PANM 14, Dolní Maxov, 1. – 6. června 2008

1

# Modelování rezonančních vlastností kulového tlumiče

Jiří Náprstek, Cyril Fischer



Institute of Theoretical and Applied Mechanics, v.v.i. Academy of Sciences of the Czech Republic, 190 00 Praha 9, Prosecká 76

## **OSNOVA**

### 1. ÚVOD

2. MATEMATICKÝ MODEL

2.1. Sférická a Cartézská verze základní diferenciální soustavy

## 3. SEMI-TRIVIÁLNÍ ŘEŠENÍ VE VERTIKÁLNÍ ROVINĚ

3.1. Semi-triviální řešení

3.2. Analýza stability

3.3. Vztah rezonančních křivek a hranic stability

## 4. POST-KRITICKÁ ODEZVA V REZONANČNÍ OBLASTI

4.1. Simulace

4.2. Stacionární řešení v rezonanční oblasti – limitní cykly

5. NUMERICKÝ VÝPOČET REZONANČNÍ KŘIVKY 6. ZÁVĚR

## 1. ÚVOD — MOTIVACE

Motivační obrázek: Taipei 101, Taiwan. Současný nejvyšší mrakodrap (508 m) užívá jako tlumič kmitů kyvadlo, které váží 700 000kg



Existují však i konstrukce, které tlumič nemají a kde by docela hodil – a nemusíme chodit daleko



## 2. MATEMATICKÝ MODEL

#### 2.1. Sférická a Cartézská verze základní diferenciální soustavy

Semi-triviální řešení a jeho porucha se nedá formulovat v proměnných  $\theta(t), \varphi(t).$ 

Soustavu je třeba popsat přibližně v souřadnicích  $\boldsymbol{x}, \boldsymbol{y}, \boldsymbol{z}$ 

s jednou vedlejší geometrickou podmínkou

Složky pohybu $\xi(t),\zeta(t)$ odpovídají souřadnicímx,y.

konzervativní část absorbce a disipace energie



#### Kinetická energie:

$$T = \frac{m}{2} \left[ \dot{\xi}^2 + \dot{\zeta}^2 + \frac{1}{4r^2} \left( \xi^2 + \zeta^2 \right)^2 \left( 1 + \frac{\xi^2 + \zeta^2}{2r^2} \right)^2 + 2\dot{u}\dot{\xi} + \dot{u}^2 \right];$$
  
kde: (...)' =  $\frac{\mathbf{d}}{\mathbf{d}t}$ (...).

Potenciální energie:

$$1 - \cos \theta \approx \frac{1}{2}\theta^2 - \frac{1}{24}\theta^4 \quad \Rightarrow \quad V = mg \left[ \frac{1}{2r} (\xi^2 + \zeta^2) + \frac{1}{8r^3} (\xi^2 + \zeta^2)^2 \right]$$

## Přibližná Lagrangeova soustava ve složkách $\xi, \zeta$ — v Cartézské soustavě: $O(\varepsilon^6); \ \varepsilon^2 = (\xi^2 + \zeta^2)/r^2:$

$$\ddot{\xi} + \frac{1}{2r^2}\xi(\xi^2 + \zeta^2) + 2\omega_b\dot{\xi} + \frac{g}{r}(\xi + \frac{1}{2r^2}\xi(\xi^2 + \zeta^2)) = -\ddot{a}$$
$$\ddot{\zeta} + \frac{1}{2r^2}\zeta(\xi^2 + \zeta^2) + 2\omega_b\dot{\zeta} + \frac{g}{r}(\zeta + \frac{1}{2r^2}\zeta(\xi^2 + \zeta^2)) = 0$$

 $\omega_b$  - relativní měřítko viskozního útlumu.

## 3. SEMI-TRIVIÁLNÍ ŘEŠENÍ VE VERTIKÁLNÍ ROVIŅĚ

## 3.1. Semi-triviální řešení

#### Předpokládáme

- harmonické buzení (pravá strana):  $a(t) = a_0 \sin \omega t$
- pohyb ve vertikální rovině:  $\zeta_0 = 0$
- obecný tvar řešení:  $\xi_0 = \xi_c \cos \omega t + \xi_s \sin \omega t$

Koeficienty  $\xi_c, \xi_s$  jsou obecně funkce času:

(a) **Stacionární řešení:**  $\xi_c$ ,  $\xi_s$  konvergují ke konstantám;

(b) Obecný případ: řešení je nestacionární, amplitudy mohou sledovat periodické i neperiodické křivky.

Soustava se redukuje na rovnici

$$\ddot{\xi}(1+\frac{\xi^2}{r^2}) + \frac{1}{r^2}\xi\dot{\xi}^2 + \frac{1}{2}\omega_b\dot{\xi} + \omega_0^2\xi(1+\frac{1}{2r^2}\xi^2) - a_0\omega^2\sin\omega t = 0$$

Stacionární stav (metoda harmonické rovnováhy):

$$\xi_{c} \left( (\omega_{0}^{2} - \omega^{2}) + \frac{1}{2r^{2}} \left( \frac{3}{4} \omega_{0}^{2} - \omega^{2} \right) (\xi_{c}^{2} + \xi_{s}^{2}) \right) + \frac{1}{2} \omega \omega_{b} \cdot \xi_{s} = 0$$
  
$$\xi_{s} \left( (\omega_{0}^{2} - \omega^{2}) + \frac{1}{2r^{2}} \left( \frac{3}{4} \omega_{0}^{2} - \omega^{2} \right) (\xi_{c}^{2} + \xi_{s}^{2}) \right) - \frac{1}{2} \omega \omega_{b} \cdot \xi_{c} = a_{0} \cdot \omega^{2}$$



**Rovnice pro amplitudu**  $R_0^2 = \xi_c^2 + \xi_s^2$ :

$$R_0^2 \left| \omega^2 \omega_b^2 + 4 \left( \left( \omega_0^2 - \omega^2 \right) + rac{1}{2r^2} \left( rac{3}{4} \omega_0^2 - \omega^2 
ight) R_0^2 
ight)^2 
ight| - 4 \omega^4 a_0^2 \; = \; 0 \; ,$$

— tzv. **rezonanční křivka** 



Rezonanční křivky jakožto semi-triviální řešení;(a) pevná amplituda buzení, proměnný útlum; (b) pevný útlum, proměnná amplituda buzení.

#### **3.2.** Analýza stability

#### Rozšíříme semitriviální řešení o lineární poruchu v obou souřadnicích:

$$\begin{aligned} \xi &= \xi_0 + u \quad (u = u(t)) , \quad (a) \\ \zeta &= 0 + v \quad (v = v(t)) . \quad (b) \end{aligned}$$
  
kde  
$$u(t) &= u_c \cos \omega t + u_s \sin \omega t , \\ v(t) &= v_c \cos \omega t + v_s \sin \omega t . \end{aligned}$$

"Linneární" a "malá" porucha ... zachovají se první mocniny u, v a jejich derivací.

Harmonická rovnováha; dvě lineární algebraické soustavy pro  $u_c, u_s$  and  $v_c, v_s$ :

$$\left[ \left(\omega_0^2 - \omega^2\right) + \frac{1}{2r^2} \left(\frac{3}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right) \left(3\xi_c^2 + \xi_s^2\right) \right] u_c + \left[\frac{1}{2}\omega\omega_b + \frac{1}{r^2} \left(\frac{3}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right)\xi_c\xi_s \right] u_s = 0,$$

$$\left[ \frac{1}{r^2} \left(\frac{3}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right)\xi_c\xi_s - \frac{1}{2}\omega\omega_b \right] u_c + \left[ \left(\omega_0^2 - \omega^2\right) + \frac{1}{2r^2} \left(\frac{3}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right) \left(\xi_c^2 + 3\xi_s^2\right) \right] u_s = 0,$$

$$\left[ \left(\omega_0^2 - \omega^2\right) + \frac{1}{2r^2} \left(\frac{3}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right) \xi_c^2 + \frac{1}{2r^2} \left(\frac{1}{4}\omega_0^2 + \omega^2\right) \xi_s^2 \right] v_c + \left[ \frac{1}{r^2} \left(\frac{1}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right) \xi_c \xi_s + \frac{1}{2}\omega\omega_b \right] v_s = 0,$$

$$\left[ \frac{1}{r^2} \left(\frac{1}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right) \xi_c \xi_s - \frac{1}{2}\omega\omega_b \right] v_c + \left[ \left(\omega_0^2 - \omega^2\right) + \frac{1}{2r^2} \left(\frac{3}{4}\omega_0^2 - \omega^2\right) \xi_s^2 + \frac{1}{2r^2} \left(\frac{1}{4}\omega_0^2 + \omega^2\right) \xi_c^2 \right] v_s = 0.$$

#### hranice stability :

$$\begin{aligned} \zeta : \quad R_v^2 \frac{1}{2r^2} \left( \frac{3}{4} \omega_0^2 - \omega^2 \right) \left( 3R_v^2 \frac{1}{2r^2} \left( \frac{3}{4} \omega_0^2 - \omega^2 \right) + 4(\omega_0^2 - \omega^2) \right) + (\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \frac{1}{4} \omega^2 \omega_b^2 = 0 \\ \xi : \quad R_u^2 \left( \frac{\omega_0^2}{2r^2} (\omega_0^2 - \omega^2) + R_u^2 \frac{1}{4r^4} \left( \frac{3}{4} \omega_0^2 - \omega^2 \right) \left( \frac{1}{4} \omega_0^2 + \omega^2 \right) \right) + (\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \frac{1}{4} \omega^2 \omega_b^2 = 0 \end{aligned}$$



Hranice stability semi-triviálního řešení: (a) kolmo k rovině (xz) - hranice stability  $\zeta$ ; (b) v rovině (xz) - hranice stability  $\xi$ .

11

video

## 4. POST-KRITICKÁ ODEZVA V REZONANČNÍ OBLASTI

## 4.1. Simulace - numerický výpočet

- Fourierova transformace numerického řešení ukazuje, že řešení obsahuje pouze frekvenci odpovídající frekvenci buzení  $\omega$  v celé rezonanční oblasti.
- Podle obrázku (e) je možné očekávat stacionární řešení i v rezonanční oblasti.

#### Uvažujme obecnější tvar řešení:

$$\begin{aligned} \xi(t) &= a_c(t) \cos \omega t + a_s(t) \sin \omega t \\ \zeta(t) &= b_c(t) \cos \omega t + b_s(t) \sin \omega t \end{aligned}$$

pro 4 neznámé  $a_c, a_s, b_c, b_s$  namísto 2  $\xi, \zeta$  můžeme definovat 2 další podmínky:

$$\dot{\xi}(t) = -a_c \omega \sin \omega t + a_s \omega \cos \omega t$$
$$\dot{\zeta}(t) = -b_c \omega \sin \omega t + b_s \omega \cos \omega t$$

kde 
$$a_c = a_c(t), a_s = a_s(t), b_c = b_c(t), b_s = b_s(t).$$



Diferenciální soustava pro amplitudy  $a_c = a_c(t), a_s = a_s(t), b_c = b_c(t), b_s = b_s(t)$ :

$$\omega \begin{bmatrix} -2a_ca_s, & 4r^2 + 3a_c^2 + a_s^2, & -a_sb_c - a_cb_s, & 3a_cb_c + a_sb_s \\ -4r^2 - a_c^2 - 3a_s^2, & 2a_ca_s, & -a_cb_c - 3a_sb_s, & a_sb_c + a_cb_s \\ -a_sb_c - a_cb_s, & 3a_cb_c + a_sb_s, & -2b_cb_s, & 4r^2 + 3b_c^2 + b_s^2 \\ -a_cb_c - 3a_sb_s, & a_sb_c + a_cb_s, & -4r^2 - b_c^2 - 3b_s^2, & 2b_cb_s \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{a}_c \\ \dot{a}_s \\ \dot{b}_c \\ \dot{b}_s \end{bmatrix} =$$

$$= -\frac{1}{2} \left[ \begin{array}{c} a_c \left( 8\Omega_2 r^2 + (a_c^2 + a_s^2 + b_c^2) \,\Omega_1 + b_s^2 \Omega_3 \right) + 2a_s \left( 2\beta\omega r^2 + b_c b_s \Omega_4 \right) \\ 8\omega^2 a_0 r^2 + a_s \left( 8\Omega_2 r^2 + (a_c^2 + a_s^2 + b_s^2) \,\Omega_1 + b_c^2 \Omega_3 \right) - 2a_c \left( 2\beta\omega r^2 - b_c b_s \Omega_4 \right) \\ b_c \left( 8\Omega_2 r^2 + (a_c^2 + b_c^2 + b_s^2) \,\Omega_1 + a_s^2 \Omega_3 \right) + 2b_s \left( 2\beta\omega r^2 + a_c a_s \Omega_4 \right) \\ b_s \left( 8\Omega_2 r^2 + (a_s^2 + b_c^2 + b_s^2) \,\Omega_1 + a_c^2 \Omega_3 \right) - 2b_c \left( 2\beta\omega r^2 - a_c a_s \Omega_4 \right) \end{array} \right] ,$$

označení:

$$\Omega_1 = 3\omega_0^2 - 4\omega^2$$
,  $\Omega_2 = \omega_0^2 - \omega^2$ ,  $\Omega_3 = \omega_0^2 + 4\omega^2$ ,  $\Omega_4 = \omega_0^2 - 4\omega^2$ .

budeme řešit numericky



Numerický výpočet amplitud v rezonanční oblasti

#### 4.2. Stacionární řešení v rezonanční oblasti - limitní cykly

 $\lim_{t \to \infty} a_c, a_s, b_c, b_s = \text{const.} \Rightarrow \lim_{t \to \infty} \dot{a}_c, \dot{a}_s, \dot{b}_c, \dot{b}_s = 0$ tzn. pravá strana výše uvedené soustavy musí být nulová:

$$\begin{array}{rcl} a_c \cdot (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1) &+& 2b_s S_A^2 \Omega_4 &+& 4a_s \omega_b \omega r^2 &=& 0 \\ a_s \cdot (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1) &-& 2b_c S_A^2 \Omega_4 &-& 4a_c \omega_b \omega r^2 &=& -8\omega^2 a_0 r^2 \\ b_c \cdot (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1) &-& 2a_s S_A^2 \Omega_4 &+& 4b_s \omega_b \omega r^2 &=& 0 \\ b_s \cdot (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1) &+& 2a_c S_A^2 \Omega_4 &-& 4b_c \omega_b \omega r^2 &=& 0 \\ R_A^2 &=& a_c^2 + a_s^2 + b_c^2 + b_s^2 &>& 0 \ ; & S_A^2 &=& a_s b_c - a_c b_s \\ R_A^2 & \dots \text{``(zobecněná) amplituda''}, S_A^2 &\dots \text{``(zobecněná) fáze''} \end{array}$$

$$\begin{array}{rcl} R_A^2 \cdot \left[ (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1)^2 + 4S_A^4 \Omega_4^2 + 16\omega_b^2 \omega^2 r^4 \right] - \\ & -8S_A^4 (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1) \Omega_4 &= 64\omega^4 a_o^2 r^4 \\ S_A^2 \cdot \left[ 2R_A^2 (8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1) \omega_4 - \\ & -(8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1)^2 - 16\omega_b^2 \omega^2 r^4 - 4S_A^4 \Omega_4^2 \right] &= 0 \end{array}$$

- (i)  $S_A^2 = 0$ buď jsou vektory  $[a_c, a_s], [b_c, b_s]$  kolineární  $\Rightarrow \xi(t)/\zeta(t) = const$ anebo  $\zeta = 0$
- (ii)  $S_A^2 \neq 0$

 $(8\Omega_2 r^2 + R_A^2 \Omega_1)[(R_A^2 \omega_o^2 + 4\Omega_2 r^2)^2 + 4\omega_b^2 \omega^2 r^4] = 8\Omega_4 \omega^4 a_o^2 r^4$ 

PANM 14, Dolní Maxov, 1.-6. června 2008



### 4.3. Shrnutí



lineární rezonanční křivka limit stability  $\xi$ limit stability  $\zeta$ "amplituda" limitního cyklu "fáze" limitního cyklu amplituda  $\sqrt{\xi^2 + \zeta^2}$  numericky amplituda  $\xi$  numericky

### 5. Numerické počítání "rezonančních" křivek

amplituda



amplituda  $\sqrt{\xi^2 + \zeta^2}$  numericky amplituda  $\zeta$  numericky amplituda  $\xi$  numericky

#### Rezonanční křivka:

- Klasický výpočet: řešení rovnice pro jednotlivé frekvence pravé strany.

- Každý zobrazený bod je maximum řešení ustáleného na nějakém intervalu.

- Pro nestacionární řešení (žlutá oblast) rezonanční křivka nemá smysl.

— Klasický výpočet je pomalý. Jak urychlit?

### Rezonanční křivka Duffingovy rovnice



## 6. ZÁVĚR

- 1. Efektivita kyvadla jako dynamického tlumiče kmitání je silně závislá na existenci semitriviálního řešení. Z toho důvodu se zkoumala stabilita pohybu kyvadla ve svislé rovině xz.
- 2. Existují dva typy ztráty stability pohybu vzhledem ke svislé rovině:  $\zeta$  stabilita pohyb kolmo k rovině (xz);  $\xi$  stabilita pohyb v rovině (xz).
- **3.** Při projíždění rezonanční oblastí se potkáme s ledasčím: řešení má charakter semitriviální, deterministický stacionární i nestacionární, kvazi-periodický, chaotický.
- **4.** Projíždíme-li rezonanční oblasti, narazíme na dva typy limitních cyklů (stacionární řešení).
- **5.** Poměr amplitudy buzení a faktoru útlumu by neměl přesáhnout jistou hranici, aby se zabránilo vzniku prostorového pohybu a tím se zajistila dokonalá funkce tlumiče.