac{\operatorname{tg} \alpha}{\sqrt{\operatorname{tg}^2 \alpha + 1}}$$

Ezt használjuk fel az (1) egyenletben:

$$x_{g0} \left( (k - m \cdot \omega^2) \frac{1}{\sqrt{\left(\frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}\right)^2 + 1}} + c \cdot \omega \cdot \frac{\frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}}{\sqrt{\left(\frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}\right)^2 + 1}} \right) = q_0$$

## Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgés – modell, mozgásegyenlet, megoldás – III.

$$x_{g0} \left( (k - m \cdot \omega^2) \frac{1}{\sqrt{\left(\frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}\right)^2 + 1}} + c \cdot \omega \cdot \frac{\frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}}{\sqrt{\left(\frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}\right)^2 + 1}} \right) = q_0$$

$$x_{g0} \left( \frac{(k - m \cdot \omega^2)^2}{\sqrt{(c \omega)^2 + (k - m \cdot \omega^2)^2}} + \frac{(c \omega)^2}{\sqrt{(c \omega)^2 + (k - m \cdot \omega^2)^2}} \right) = x_{g0} \sqrt{(k - m \cdot \omega^2)^2 + (c \omega)^2} = q_0$$

Amiből a válasz amplitúdója:

$$x_{g0} = \frac{q_0}{\sqrt{(k - m \cdot \omega^2)^2 + (c \omega)^2}} = \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{m}{k} \cdot \omega^2\right)^2 + \left(\frac{c}{k} \omega\right)^2}} = \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4 \xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}}$$

A partikuláris megoldás:

$$x_g(t) = \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4 \xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}} \cos \left( \omega t - \arctg \frac{2 \xi \frac{\omega}{\omega_0}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \right)$$

$$\operatorname{tg} \varphi_0 = \frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}$$

$$\varphi_0 = \arctg \frac{c \omega}{k - m \cdot \omega^2}$$

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

$$c = \xi \cdot 2 \sqrt{k \cdot m}$$

$$\frac{2 \xi \sqrt{k m} \omega}{k - m \omega^2} = \frac{2 \xi \frac{\omega}{\omega_0}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}$$

# Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgés – modell, mozgásegyenlet, megoldás – IV.

A teljes megoldás:

$$x(t) = e^{-\xi \omega_0 t} \cdot \left( A \cdot \cos(\omega_0^* t) + B \cdot \sin(\omega_0^* t) \right) + \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4\xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}} \cos\left(\omega t - \arctg \frac{2\xi \frac{\omega}{\omega_0}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}\right)$$

gerjesztés amplitúdója/rugómerevség  
→ statikus elmozdulás  $x_{st}$

a két körfrekvencia  
viszonyától függő tényező:

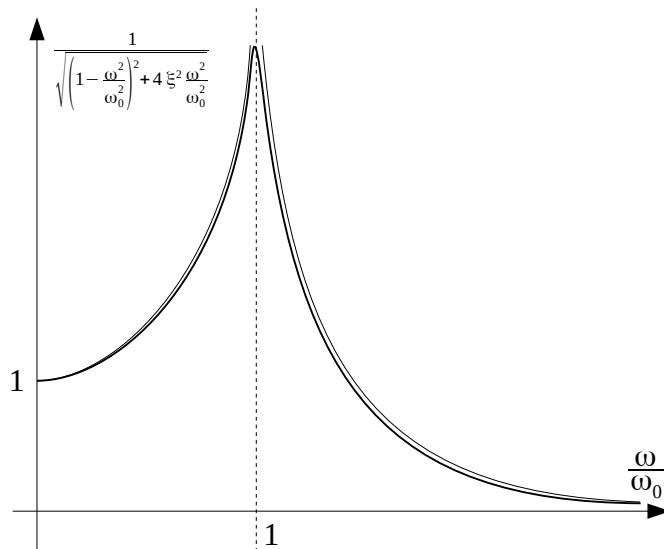
Az állandósult rezgésrész

(most nyilvánvaló a tranzien rész lecsengése):

$$x_{\text{áll}}(t) = \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4\xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}} \cos\left(\omega t - \arctg \frac{2\xi \frac{\omega}{\omega_0}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}\right)$$

Az állandósult rezgés amplitúdója:

$$x_{\hat{a}}(t) = \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4\xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}} = x_{st} \cdot \mu$$



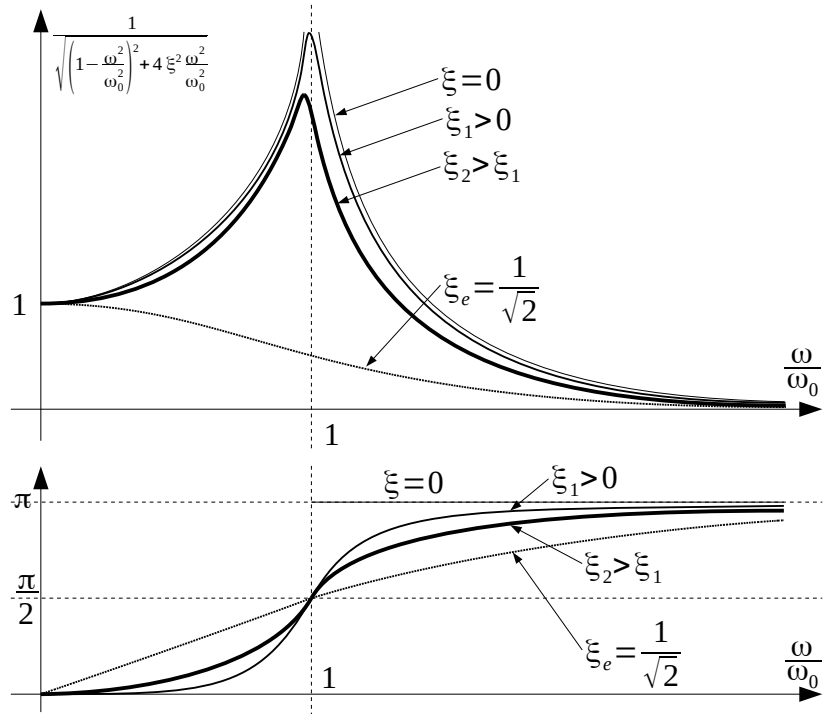
# Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgés – rezonancia, rezonanciatényező I.

$$x_{\text{áll}}(t) = x_{st} \cdot \mu \cdot \cos(\omega t - \varphi_0)$$

$$\frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4\xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}} \text{ jellemzői:}$$

- pozitív  $\rightarrow$  csillapított rezonanciatényező  $\mu$  (a fázis már  $\varphi_0$ -ban benne van)
- mindig kisebb a csillapítatlan rendszer rezonanciatényezőjénél
- nagyobb csillapításnál kisebb a rezonanciatényező
- nem válik soha végtelenné
- rezonancia ( $\omega = \omega_0$ ):
  - csillapítás hatása a legjelentősebb (végtelenből véges)
  - fáziskésés:  $\varphi_0 = \pi/2$
- $\mu$  maximuma eltolódik balra, ahogy  $\xi$  növekszik, de
  - ha  $\xi$  kicsi, akkor  $\mu_{\text{max}} \approx \frac{1}{2\xi}$
  - ha  $\xi > \frac{1}{\sqrt{2}}$  akkor  $\mu \leq 1$
- $\rightarrow$  *eszményi* csillapítás:  $\xi = 1/\sqrt{2}$

$$x_{\text{áll}}(t) = \frac{q_0}{k} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + 4\xi^2 \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}} \cos\left(\omega t - \arctg \frac{2\xi \frac{\omega}{\omega_0}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}}\right)$$



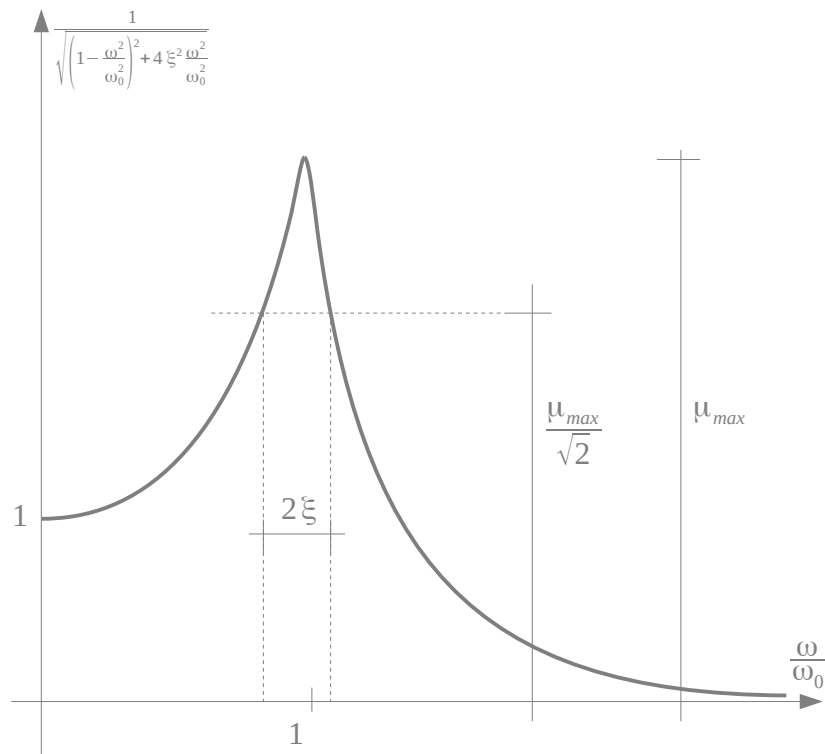


# Harmonikus erővel gerjesztett csillapított rezgés – rezonancia, rezonanciátényező II.

Kísérletek során a  $q_0 \cdot \mu$  erőt tudjuk mérni (miközben  $q_0$  is bizonytalan)

Kicsi  $\xi$  esetén közelítő módszer használható:

a maximum/ $\sqrt{2}$  értékhez tartozó két körfrekvencia közötti sávszélesség  $2\xi$



# Tartók dinamikája

## BMEEOTMAS43

Németh Róbert

Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

## Mit tanultunk eddig?

Csillapítatlan és csillapított egyszabadságfokú rendszerek szabadrezgése

Csillapítatlan egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése

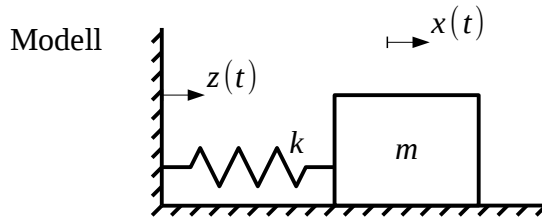
## Mit fogunk tanulni ma?

Csillapított egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése - harmonikus gerjesztés

Egyszabadságfokú rendszer támaszrezgése

Szuperpozíció, periodikus gerjesztés

# Támaszrezgéssel gerjesztett rezgés – modell, mozgásegyenlet, megoldás



*Differenciálegyenlet az elmozdulásra*

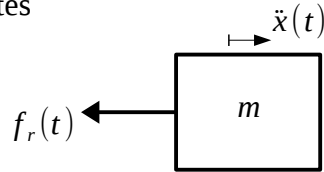
rugó megnyúlása:  $u(t) = x(t) - z(t)$

így:  $m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot (x(t) - z(t)) = 0$

amiből:

$$m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot x(t) = k \cdot z(t)$$

Elkülönítés



*Differenciálegyenlet a rugó megnyúlására*

az elmozdulás:  $x(t) = u(t) + z(t)$

a gyorsulás:  $\ddot{x}(t) = \ddot{z}(t) + \ddot{u}(t)$

így:  $m \cdot (\ddot{z}(t) + \ddot{u}(t)) + k \cdot u(t) = 0$

amiből:

$$m \cdot \ddot{u}(t) + k \cdot u(t) = -m \cdot \ddot{z}(t)$$

N2:

$$m \cdot \ddot{x}(t) = -f_r(t)$$

$$\text{lineáris rugó: } f_r(t) = k \cdot u(t)$$

$$m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot u(t) = 0$$

Keressük  $x(t)$ -t, vagy  $u(t)$ -t.

Formailag mindkét eset egy gerjesztett rezgés vizsgálatához felírt differenciálegyenletnek felel meg  
→ a támaszrezgés gerjesztett rezgésként kezelhető

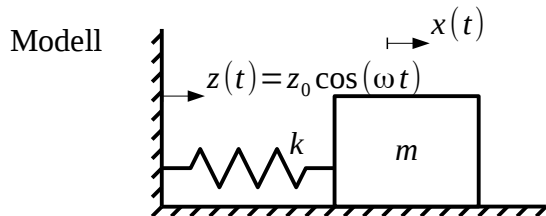
Különbség az eredmények felhasználásában van:

□  $x(t)$ -ből számolható: sebesség, gyorsulás

□  $u(t)$ -ből számolható: alakváltozás, belső erők

# Harmonikus támaszrezgéssel gerjesztett rezgés – elmozdulások

$$m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot x(t) = k \cdot z(t)$$



$$m \cdot \ddot{x}(t) + k \cdot x(t) = k \cdot z_0 \cos(\omega t)$$

Harmonikus erővel gerjesztett csillapítatlan rezgés, ahol

$$q_0 = k \cdot z_0$$

Az állandósult rezgésrész:

$$x_{\text{áll}}(t) = \frac{q_0}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cdot \cos(\omega t) = \frac{(k \cdot z_0)}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cdot \cos(\omega t) =$$

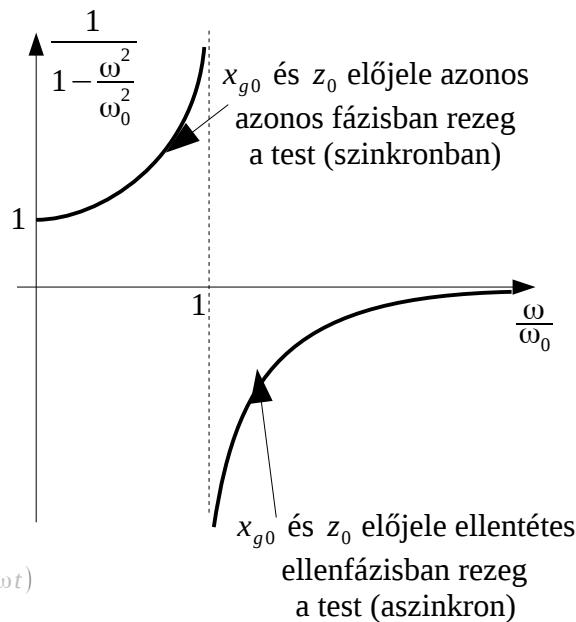
$$= z_0 \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega t)$$

a válaszfüggvény időfüggése

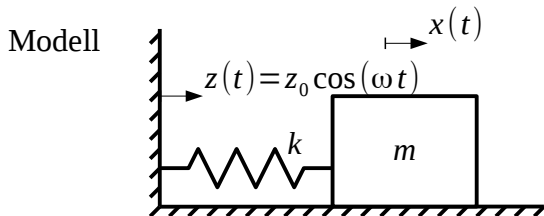
gerjesztés  
amplitúdója

a két körfrekvencia  
viszonyától függő tényező  
(mint korábban)

$$u(t) = x(t) - z(t) = z_0 \left( \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} - 1 \right) \cos(\omega t) = z_0 \frac{1 - \left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega t) = z_0 \frac{\omega^2}{\omega_0^2 - \omega^2} \cos(\omega t)$$



# Harmonikus támaszrezgéssel gerjesztett rezgés – alakváltozások $m \cdot \ddot{u}(t) + k \cdot u(t) = -m \cdot \ddot{z}(t)$



$$m \cdot \ddot{u}(t) + k \cdot u(t) = m \cdot \omega^2 \cdot z_0 \cos(\omega t)$$

Harmonikus erővel gerjesztett csillapítatlan rezgés, ahol

$$q_0 = m \omega^2 \cdot z_0$$

Az állandósult rezgésrész:

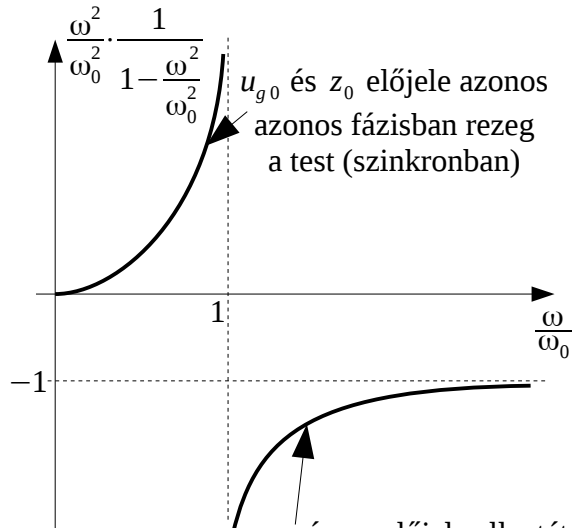
$$u_{\text{áll}}(t) = \frac{q_0}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cdot \cos(\omega t) = \frac{(m \omega^2 \cdot z_0)}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cdot \cos(\omega t) =$$

$$= z_0 \cdot \frac{\omega^2}{\omega_0^2} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}} \cdot \cos(\omega t)$$

a válaszfüggvény időfüggése

gerjesztés  
amplitúdója

a két körfrekvencia  
viszonyától függő tényező  
(a korábbi  $\frac{\omega^2}{\omega_0^2}$ -szerese)



$u_{g_0}$  és  $z_0$  előjele azonos  
azonos fázisban rezeg  
a test (szinkronban)

$u_{g_0}$  és  $z_0$  előjele ellentétes  
ellenfázisban rezeg  
a test (aszinkron)

A rugóerő maximuma az állandósult rezgés során:

$$f_r^{\text{max}} = k \cdot z_0 \cdot \frac{\omega^2}{\omega_0^2} \cdot \frac{1}{\left| 1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2} \right|}$$

statikusan ekkora erővel lehetne  
ugyanakkora alakváltozást elérni

# Tartók dinamikája

## BMEEOTMAS43

Németh Róbert

Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

## Mit tanultunk eddig?

Csillapítatlan és csillapított egyszabadságfokú rendszerek szabadrezgése

Csillapítatlan egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése

## Mit fogunk tanulni ma?

Csillapított egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése - harmonikus gerjesztés

Egyszabadságfokú rendszer támaszrezgése

Szuperpozíció, periodikus gerjesztés



# Harmonikus gerjesztések – szuperpozíció

Működjön két periódikus gerjesztőerő:  $m \ddot{x}(t) + k x(t) = q_1 \cos(\omega_1 t) + q_2 \cos(\omega_2 t)$

A megoldás a homogén egyenlet általános megoldása és az inhomogén egyenlet egy partikuláris megoldása:

$$x(t) = A \cos(\omega_0 t) + B \sin(\omega_0 t) + \frac{q_1}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega_1^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega_1 t) + \frac{q_2}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega_2^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega_2 t)$$

Az állandósult rezgésrész:

$$x_{\text{áll}}(t) = \frac{q_1}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega_1^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega_1 t) + \frac{q_2}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega_2^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega_2 t)$$

Mekkora a maximuma? ( $x_{\text{á}} = ?$ )

Ha  $\omega_1$  és  $\omega_2$  relatív prímek, akkor előfordulhat olyan  $t$ , amikor a két tag

szélsőértékei *egyszerre* és *azonos előjellel* lépnek fel.  $\rightarrow x_{\text{á}} = \sum_i \left| \frac{q_i}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega_i^2}{\omega_0^2}} \right|$

Minél több  $\omega_i$  van, ez az egybeesés annál valószínűtlenebb.

Létezik-e pontosabb felső határ?

## Lebegés – I.

Mi történik, ha a mozgás két olyan harmonikus függvény összegeként adódik, melyek körfrekvenciája egymáshoz közeli.

Ilyen eset előfordulhat:

- két harmonikus erő, egymáshoz közeli körfrekvenciával,
- a rezonanciához közeli állapotban, amikor a gerjesztőerő körfrekvenciája a sajátkörfrekvenciához közeli.

Tekintsük például az  $|\omega - \omega_0|$  kicsiny esetet (közel a rezonanciához), és:

$$x(t) = \cos(\omega_0 t) + \cos(\omega t)$$

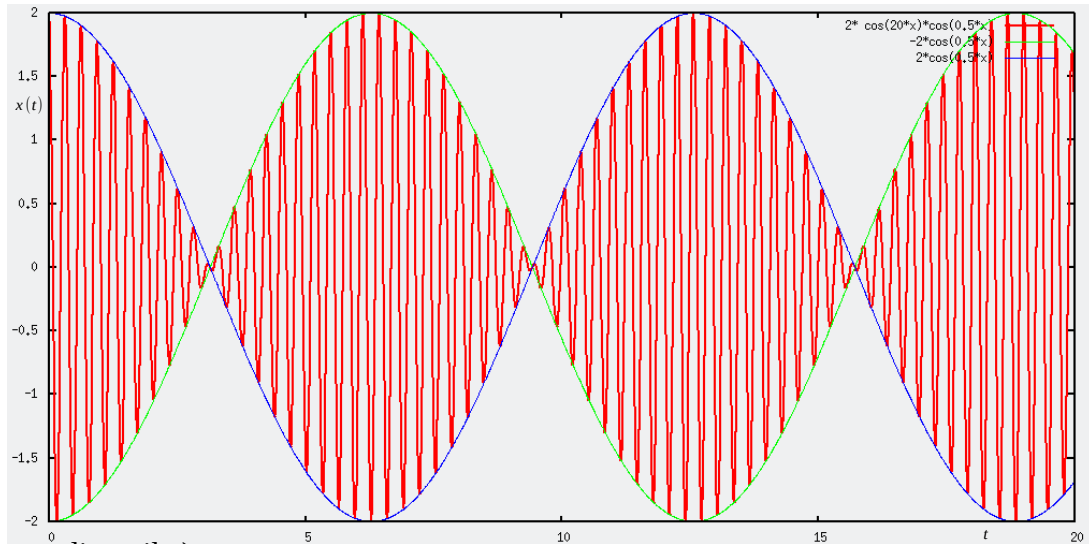
Legyen  $\bar{\omega} = \frac{\omega_0 + \omega}{2}$ ,  $\Delta\omega = \frac{\omega_0 - \omega}{2}$  és így:

$$\begin{aligned}\cos(\omega_0 t) + \cos(\omega t) &= \cos(\bar{\omega} t + \Delta\omega t) + \cos(\bar{\omega} t - \Delta\omega t) = \\ &= \cos(\bar{\omega} t) \cos(\Delta\omega t) - \sin(\bar{\omega} t) \sin(\Delta\omega t) + \cos(\bar{\omega} t) \cos(-\Delta\omega t) - \sin(\bar{\omega} t) \sin(-\Delta\omega t) = \\ &= 2 \cos(\bar{\omega} t) \cos(\Delta\omega t)\end{aligned}$$

## Lebegés – II.

$$\cos(\omega_0 t) + \cos(\omega t) = 2 \cos(\bar{\omega} t) \cos(\Delta \omega t)$$

Eredmény: egy  $\Delta \omega$ -tól függően változó amplitúdójú rezgés a két körfrekvencia közelében levő átlagos körfrekvenciával.  
Ezt a jelenséget (az amplitúdó hullámzó változást) hívjuk *lebegés* nek.



pl.:

$$\omega = 19,5 \text{ rad/s}$$

$$\omega_0 = 20,5 \text{ rad/s}$$

$$\bar{\omega} = 20 \text{ rad/s (gyors dinamika)}$$

$$\Delta \omega = 0,5 \text{ rad/s (lassú dinamika)}$$

# Tartók dinamikája

## BMEEOTMAS43

Németh Róbert

Tartószerkezetek Mechanikája Tsz.

## Mit tanultunk eddig?

Csillapítatlan és csillapított egyszabadságfokú rendszerek szabadrezgése

Csillapítatlan egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése

## Mit fogunk tanulni ma?

Csillapított egyszabadságfokú rendszer gerjesztett rezgése - harmonikus gerjesztés

Egyszabadságfokú rendszer támaszrezgése

Szuperpozíció, periodikus gerjesztés

# Periódikus gerjesztés – alapelv

$$q(t) = \sum_i q_i \cdot \cos(\omega_i t)$$

Mekkora az állandósult rezgésrész:  $\left( x_{\text{áll}}(t) = \sum_i \frac{q_i}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\omega_i^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega_i t) \right)$  maximuma? ( $x_{\text{á}}=?$ )

Ha a gerjesztést alkotó harmonikus függvények körfrekvenciái egy közös körfrekvencia többszörösei ( $\omega_j = j \cdot \omega_1$ ), pl.:

$$q(t) = \sum_j q_j \cos(\omega_j t) = \sum_j q_j \cos(j \omega_1 t)$$

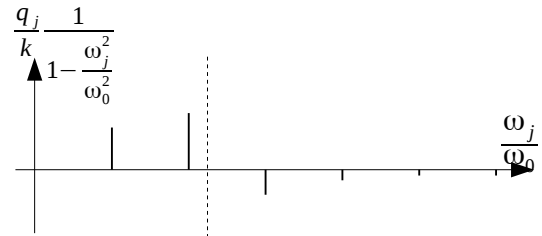
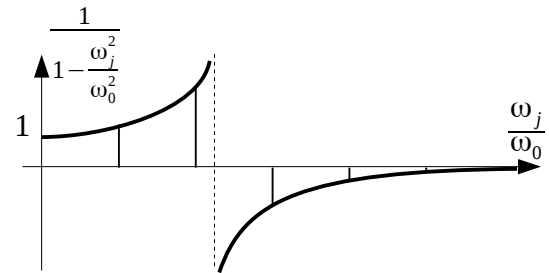
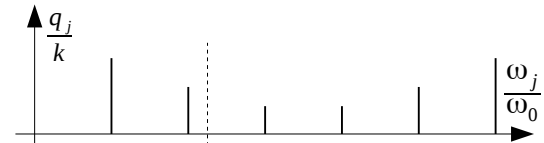
akkor a válasz is periódikus lesz  $T_1 = \frac{2\pi}{\omega_1}$  (alap) periódusidővel:

$$x_{\text{áll}}(t) = \sum_j \frac{q_j}{k} \cdot \frac{1}{1 - \frac{j^2 \omega_1^2}{\omega_0^2}} \cos(j \omega_1 t)$$

A szélsőérték is  $T_1$  időközönként lép fel.

Elegendő egy akkora időtartamban megkeresni a maximumot.

A válaszban a (kellően) magasabb felharmonikusok szerepe kisebb.



## Periódikus gerjesztés – Fourier-sor I.

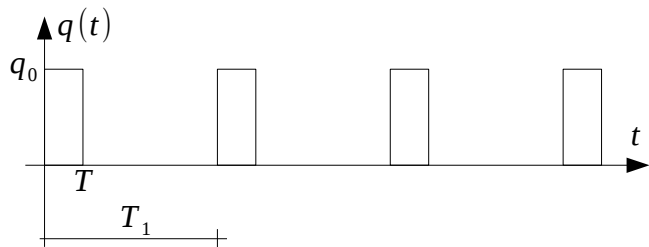
Ha a gerjesztés  $T_1$  periódikus (azaz  $q(t) = q(t + T_1)$ ), akkor átírható az előbbihez hasonló alakra:

$$q(t) = a_0 + \sum_j (a_j \cos(j\omega_1 t) + b_j \sin(j\omega_1 t)) = a_0 + \sum_j c_j \cos(j\omega_1 t - \varphi_j)$$

ahol:  $a_0 = \frac{1}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} q(t) dt$

$$a_j = \frac{2}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} \cos(j\omega_1 t) q(t) dt, \quad b_j = \frac{2}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} \sin(j\omega_1 t) q(t) dt$$

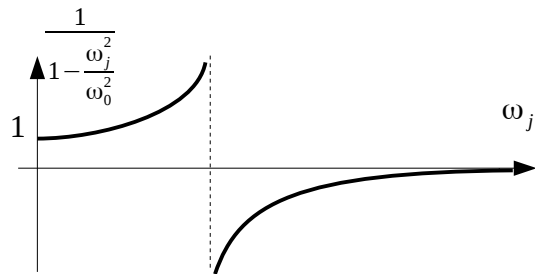
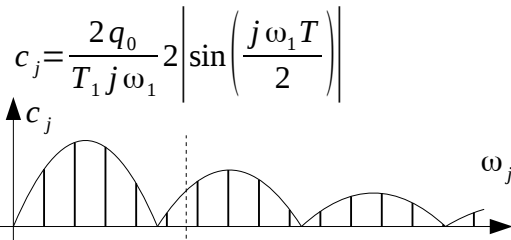
*Példa*



$$a_0 = \frac{1}{T_1} \int_0^T q_0 dt = \frac{T q_0}{T_1}$$

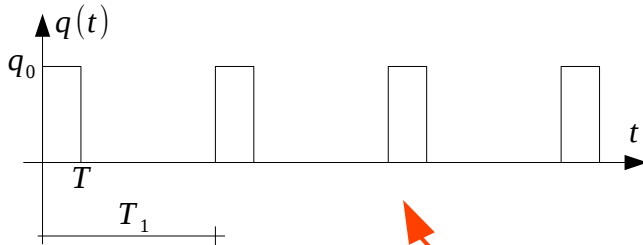
$$a_j = \frac{2}{T_1} \int_0^T \cos(j\omega_1 t) q_0 dt = \frac{2q_0}{T_1} \frac{\sin(j\omega_1 T)}{j\omega_1}$$

$$b_j = \frac{2}{T_1} \int_0^T \sin(j\omega_1 t) q_0 dt = \frac{2q_0}{T_1} \frac{1 - \cos(j\omega_1 T)}{j\omega_1}$$

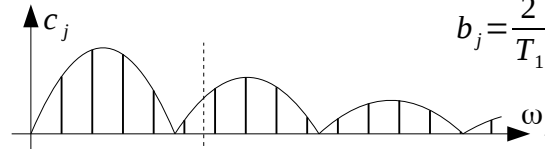


## Periódikus gerjesztés – Fourier-sor II.

$$q(t) = a_0 + \sum_j (a_j \cos(j \omega_1 t) + b_j \sin(j \omega_1 t))$$



$$c_j = \frac{2q_0}{T_1 j \omega_1} \left| \sin\left(\frac{j \omega_1 T}{2}\right) \right|$$



$$a_0 = \frac{1}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} q(t) dt$$

$$a_j = \frac{2}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} \cos(j \omega_1 t) q(t) dt$$

$$b_j = \frac{2}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} \sin(j \omega_1 t) q(t) dt$$

Mi lenne, ha:  $T_1 \rightarrow \infty$ ?

Ha  $T_1 \rightarrow \infty$ , akkor az alap frekvencia nullához tart, a pálcikák végtelenül besűrűsödnek

a teherfüggvény összegzésekor integrálni kell  $\omega$  szerint  $\left( d\omega = \frac{2\pi}{T_1} \text{-gyel szorzunk} \right)$

az  $a$  és  $b$  amplitúdó nem  $j$ -től függ, hanem  $\omega$ -tól  
az idő szerinti integrálást  $-\infty$ -tól  $+\infty$ -ig kell elvégezni

és visszaszorozni  $\frac{T_1}{2\pi}$ -vel

$$q(t) = \int_0^{\infty} (a(\omega) \cos(\omega t) + b(\omega) \sin(\omega t)) d\omega$$

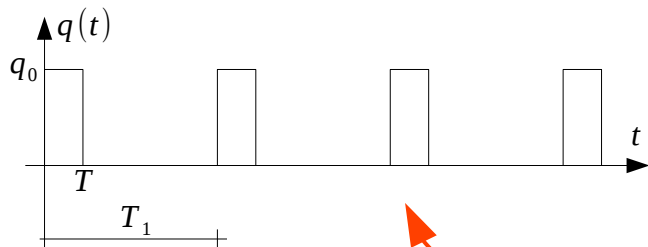
$$a(\omega) = \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \cos(\omega t) q(t) dt$$

$$b(\omega) = \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \sin(\omega t) q(t) dt$$



# Periódikus gerjesztés – Fourier-sor III.

$$q(t) = a_0 + \sum_j (a_j \cos(j\omega_1 t) + b_j \sin(j\omega_1 t))$$

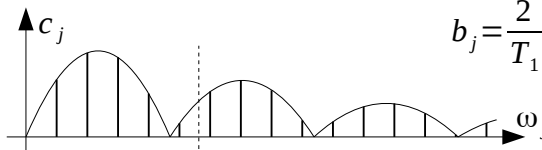


$$c_j = \frac{2q_0}{T_1 j \omega_1} 2 \left| \sin\left(\frac{j\omega_1 T}{2}\right) \right|$$

$$a_0 = \frac{1}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} q(t) dt$$

$$a_j = \frac{2}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} \cos(j\omega_1 t) q(t) dt$$

$$b_j = \frac{2}{T_1} \int_{\tau}^{\tau+T_1} \sin(j\omega_1 t) q(t) dt$$



Mi lenne, ha:  $T_1 \rightarrow \infty$ ?

Mi lenne, ha egyetlen téglalappal gerjesztenénk?

impulzusteher:  $T_1 \rightarrow \infty$  és  $T \rightarrow 0$ ,  $q_0 = \frac{1}{T}$

$$q(t) = \int_0^{\infty} (a(\omega) \cos(\omega t) + b(\omega) \sin(\omega t)) d\omega$$

$$a(\omega) = \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \cos(\omega t) q(t) dt$$

$$b(\omega) = \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \sin(\omega t) q(t) dt$$

$$c_j = \frac{2}{T_1 j \omega_1} 2 \left| \frac{\sin\left(\frac{j\omega_1 T}{2}\right)}{T} \right|$$

