

Univerzitet u Prištini Fakultet tehničkih nauka Kosovska Mitrovica

Mr Srđan V. Jović ENERGIJSKA ANALIZA DINAMIKE VIBROUDARNIH SISTEMA SA KRIVOLINIJSKIM PUTANJAMA I NEIDELANIM VEZAMA

Prezentacija doktorske disertacije

Mentor Prof.dr Vladimir M. Raičević

Kosovska Mitrovica, 2010.



Ministarstvo za nauku i tehnološki razvoj Republike Srbije *Republika Srbija*

Vojvodina Serbia BOSNIA Kragujevac Paracin Cačak Kraljevo Zica Kruševac Studenica Novi Sopocani Leskovac ontenegro Ivangrad Kosovska Kosovo Adapted by B. C. Biega SERBIA

Rezultati istraživanja teme doktorske disertacije urađeni su u okviru projekta ON144002 "Problemi teorijske i tehničke mehanike krutih i čvrstih tela. Mehanika materijala", (2006-2010), koji finansira Ministarstvo za nauku i tehnologiju Republike Srbije. Rukovodilac projekta prof. dr Katica (Stevanović) Hedrih.





Članovi Komisije za pregled, ocenu i odbranu doktorske disertacije su:

Prof.dr Katica (Stevanović) Hedrih

Naučni savetnik u Matematičkom institutut SANU, Beograd i u zvanju redovni profesor Mašinskog fakulteta u Nišu Član Akademije nauka visokih škola Ukrajine Oblast kompetencije: *Teorijska i primenjena mehanika, Nelinearna dinamika*

Prof.dr Vladimir Raičević

redovni profesor Fakulteta tehničkih nauka u Kosovskoj Mitrovici Univerzitet u Prištini Oblast kompetencije: *Teorijska i primenjena mehanika*

Prof.dr Zlatibor Vasić

redovni profesor Fakulteta tehničkih nauka u Kosovskoj Mitrovici Univerzitet u Prištini Oblast kompetencije: *Teorijska i primenjena mehanika*

Sadržaj

- Uvod
 - Osnovi teorije dinamike sudara dva materijalna sistema i metode za izučavanje dinamike vibroudarnih sistema
 - Slobodne oscilacije materijalne tačke po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama

- Energijska analiza dinamike vibroudarnih sistema sa krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama
- Zaključna razmatranja

Uvod

Problemi dinamike vibroudarnih sistema predstavljaju posebnu oblast primenjene teorije oscilacija.

Vibroudarni sistemi ili *oscilatori sa udarima (sudarima)* su dinamički sistemi, kod kojih su moguća oscilatorna kretanja praćena sudarima pokretnih masa ili njihovim udarima o nepokretne ograničivače, odnosno dinamički sistemi koji vrše oscilatorna kretanja za čije periode se dešavaju udari. To su *diskretni sistemi* koji spadaju u grupu *nelinearnih sistema* zbog nelinearne prirode udara.

Vibroudarni sistem se može smatrati *sistemom apsolutno krutih tela* ili materijalnih tačaka povezanih elastičnim vezama ako se *uvodi aproksimacija* da se *(s)udar smatra trenutnim* i da pri udaru materijalne tačke o ograničivač elongacije nastaje *trenutna promena normalne komponente brzine*.

Teorijska saznanja o vibroudarnim sistemima su od posebne važnosti za inženjersku praksu zbog široke primene vibroudarnih dejstava koja se koriste za ostvarivanje samog tehnološkog procesa.

Uvod

Na bazi vibroudarnih sistema konstruišu se razne vibracione mašine kod kojih radni deo mora da vrši periodične udare zbog ostvarivanja samog tehnološkog procesa. Uopšteno *primere korišćenja vibroudarnih sistema* možemo da vidimo kod:

- transportnih sistema;
- građevinskih mašina;
- livačkih mašina;
- vibroinstrumenata i dr.

U ovom radu je korišćen termin **nelinearni vibroudarni sistem** što podrazumeva da je **bezudarno kretanje**, kretanje u intervalima između udara, **opisano nelinearnom diferencijalnom jednačinom**. (Jaku nelinearnost karakteriše oscilatorno kretanje prekidano udarima, zbog same prirode udara).

Uvod

Ako je kretanje u intervalima između (s)udara *slobodno*, onda su diferencijalne jednačine kretanja sistema *obične homogene nelinearne drugog reda*, koje se mogu rešiti u analitičkom obliku. Analiza ovakvih vibroudarnih sistema je vršena uz pomoć *"tačnih" metoda* za izučavanje vibroudarne dinamike.

Od "tačnih" metoda koristili smo:

- analitičku metodu "podešavanja" i
- metodu fazne ravni.

Oslanjanjući se na metodu Runge-Kutta četvrtog reda sa promenljivim korakom Ako je kretanje u intervalima između (s)udara prinudno onda su diferencijalne jednačine kretanja sistema obične nehomogene nelinearne drugog reda, koje se ne mogu rešiti u analitičkom obliku. Analiza ovakvih vibroudarnih sistema je vršena uz pomoć numeričkih metoda za izučavanje vibroudarne dinamike, korišćenjem softverskog alata u vidu paketa:

MathCad; MATLAB; Wolfram mathematica.

Na osnovu dosadašnjih saznanja o teoriji vibroudarnih sistema i oslanjajući se na originalne radove na tu temu autora: František Peterke, Katice (Stevanović) Hedrih, Alz Nayfeh sa saradnicima, Dimentberg M.F i Menyailov A.I., Foole S. i Bishop S., Lieber P. i Jensen, D., Luo G.W. i Xie J.H., Nordmark A.B., Pavlovskaia E., Wiercigroch M., i drugih, možemo da kažemo da se danas sve više uvećava interes za izučavanje prenosa energije unutar složenih sistema i nelinearnih modova. Zato je od važnosti izučiti energijsku analizu dinamike vibroudarnih procesa u vibroudarnim sistemima i sa jednim i sa više stepeni slobode kretanje, kao i neidealnim vezama.

Na osnovu *naučnih rezultata prof.dr Katice (Stevanović) Hedrih*, prikazanih u konsultacijama, kao i u publikovanim referencama, prikazane su diferencijalne (dvojne) jednačine kretanja, kao i (dvojne) jednačine faznih trajektorija

slobodnih oscilacija teške materijalne tačke po krivolinijskim hrapavim linijama u vertikalnim ravnima i sa neidealnim vezama,

kao i posebni primeri kretanja po *hrapavoj paraboličoj liniji, hrapavoj cikloidnoj liniji i hrapavoj kružnoj liniji*.

Hrapava kriva linija z=f(x)

Teška materijalna tačka M, mase *m*, kreće se duž hrapave krive linije sa trenjem klizanja *Coulomb*-ovog tipa koeficijenta μ . Za formiranje diferencijalne (dvojne) jednačine kretanja koristimo *princip dinamičke ravnoteže*.



Slobodno kretanje teške materijalne tačke duž hrapave krive linije: a^* izvedeni položaj kuglice; b^* plan sila v^2 $\vec{I}_F = -m\vec{a}_N - m\vec{a}_T = -m\frac{v^2}{D}\vec{N} - m\dot{v}\vec{T}$

gde je R_k poluprečnik (radijus) putanje krive linije u tački trenutnog položaja teške materijalne tačke. \vec{N} su \vec{J} edinični vektori (ortovi) glavne normale i tangente na putanju krive linije u trenutnom položaju.

$$\left(-m\ddot{s}\vec{T}\right) + \left(-m\frac{v^2}{R_k}\vec{N}\right) + mg\left(-\sin\alpha\vec{T} - \cos\alpha\vec{N}\right) + F_N\vec{N} - \mu|\vec{F}_N|\frac{\vec{v}}{|\vec{v}|} = 0$$

Skalarnim množenjem jednačine sa jediničnim vektorima \vec{N} i \vec{T} , i

sređivanjem jednačina, dobijamo traženu *diferencijalnu (dvojnu) jednačinu kretanja.*

$$\ddot{s} + g \sin \alpha \pm \mu \left(\frac{v^2}{R_k} + g \cos \alpha \right) = 0$$

s -krivolinijska (lučna) koordinata

$$\left(ds = dx\sqrt{1 + {z'}^2}\right)$$

Rešenje diferencijalne (dvojne) jednačine kretanja predstavlja (dvojnu) jednačinu faznih trajektorija i ima oblik

$$\dot{x}^{2}(x) = e^{-\int \frac{2}{\sqrt{1+z'^{2}}} \left[\frac{d}{dx}\sqrt{1+z'^{2}} \pm \mu \frac{z''}{\sqrt{1+z'^{2}}}\right] dx} \left[-2g\int \frac{1}{(1+z'^{2})} (z'\pm\mu) e^{\int \frac{2}{\sqrt{1+z'^{2}}} \left[\frac{d}{dx}\sqrt{1+z'^{2}} \pm \mu \frac{z''}{\sqrt{1+z'^{2}}}\right] dx} dx + C\right]$$

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja odgovarajućeg *fiktivnog konzervativnog sistema* (izostavljajući deo koji ukazuje na nelinearnost sistema) ima oblik

$$\ddot{x} + \frac{g}{(1+z'^2)}(z'\pm\mu) = 0$$

A odgovarajuća (dvojna) jednačina faznih trajektorija ima oblik

$$\dot{x}^{2}(x) - \dot{x}^{2}(x_{0}) + 2g \int_{x_{0}}^{x} \frac{(z' \pm \mu)}{(1 + z'^{2})} dx = 0$$

Parabolična hrapava linija

Teška materijalna tačka M, mase *m*, kreće se duž parabolične hrapave linije sa trenjem klizanja *Coulomb*-ovog tipa koeficijenta μ . *Opšta jednačina parabole* ima oblik $x^2 = 2pz$ gde je 2p[m]-parametar parabole koji je jednak četvorostrukoj udaljenosti fokusa od vrha parabole.



Slobodne oscilacije teške materijalne tačke duž parabolične hrapave linije: a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila

Za generalisanu koordinatu (sistem ima jedan stepen slobode kretanja) usvajamo parametar φ (ugao koji gradi pravac tangente sa pravcem paralelnim sa osom O_X) **Brzina teške materijalne tačke** $\dot{s} = \frac{p}{\cos^2 \varphi} \sqrt{1 + tg^2 \varphi} \dot{\phi} = \frac{p}{\cos^3 \varphi} \dot{\phi}$ se računa po formuli

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po paraboličnoj hrapavoj liniji je

$$\left| \frac{d}{dt} \left(\dot{x} \frac{1}{p} \sqrt{p^2 + x^2} \right) + \frac{gx}{\sqrt{p^2 + x^2}} \pm \frac{\mu}{\sqrt{p^2 + x^2}} \left(\dot{x}^2 + gp \right) = 0 \right|$$

ili u funkciji generalisane koordinatearphi

$$\ddot{\varphi} + (3tg\varphi \pm \mu)\dot{\varphi}^2 + \frac{g\cos^3\varphi}{p}(\sin\varphi \pm \mu\cos\varphi) = 0, \quad \begin{cases} za \ v > 0\\ za \ v < 0 \end{cases}$$

U diferencijalnoj jednačini možemo identifikovati član koji uvodi u posmatrani, sistem nelinearnost i proporcionalan je kvadratu ugaone brzine $(\dot{\phi}^2)$. Ovo kretanje odgovara slučaju poznatom u literaturi kao "turbolentno prigušenje".

Rešavanjem diferencijalne (dvojne) jednačine dobijamo (dvojnu) jednačinu fazne trajektorije u faznoj ravni (x, \dot{x})

$$\dot{x}^{2} = \frac{1}{\left(p^{2} + x^{2}\right)}e^{\pm 2\mu arctg\left(\frac{p}{x}\right)}\left[gp\left(p^{2} + x^{2}\right)\left(-e^{\pm 2\mu arctg\left(\frac{p}{x}\right)}\right) + C\right]$$

ili u funkciji generalisane koordinate φ

$$\dot{\varphi}^{2} = \cos^{6}\varphi \left(-\frac{g}{p\cos^{2}\varphi} + Ce^{\mp 2\mu\varphi}\right) \qquad \begin{cases} za \ v > 0\\ za \ v < 0 \end{cases}$$

C-integraciona konstanta koja zavisi od početnih uslova kretanja Usled uticaja sile trenja u toku kretanja teške materijalne tačke po neidealnoj paraboličnoj hrapavoj liniji sa koeficijentom trenja klizanja *Coulomb*-ovog tipa $\mu = tg\alpha_0$ dolazi do bifurkacije ravnotežnog položaja (s = 0) Jedan položaj stabilnog ravnotežnog stanja se gubi i kao rezultat bifurkacije javljaju se dva nova, jednostrano stabilna i jednostrana položaja ravnoteže u alternaciji zavisno tačke $x_s = \mp ptg\alpha_0$ $z_s = \frac{1}{2} ptg^2\alpha_0$ hja materijalne zaključiti da se

<mark>Cikloidna hrapava linij</mark>a

Teška materijalna tačka M, mase *m*, kreće se duž cikloidne hrapave linije sa trenjem klizanja *Coulomb*-ovog tipa koeficijenta μ .



Slobodne oscilacije teške materijalne tačke duž cikloidne hrapave linije: a^* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila Posmatrani sistem ima jedan stepen slobode kretanja. Parametarske jednačine cikloide su $x = R(\varphi + \sin \varphi)$ $z = R(1 - \cos \varphi)$

Za generalisanu koordinatu usvajamo parametar \mathcal{P} (ugao koji gradi pravac $M\overline{P}_0$ sa vertikalom), a koji definiše položaj teške materijalne tačke koja se nalazi na krugu poluprečnika R, koji vrši ravno kretanje po osi O_{x_1} . Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po cikloidnoj hrapavoj liniji je

$$\ddot{\varphi} - \dot{\varphi}^2 \left(\frac{1}{2}tg\frac{\varphi}{2} + \mu\right) + \left(tg\frac{\varphi}{2} + \mu\right)\frac{g}{2R} = 0, \quad \begin{cases} za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\varphi} > 0\\ za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\varphi} < 0 \end{cases}$$
Rešavanjem diferencijalne (dvojne) jednačine dobijamo (dvojnu)

Rešavanjem diferencijalne (dvojne) jednačine dobijamo *(dvojnu) jednačinu fazne trajektorije*

$$\dot{\phi}^{2} = -\frac{\left(\frac{g}{2R}\right)}{1+4\mu^{2}} \frac{1}{\cos^{2}\frac{\varphi}{2}} \left[\cos^{2}\frac{\varphi}{2} \right] \left[\cos^{2}\frac{\varphi$$

Jedan položaj stabilnog ravnotežnog stanja se gubi, <u>i kao rezultat</u> *bifurkacije* uzrokovane hrapavošću cikloide *javljaju se dva nova* jednostrano stabilna i jednostrana položaja ravnoteže u alternaciji zavisno od smera kretanja materijalne tačke

$$s(\varphi_s) = s_s = 4R\sin\frac{\varphi_s}{2} = \mp 4R\sin\alpha_0$$

Analiza vremana "spuštanja" — dva slučaja

Analiziramo *za koje će vreme* $t_{cikl} = f(\varphi)$ *teška materijalna tačka* u vertikalnoj ravni, mase *m*, krećući se po cikloidnoj liniji *da pređe rastojanje iz bilo kog položaja na njoj do ravnotežnog položaja*.

🚺 🛠 Slučaj idealne veze;

 2^* Slučaj neidealne--hrapave veze $\mu = tg \alpha_0$







Kriva promene (Koristimo program is softvera MathCad)

Vrednosti parametara koji su korišćeni za crtanje ovih krivih su: m = 0.2[kg] $\varphi_0 = \frac{\pi}{4} [rad], \dot{\varphi}_0 = 0 \left[\frac{rad}{s} \right], R = 0.05[m], \quad \alpha_0 = 3, g = 9.81 \left[\frac{m}{s^2} \right]$

Uticaj *ugla (nivoa) spuštanja* teške materijalne tačke *na vreme povratka u ravnotežni položaj*



Uporedne krive promena $t_{cikl,12}$ za $a^* \left(\varphi_0 = \frac{\pi}{12} \right), b^* \left(\varphi_0 = \frac{\pi}{6} \right) i c^* \left(\varphi_0 = \frac{\pi}{3} \right)$ *Prvi slučaj* -vreme vraćanja teške materijalne tačke u ravnotežni položaj **ne**

zavisi od nivoa sa kojeg spuštamo

Svojstvo tautohronosti

tešku materijalnu tačku. Drugi slučaj -vreme vraćanja teške materijalne tačke zavisi od nivoa sa koga spuštamo tešku materijalnu tačku. Što je viši nivo sa koga spuštamo tešku materijalnu tačku to je manja razlika u vremenu za koje ona stigne u položaj ravnoteže.

Kružna hrapava linija

Teška materijalna tačka M, mase *m*, kreće se duž kružne hrapave linije sa trenjem klizanja *Coulomb*-ovog tipa koeficijenta μ .



Slobodne oscilacije teške materijalne tačke duž kružne hrapave linije: a* početni i izvedeni položaj kuglice, plan sila; b* i c* prezentacija "relativnih" ravnotežnih položaja sa svojstvima alternacije $\pm \alpha_0$

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po kružnoj hrapavoj liniji je

Sistem u okolini ravnotežnog položajů Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja odgovarajućeg fiktivnog konzervativnog sistema (izostavljajući deo koji ukazuje na nelinearnost sistema) ima oblik

$$\ddot{\varphi} + \frac{g}{R\cos\alpha_0}\sin(\varphi \pm \alpha_0) = 0$$



Za položaj ravnoteže
1*
$$v = 0$$
, $\varphi_{2p-1} = (2p+1)\pi \mp \alpha_0$, $p = 0, 1, 2, 3, ..., \infty$, $za \ \dot{\varphi}_{<}^{>}0$



 $\lambda_{1,2} = \mp \sqrt{\frac{g}{R \cos \alpha_0}} - \text{realni i različiti (jedan pozitivan i jedan negativan). U faznoj ravni ove tačke$ predstavljaju singularne tačke tipa sedla.

2*
$$v = 0$$
, $\varphi_{2p} = 2p\pi \mp \alpha_0$, $p = 0, 1, 2, 3, ..., \infty$, $za \ \dot{\varphi}_{<}^{>}0$



 $\lambda_{1,2} = \pm i \sqrt{\frac{g}{R \cos \alpha_0}} - \text{konjugovano kompleksmi i lazheni ote pozitivni i jedan negativni). U faznoj ravni ove tačke predstavljaju$ **singularne tačke tipa centar**.

Slobodne oscilacije materijalne tačke po krivolinijskim putanjama i neidelanim vezama Sopstveni doprinos ovog rada



Energijska analiza dinamike vibroudarnih sistema sa krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama;
Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se prinudno kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama.

Proučena je dinamika vibroudarnih sistema na bazi oscilatora koji seslobodnokreće po neidealnim vezama-hrapavim krivim putanjamasa silom trenja otpora klizanja Coulomb-ovog tipa, oblika:

parabole, cikloide i kruga. Pri tome za delove oscilatora se uzimaju po

jedna, dve i tri teške materijalne tačke-kuglice. Da bi sistem postao vibroudarni, postavlja se po jedan i dva ograničivača elongacije i isti posmatraju kao nepokretni i pokretni. Kod vibroudarnog sistema na bazi oscilatora, sa jednom kuglicom, javljaju se udari kuglice o ograničivač elongacija, dok kod vibroudarnog sistema na bazi oscilatora, sa više kuglica, nastaju udari kuglica o ograničivač elongacija i međusobni sudari kuglica. Na kraju svakog konkretnog primera sprovodi se energijska analiza dinamike vibroudarnih sistema sa krivolinijskim putanjama i neidealnim analitičkom metodom "*podešavanja*" i metodom fazne ravni

Parabolična hrapava linija

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po paraboličnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisane koordinate φ je

$$\ddot{\varphi} + (3tg\varphi \pm \mu)\dot{\varphi}^2 + \frac{g\cos^3\varphi}{p}(\sin\varphi \pm \mu\cos\varphi) = 0, \quad \begin{cases} za \ v > 0\\ za \ v < 0 \end{cases}$$

Za *potpuno opisivanje* dinamike teške materijalne tačke diferencijalnoj (dvojnoj) jednačini kretanja potrebno je pridružiti:

a* početne uslove

 $s_{(0)}(\varphi_{(0)}) = s_0(\varphi_0) \text{ i } v_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = \dot{s}_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = v_0(\varphi_0, \dot{\varphi}_0);$ **b* uslove ograničenja ugaone elongacije**, kao i **uslove sudara** $s_{ul,i} = s_i(\varphi_i), s_{ul,(i+1)} = s_{(i+1)}(\varphi_{(i+1)}), \quad \dot{s}_{odl,i}(\dot{\varphi}_{odl,i}) = -k s_{ul,i}(\dot{\varphi}_{ul,i});$ gde je: <u>k- koeficijent sudara;</u> i = 1,2,3,...,n

n- broj sudara do zaustavljanja teške materijalne tačke na paraboličnoj hrapavoj liniji. *USVAJAMO* k = 1 *idealno elastični sudar*;



Položaji graničnika određeni lučnim koordintama $S_{ul,1} = s_1(\varphi_1) \ s_{ul,2} = s_2(\varphi_2)$



Prvi interval kretanja (do prvog udara u ograničivač elongacija)

$$\dot{\phi}_{1}^{2} = \cos^{6} \varphi \left(-\frac{g}{p \cos^{2} \varphi} + C_{1} \varphi^{2\mu\rho} C \right) (\varphi_{0}, \dot{\varphi}_{0}) = \frac{e^{2\mu\varphi_{0}}}{\cos^{2} \varphi_{0}} \left(\frac{\dot{\varphi}_{0}^{2}}{\cos^{4} \varphi_{0}} + \frac{g}{p} \right)$$
Zakon kretanja

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Nakon određivanja konstante C_1 , stvoreni $\dot{\varphi}_1 = f(\varphi)$ uslovi da se nacrta kriva fazne su trajektorije u prvom intervalu kretanja, do prvog udara. f1(f) Korišćenjem uslove udara $t = t_{ul_{1^+}}, \, \varphi(t_{ul_{1^+}}) = \varphi_1, \, \dot{\varphi}(t_{ul_{1^+}}) = \dot{\varphi}_{ul_{1^+}}$ Određujemo (f) 1.3 $\dot{\varphi}_{ul_1} = \sqrt{\cos^6 \varphi_1} \left(-\frac{g}{p \cos^2 \varphi_1} + C_1 e^{-2\mu \varphi_1} \right)$ Ugaona brzina prvog udara u ograničivač $t_{ul_1} = \int_{0}^{0} \frac{d\varphi}{\sqrt{\cos^6 \varphi \left(-\frac{g}{p\cos^2 \varphi} + C_1 e^{-2\mu\varphi}\right)}} Softwards part with Cal$

Vrednosti parametara su :
$$\alpha_0 = 0.05, g = 9.81 \left[\frac{m}{s^2} \right], m = 0.2[kg]$$

 $\varphi_1 = \frac{\pi}{4} [rad], \varphi_2 = -\frac{\pi}{6} [rad], \varphi_0 = 0, \dot{\varphi}_0 = 7 \left[\frac{rad}{s} \right], p = 1[m].$

Na osnovu funkcionalne zavisnosti (u prvom intervalu kretanja)

$$F_{N} = mg\cos\varphi + mp\cos^{3}\varphi \left(-\frac{g}{p\cos^{2}\varphi} + C_{1}e^{-2\mu\varphi}\right)$$

Sila pritiska teške materijalne tačke na paraboličnu hrapavu liniju

$$P_{\mu} = -\mu m p \left(g \cos \varphi + p \cos^{3} \varphi \left(-\frac{g}{p \cos^{2} \varphi} + C_{1} e^{-2\mu \varphi} \right) \right) \sqrt{-\frac{g}{p \cos^{2} \varphi}} + C_{1} e^{-2\mu \varphi} \right)$$

Snaga koja potiče od sile trenja teške materijalne tačke po paraboličnoj hrapavoj liniji

Data je grafička vizuelizacija promene sile pritiska i snage koja potiče od sile trenja





Kinetička energija $Ek_{1}(\varphi) = \frac{1}{2}mv_{1}^{2} = \frac{1}{2}mp^{2}\left(-\frac{g}{p\cos^{2}\varphi} + C_{1}e^{\frac{k}{2}}\right)$ *Kriva promene* $Ek_1(\varphi) = f(\varphi)$ - 0.02 -1 - 1.3 (f) 1.3





Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Drugi interval kretanja (Od prvog udara, u ograničivač elongacije, postavljen sa desne strane, do drugog udara u ograničivač elongacije za v < 0postavljen sa leve strane). $\dot{\varphi}_2^2 = \cos^6 \varphi \left(-\frac{g}{p \cos^2 \varphi} + \left(\frac{g}{p \cos^2 \varphi} + \frac{g}{p \cos^2 \varphi} \right) \right)$ $=\frac{e^{-2\mu\varphi_1}}{\cos^2\varphi_1}\left(\frac{\left(\dot{\varphi}_{ul_1}\right)^2}{\cos^4\varphi_1}+\frac{g}{p}\right)$ Za početne uslove kretanja $t = t_{ul_{1+}}, \varphi(t_{ul_{1+}}) = \varphi_1, \dot{\varphi}(t_{ul_{1+}}) = \dot{\varphi}_{odl_1}$ $-\dot{arphi}_{ul_1-\dot{v}}$ Nakon određivanja konstante C_2 , stvoreni uslovi da se nacrta kriva fazne su trajektorije u drugom intervalu kretanja, od prvog do drugog udara. f2(f) Korišćenjem uslove udara $t = t_{ul_2+}, \varphi(t_{ul_2+}) = \varphi_2, \dot{\varphi}(t_{ul_2+}) = \dot{\varphi}_{ul_2+}$ Određujemo

-1.3

$$\dot{\varphi}_{ul_2} = \sqrt{\cos^6 \varphi_2 \left(-\frac{g}{p \cos^2 \varphi_2} + C_2 e^{+2\mu \varphi_2} \right)}$$
Ugaona brzina drugog udara u ograničivač
Na osnovu funkcionalne zavisnosti (u drugom intervalu kretanja)

$$F_N = mg \cos \varphi + mp \cos^3 \varphi \left(-\frac{g}{p \cos^2 \varphi} + C_2 e^{+2\mu \varphi} \right)$$
Sila pritiska teške materijalne tačke na paraboličnu hrapavu liniju

$$P_\mu = -\mu F_N \dot{s} \left(-\frac{g}{p \cos^2 \varphi} + C_2 e^{+2\mu \varphi} \right) \sqrt{-\frac{g}{p \cos^2 \varphi} + C_2 e^{+2\mu \varphi}}$$
Snaga koja potiče od sile trenja teške materijalne tačke po paraboličnoj hrapavoj linij
Data je grafička vizuelizacija promene sile pritiska i snage koja potiče

od sile trenja


Energijska analiza u drugom intervalu kretanja







Postupak grafičke vizuelizacije energijske analize u narednim intervalima kretanja **izvodi se po analogiji** sa prethodno definisanim intervalima kretanja sve do *osmog udara teške materijalne tačke*, krećući se po paraboličnoj hrapavoj liniji, *u ograničivače elongacija* (po četiri u ograničivače elongacija postavljeni sa desne i leve strane). **Nakon osmog intervala kretanja pojavljuje se** reprezentativna tačka na faznom portretu, koja predstavlja <u>tačku alternacije</u> smera kretanja teške materijalne tačke</u> po paraboličnoj hrapavoj liniji, što uslovljava i promenu smera ugaone brzine, odnosno smera sile *Coulomb*-ovog trenja klizanja.

Uslovljava da → Deveti interval kretanja delimo na dva podintervala

Prvi podinterval devetog intervala kretanja uzimamo od osmog udara u ograničivače elongacija do tačke alterancije, i

Drugi podinterval devetog intervala kretanja uzimamo od tačke alterancije do devetog udara (odnosno od petog udara u ograničivač elongacija, postavljen sa leve strane).

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se s l o b o d n o kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama **Položaj tačke alternacije** φ_{alt_1} se određuje iz uslova $\longrightarrow \dot{\varphi}(\varphi_{alt_1}) = 0$ Kao prva nula funkcije $0 = \cos^6 \varphi \left(-\frac{g}{p\cos^2 \varphi} + C_9 e^{-2\mu \varphi} \right)$

Korišćenjem programa iz softvera MathCad za crtanje funkcije

Analizom narednih intervala kretanja dolazimo do zaključka:

- Nakon drugog podintervala devetog intervala kretanja posmatrani sistem nije više vibroudarni, već predstavlja osnovni bezudarni dinamički sistem;

- Od desetog intervala pa do šesnestog intervala kretanja (imamo šest tačaka alternacije) sistem je osnovni (bezudarni) dinamički sistem;

- Posle šesnaest intervala kretanja teška materijalna tačka vraća se u položaj ravnoteže. NAPOMENA

U svim narednim primerima analizu kretanja sprovodimo do

- vraćanja posmatranog vibroudarnog sistema u položaj ravnoteže ili

- do momenta kada posmatrani sistem nije više vibroudarni. Animacija kretanja i grafička vizuelizacija faznog prikazana je



Animacija kretanja vibroudarnog sistema



Fazni portret teške materijalne tačke koja se kreće po paraboličnoj hrapavoj liniji

Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema



Kriva promene sile pritiska za sve intervale kretanja

Promene snage za sve intervale kretanja



Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa dve kuglice





paraboličnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisanih koordinata su

$$\ddot{\varphi}_{1} + (3tg\varphi_{1} \pm \mu)\dot{\varphi}_{1}^{2} + \frac{g\cos^{3}\varphi_{1}}{p}(\sin\varphi_{1} \pm \mu\cos\varphi_{1}) = 0, \begin{cases} zav_{1} > 0\\ zav_{1} < 0 \end{cases}$$
$$\ddot{\varphi}_{2} + (3tg\varphi_{2} \pm \mu)\dot{\varphi}_{2}^{2} + \frac{g\cos^{3}\varphi_{2}}{p}(\sin\varphi_{2} \pm \mu\cos\varphi_{2}) = 0, \begin{cases} zav_{2} > 0\\ zav_{2} < 0 \end{cases}$$

$$\dot{\varphi}_{1}^{2} = \cos^{6} \varphi_{1} \left(-\frac{g}{p \cos^{2} \varphi_{1}} + C_{1} e^{\mp 2\mu \varphi_{1}} \right) \begin{cases} za \ v_{1} > 0 \\ za \ v_{1} < 0 \end{cases}$$
$$\dot{\varphi}_{2}^{2} = \cos^{6} \varphi_{2} \left(-\frac{g}{p \cos^{2} \varphi_{2}} + C_{2} e^{\mp 2\mu \varphi_{2}} \right) \begin{cases} za \ v_{2} > 0 \\ za \ v_{2} < 0 \end{cases}$$
Rešavanjem diferencijalnih (dvojnih) jednačina kretanja dobijamo
(dvojne) jednačine faznih trajektorija
teških materijalnih tačaka po
paraboličnoj hrapavoj liniji u funkciji
generalisanih koordinata
Slobodno kretanje teških materijalnih
tačaka delimo na odgovarajuće:
intervale kretanja

teških

Vrednosti parametara su :
$$\alpha_0 = 0,15, g = 9,81 \left[\frac{m}{s^2} \right], p = 1[m]$$

 $\delta_1 = \frac{\pi}{4} [rad], \phi_{10} = 0, \phi_{10} = 7 \left[\frac{rad}{s} \right], m_1 = 0,2[kg],$
 $\delta_2 = -\frac{\pi}{6} [rad], \phi_{20} = -\frac{\pi}{12} [rad], \phi_{20} = 5 \left[\frac{rad}{s} \right], m_2 = 0,2[kg].$

Do **prvog sudara kuglica** dolazi u drugom intervalu kretanja prve kuglice i prvom intervalu kretanja druge kuglice.

Potrebno je odrediti !!!Vreme prvog sudara t_{sud_1} Analitičkim putem t_{sud_1} Položaj (ugaonu koordinatu) φ_{sud_1} dolaska do sudara φ_{sud_1} Grafičkim putem sa upotrebom MathCad-a







Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Nakon određivanja $\dot{\phi}_{1sud_1,ul}$ $\dot{\phi}_{2sud_1,ul}$ korišćenjem: Zakona o promeni količine kretanja u primeni na dinamiku (s)udara $m_1(\dot{\phi}_{1sud_1,odl} + \dot{\phi}_{1sud_1,ul}) = m_2(\dot{\phi}_{2sud_1,odl} + \dot{\phi}_{2sud_1,ul});$ Njutnove hipoteze o odnosu relativnih ugaonih brzina kuglica $\frac{\dot{\phi}_{1sud_1,odl} + \dot{\phi}_{2sud_1,odl}}{\dot{\phi}_{1sud_1,ul} + \dot{\phi}_{2sud_1,ul}} = k$

Dobijamo izraze na osnovu kojih eksplicitno određujemo ugaone brzine kuglica neposredno posle sudara

$$\begin{aligned} \dot{\varphi}_{2sud_{1},odl} &= \frac{m_{1}(1+k)}{m_{1}+m_{2}} \dot{\varphi}_{1sud_{1},ul} - \frac{m_{2}-km_{1}}{m_{1}+m_{2}} \dot{\varphi}_{2sud_{1},ul} \\ \dot{\varphi}_{1sud_{1},odl} &= \frac{km_{2}-m_{1}}{m_{1}+m_{2}} \dot{\varphi}_{1sud_{1},ul} + \frac{m_{2}(k+1)}{m_{1}+m_{2}} \dot{\varphi}_{2sud_{1},ul} \\ \hline{\varphi}_{sud_{1}} & \dot{\varphi}_{1sud_{1},odl}, \ \dot{\varphi}_{2sud_{1},odl} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \mathbf{\varphi}_{sud_{1}} & \dot{\varphi}_{2sud_{1},odl}, \ \dot{\varphi}_{2sud_{1},odl} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \mathbf{\varphi}_{sud_{1}} & \dot{\varphi}_{1sud_{1},odl}, \ \dot{\varphi}_{2sud_{1},odl} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \mathbf{\varphi}_{sud_{1}} & \mathbf{\varphi}_{2sud_{1},odl} \end{aligned}$$

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafička vizuelizacija analize kretanja posmatranog vibroudarnog sistema prikazana je faznim portretima kuglice 2 i 1, posebno.







Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema

Grafik promene sile pritiska



Druge kuglice



Grafik promene snage P_{μ}



Grafik promene kinetičke energije



Prve kuglice

Druge kuglice



Grafik promene potencijalne energije



Grafik promene ukupne mehaničke energije



Druge kuglice







Cikloidna hrapava linija

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po cikloidnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisane koordinate φ je

$$\ddot{\varphi} - \dot{\varphi}^2 \left(\frac{1}{2}tg\frac{\varphi}{2} \mp \mu\right) + \left(tg\frac{\varphi}{2} \pm \mu\right)\frac{g}{2R} = 0, \quad \begin{cases} za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\varphi} > 0\\ za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\varphi} < 0 \end{cases}$$

Za *potpuno opisivanje* dinamike teške materijalne tačke diferencijalnoj (dvojnoj) jednačini kretanja potrebno je pridružiti: *a* početne uslove*

 $s_{(0)}(\varphi_{(0)}) = s_0(\varphi_0) \text{ i } v_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = \dot{s}_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = v_0(\varphi_0, \dot{\varphi}_0);$ **b* uslove ograničenja ugaone elongacije**, kao i **uslove sudara** $s_{ul,i} = s_i(\varphi_i), s_{ul,(i+1)} = s_{(i+1)}(\varphi_{(i+1)}), \quad \dot{s}_{odl,i}(\dot{\varphi}_{odl,i}) = -k\dot{s}_{ul,i}(\dot{\varphi}_{ul,i});$ i = 1, 2, 3, ..., n**USVAJAMO** k = 1 idealno elastični sudar; Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Slobodno kretanje teške materijalne tačke delimo na odgovarajuće: intervale i podintervale kretanja



kojima odgovara (dvojna) jednačina fazne trajektorije

$$\dot{\phi}^{2} = -\frac{\left(\frac{g}{2R}\right)}{1+4\mu^{2}} \frac{1}{\cos^{2}\frac{\varphi}{2}} \left[(\pm 3\mu)\sin\varphi - (1-2\mu^{2})\cos\varphi + \frac{1+4\mu^{2}}{2} + Ce^{\mp 2\mu\varphi} \right] \begin{cases} za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\phi} > 0\\ za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\phi} < 0 \end{cases}$$

Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom





Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom: a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila

Analizom intervala kret

 Nakon četvrtog intervala kre vibroudarni, već predstavlja osnovr

- Od četvrtog intervala pa do de tačaka alternacije) sistem je osnovni

 Posle desetog intervala kretanje položaj ravnoteže.

Grafička vizuelizacija faznog p posmatranom vibroudarnom sisten

Vrednosti parametara su : $\alpha_0 = 0$

Fazni portret teške materijalne tačke koja se kreće po cikloidnoj hrapavoj liniji



Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema



Kriva promene sile pritiska za sve intervale kretanja

Promene snage za sve intervale kretanja





dve kuglice: a* početni i izvedeni položaj kuglica; b* plan sila

$$\begin{aligned} & \text{Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se s l o b o d n o} \\ & \text{kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama} \\ & \textbf{Analiza kretanja vibroudarnog sistema} \\ & \textbf{Diferencijalne (dvojne) jednačine kretanja su} \\ & \vec{\phi}_1 - \dot{\phi}_1^2 \Big(\frac{1}{2} tg \frac{\varphi_1}{2} \mp \mu \Big) + \Big(tg \frac{\varphi_1}{2} \pm \mu \Big) \frac{g}{2R} = 0, \\ & \vec{\phi}_2 - \dot{\phi}_2^2 \Big(\frac{1}{2} tg \frac{\varphi_2}{2} \mp \mu \Big) + \Big(tg \frac{\varphi_2}{2} \pm \mu \Big) \frac{g}{2R} = 0, \\ & \vec{\phi}_1^2 - \dot{\phi}_1^2 \Big(\frac{1}{2} tg \frac{\varphi_2}{2} \mp \mu \Big) + \Big(tg \frac{\varphi_2}{2} \pm \mu \Big) \frac{g}{2R} = 0, \\ & \vec{\phi}_2 - \dot{\phi}_2^2 \Big(\frac{1}{2} tg \frac{\varphi_2}{2} \mp \mu \Big) + \Big(tg \frac{\varphi_2}{2} \pm \mu \Big) \frac{g}{2R} = 0, \\ & \vec{\phi}_1^2 = -\frac{\Big(\frac{g}{2R}\Big)}{1+4\mu^2} \frac{1}{\cos^2 \frac{\varphi_1}{2}} \Big[(\pm 3\mu) \sin \varphi_1 - (1-2\mu^2) \cos \varphi_1 + \frac{1+4\mu^2}{2} + C_1 e^{\mp 2\mu \varphi_1} \Big] \\ & \vec{\phi}_2^2 = -\frac{\Big(\frac{g}{2R}\Big)}{1+4\mu^2} \frac{1}{\cos^2 \frac{\varphi_2}{2}} \Big[(\pm 3\mu) \sin \varphi_2 - (1-2\mu^2) \cos \varphi_2 + \frac{1+4\mu^2}{2} + C_2 e^{\mp 2\mu \varphi_2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2^2 = -\frac{\Big(\frac{g}{2R}\Big)}{1+4\mu^2} \frac{1}{\cos^2 \frac{\varphi_2}{2}} \Big[(\pm 3\mu) \sin \varphi_2 - (1-2\mu^2) \cos \varphi_2 + \frac{1+4\mu^2}{2} + C_2 e^{\mp 2\mu \varphi_2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2^2 = -\frac{\Big(\frac{g}{2R}\Big)}{1+4\mu^2} \frac{1}{\cos^2 \frac{\varphi_2}{2}} \Big[(\pm 3\mu) \sin \varphi_2 - (1-2\mu^2) \cos \varphi_2 + \frac{1+4\mu^2}{2} + C_2 e^{\mp 2\mu \varphi_2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2^2 = -\frac{\Big(\frac{g}{2R}\Big)}{1+4\mu^2} \frac{1}{\cos^2 \frac{\varphi_2}{2}} \Big[(\pm 3\mu) \sin \varphi_2 - (1-2\mu^2) \cos \varphi_2 + \frac{1+4\mu^2}{2} + C_2 e^{\mp 2\mu \varphi_2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2^2 = -\frac{\Big(\frac{g}{2R}\Big)}{1+4\mu^2} \frac{1}{\cos^2 \frac{\varphi_2}{2}} \Big[(\pm 3\mu) \sin \varphi_2 - (1-2\mu^2) \cos \varphi_2 + \frac{1+4\mu^2}{2} + C_2 e^{\mp 2\mu \varphi_2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi}_2 = -\frac{g}{2R} \cos \frac{\varphi_2}{2} \frac{\varphi_2}{2} \Big] \\ & \vec{\phi$$

$$\begin{aligned} &\mathcal{V} rednosti \ parametara \ su : \ \alpha_0 = 0,05, \ g = 9,81 \left[\frac{m}{s^2} \right], R = 0,05[m] \\ &\delta_1 = \frac{\pi}{4} [rad], \ \varphi_{10} = 0, \ \dot{\varphi}_{10} = 7 \left[\frac{rad}{s} \right], \\ &m_1 = 0,2[kg], \\ &\delta_2 = -\frac{\pi}{6} [rad], \ \varphi_{20} = -\frac{\pi}{12} [rad], \ \dot{\varphi}_{20} = 5 \left[\frac{rad}{s} \right], \\ &m_2 = 0,2[kg]. \end{aligned}$$

Slobodno kretanje teških materijalnih tačaka delimo na odgovarajuće: intervale kretanja



Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafička vizuelizacija analize kretanja posmatranog vibroudarnog sistema prikazana je faznim portretima kuglice 2 i 1, posebno.



Slika 3.136. Fazni portret kuglice ② (kao deo oscilatora) koja se kreće po cikloidnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ₀=tgα. sa ograničenim elongacijama u ravni (φ,φ) Slika 3.137. Fazni portret kuglice () (kao deo oscilatora) koja se kreće po cikloidnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ₌tgo, sa ograničenim elongacijama u ravni (φ,φ)

Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema

Grafik promene sile pritiska



Druge kuglice

Prve kuglice

Grafik promene snage P_{μ}



Grafik promene kinetičke energije



Prve kuglice

Druge kuglice



Grafik promene potencijalne energije



Grafik promene ukupne mehaničke energije



Prve kuglice

Druge kuglice


Kružna hrapaya linija Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po kružnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisane koordinate φ je

$$\ddot{\varphi} \pm \dot{\varphi}^2 tg \alpha_0 + \frac{g}{R \cos \alpha_0} \sin(\varphi \pm \alpha_0) = 0$$

Za *potpuno opisivanje* dinamike teške materijalne tačke diferencijalnoj (dvojnoj) jednačini kretanja potrebno je pridružiti:

a početne uslove*
$$\varphi_{(0)} = \varphi_0$$
 i $\dot{\varphi}_{(0)} = \dot{\varphi}_0$ *;* $i = 1, 2, 3, ..., n$

b* uslove ograničenja ugaone elongacije, kao i uslove sudara

 $\varphi_{ul} = \delta_i$

USVAJAMO k = 1 idealno elastični sudar; Slobodno kretanje teške materijalne tačke delimo na odgovarajuće: intervale i podintervale kretanja kojima odgovara

 $\dot{\phi}_{odl_i} = -k\dot{\phi}_{ul_i}$

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama (dvojna) jednačina fazne trajektorije

$$\dot{\varphi}(\varphi)^2 = \frac{2g}{\left(1 + 4tg^2\alpha_0\right)R\cos\alpha_0} \left[\cos(\varphi \pm \alpha_0) - 2tg\alpha_0\sin(\varphi \pm \alpha_0)\right] + Ce^{\pm 2\varphi tg\alpha_0}$$

Primer 5

Sistem sa jednim nepokretnim ograničivačem elongacije, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom



Sistem sa jednim nepokretnim ograničivačem elongacije, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom: a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila

Jedan nepokretan ograničivač elongacije <mark>dovodi da</mark>

Intervale kretanja, nakon, prvog, delimo na dva podintervala kretanja, prvi od udara teške materijalne tačke u ograničivač elongacije postavljen sa desne strane do tačke alternacije i drugi od tačke alternacije do udara. **U drugom intervalu kretanja pojavljuje se** reprezentativna tačka na faznom portretu, koja <u>predstavlja tačku alternacije smera kretanja teške</u> *materijalne tačke* po kružnoj hrapavoj liniji, što uslovljava i promenu smera ugaone brzine, odnosno smera sile *Coulomb*-ovog trenia klizania. **Položaj tačke alternacije** φ_{alt_1} se određuje iz uslova $\longrightarrow \dot{\varphi}(\varphi_{alt_1}) = 0$

Kao prva nula funkcije

$$0 = \frac{2g}{(1+4tg^2\alpha_0)R\cos\alpha_0} \left[\cos(\varphi_{alt_1} - \alpha_0) - 2tg\alpha_0\sin(\varphi_{alt_1} - \alpha_0)\right] + C_2 e^{2\varphi_{alt_1}tg\alpha_0}$$

Korišćenjem programa iz softvera MathCad za crtanje funkcije

Vrednosti parametara su : $\alpha_0 = 3, g = 9,81 \left[\frac{m}{s^2} \right], m = 0,2[kg]$ $\delta = \frac{\pi}{4} [rad], \varphi_0 = \frac{\pi}{12}, \dot{\varphi}_0 = 3,8 \left[\frac{rad}{s} \right], R = 0,5[m].$

Analizom intervala kretanja dolazimo do zaključka:

- Nakon drugog intervala kretanja posmatrani sistem nije više vibroudarni, već predstavlja osnovni bezudarni dinamički sistem;

 Posle prvog podintervala treće tačka vraća se u položaj ravnoteže

Grafička vizuelizacija faznog posmatranom vibroudarnom sist

Fazni portret teške materijalne tačke koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji



Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema





Sistem sa jednim pokretnim ograničivačem elongacije, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom: a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila

 α_0

 α_0

 $\varphi_{ul_{2i}}$

h*



Položaji t.m. tačke u trećem intervalu kretanja

Neophodni uslovi za moguću grafičku vuzueliza

Vrednosti parametara su : $\alpha_{0,\tilde{N}_{u_{2}}(t=t_{u_{2}},-(4\pi-\delta),-\dot{\Phi}_{u_{2}})}$

$$\delta = \frac{\pi}{4} [rad], \varphi_0 = \frac{\pi}{12},$$

Grafička vizuelizacija faznog portreta teške materijalne tačke u posmatranom vibroudarnom sistemu prikazana je

Fazni portret teške materijalne tačke koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji



Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema

NAPOMENA: Grafici promena podeljeni su na dva dela Za intervale kretanja dok je ograničivač elongacije pokretan; i Za intervale kretanja kad je ograničivač ugaone elongacije nepokretan



Kriva promene sile pritiska

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama





Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama **Primer 7** Sistem sa dva pokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom



Položaji graničnika određeni su koordintama Sistem sa dva pokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom: a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila





Princip kretanja vibroudarnog sistema

Animacija

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafička vizuelizacija faznog portreta teške materijalne tačke u posmatranom vibroudarnom sistemu prikazana je $\varphi_{rav} = -(6\pi + \delta_1)$



Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema

NAPOMENA: Grafici promena podeljeni su na dva dela



Promene snage



Kinetičke energije



Potencijalne energije



Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Ukupne mehaničke energije





Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se s l o b o d n o
kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama
Posmatrani sistem ima dva stepena slobode
Usvojene generalisane koordinate
$$\varphi_1$$
 i φ_2
Analiza kretanja vibroudarnog sistema
Diferencijalne (dvojne) jednačine kretanja teških materijalnih tačaka po
kružnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisanih koordinata su
 $\ddot{\varphi}_1 \pm \dot{\varphi}_1^2 tg \alpha_0 + \frac{g}{R \cos \alpha_0} \sin(\varphi_1 \pm \alpha_0) = 0$
 $\ddot{\varphi}_2 \pm \dot{\varphi}_2^2 tg \alpha_0 + \frac{g}{R \cos \alpha_0} \sin(\varphi_2 \pm \alpha_0) = 0$
 $(dvojne) jednačine faznih trajektorija$
 $\dot{\varphi}_1(\varphi_1)^2 = \frac{2g}{(1+4tg^2\alpha_0)R \cos \alpha_0} [\cos(\varphi_1 \pm \alpha_0) - 2tg\alpha_0 \sin(\varphi_1 \pm \alpha_0)] + C_1 e^{\pm 2\varphi_1 tg \alpha_0} \begin{cases} za \ \dot{\varphi}_2 > 0 \\ za \ \dot{\varphi}_1 < 0 \end{cases}$

Slobodno kretanje teških materijalnih tačaka delimo na odgovarajuće:

intervale kretanja

Analiza kretanja posmatranog vibroudarnog sistema sproveli smo do *deset sudara* između kuglice 1 i kuglice 2, *jedanaest udara* kuglice 1 u ograničivač ugaone elongacije postavljen sa desne strane i *devet položaja tački alternacije* kuglice 2.





$$\delta = \frac{\pi}{4} [rad], \ \varphi_{10} = \frac{\pi}{12}, \ \dot{\varphi}_{10} = 7 \left[\frac{rad}{s} \right], \ m_1 = 0.2 [kg], \ R = 0.5 [m]$$
$$\varphi_{20} = -\frac{\pi}{12} [rad], \ \dot{\varphi}_{20} = 5 \left[\frac{rad}{s} \right], \ m_2 = 0.2 [kg], \ g = 9.81 \left[\frac{m}{s^2} \right].$$

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafička vizuelizacija analize kretanja posmatranog vibroudarnog sistema prikazana je faznim portretima kuglice 2 i 1, posebno.



Slika 3.228. Fazni portret kuglice ② (kao deo oscilatora) koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ₀=tgα sa ograničenim elongacijama u ravni (φ,φ)

Slika 3.229. Fazni portret kuglice () (kao deo oscilatora) koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ₀=tgo. sa ograničenim elongacijama u ravni (φ,φ)

Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema

Grafik promene sile pritiska



Druge kuglice 🤇



Grafik promene snage P_{i}

(14)

(61)

(10)

181

161

201

(15)

(11)

(71)

(31)

0



Grafik promene kinetičke energije



Druge kuglice





Grafik promene potencijalne energije



Druge kuglice





Grafik promene ukupne mehaničke energije



Druge kuglice





Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Primer 9 Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacije, na bazi oscilatora sa tri kuglice Položaji graničnika određeni su koordintama a* $arphi_{ul_1}$ φ_{ul_2} $F_{\rm N}$ R aN 0 M.t IE. φ₂₀ φ₃₀ M mg 82 mg an $\varphi_{10} > \varphi_{20} > \varphi_{30}; \dot{\varphi}_{10} > \dot{\varphi}_{20} > \dot{\varphi}_{30}$ α_0 mg m_igUslov funkcionisanja ovakvog vibroudarnog sistema mg Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacije, na bazi oscilatora sa tri

kuglice: a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se s l o b o d n o
kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama
Posmatrani sistem ima tri stepena slobode
Analiza kretanja vibroudarnog sistema

$$\phi_1, \phi_2 \neq \phi_2$$

Analiza kretanja vibroudarnog sistema
 $\phi_1 \pm \phi_1^2 tg \alpha_0 + \frac{g}{R \cos \alpha_0} \sin(\varphi_1 \pm \alpha_0) = 0$

$$\begin{bmatrix} za \ \phi_1 > 0\\ za \ \phi_1 < 0\\ za \ \phi_2 > 0\\ za \ \phi_2 > 0\\ za \ \phi_2 > 0\\ za \ \phi_2 < 0\\ za \ \phi_3 > 0\\ za \ \phi_3 < 0 \end{bmatrix}$$
 $\phi_1(\varphi_1)^2 = \frac{2g}{(1+4tg^2\alpha_0)R \cos \alpha_0} [\cos(\varphi_1 \pm \alpha_0) - 2tg\alpha_0 \sin(\varphi_1 \pm \alpha_0)] + C_1 e^{\pm 2\varphi_0 g\alpha_0} \begin{bmatrix} za \ \phi_1 > 0\\ za \ \phi_1 < 0\\ za \ \phi_2 < 0\\ za \ \phi_2 < 0\\ za \ \phi_1 < 0\\ za \ \phi_2 < 0\\ za \ \phi_2 < 0\\ za \ \phi_3 < 0 \end{bmatrix}$





Slika 3.259. Fazni portret kuglice ③ (kao deo oscilatora) koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ=tga.osa ograničenim elongacijama u ravni (φ,φ)

Slika 3.260. Fazni portret kuglice (2) (kao deo oscilatora) koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ=tgα₀sa ograničenim elongacijama u ravni (φ,φ)

Slika 3.261. Fazni portret kuglice () (kao deo oscilatora) koja se kreće po kružnoj hrapavoj liniji koeficijenta trenja klizanja μ=tgα₀sa ograničenim elongacijama u ravni (φ.Φ)

- Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Analizu kretanja posmatranog vibroudarnog sistema, korišćenjem prethodne metodologije rada, smo sproveli do momenta kada nemamo udare kuglice l u ograničivač elongacija, postavljen sa desne strane, odnosno kada vibroudarni sistem opstaje kao vibroudarni sa jednim ograničivačem.
- Do ovog momenta desilo se:
- -*dvadeset pet sudara kuglica*, od toga dvanaest sudara kuglica 1 i 2 i trinaest sudara kuglica 2 i 3.
- -*Kuglica 1* ima *pet udara u ograničivač elongacija*, postavljenog sa desne strane i *sedam tačaka alternacija*. Posle sedme tačke alternacije nemamo više udara u ograničivač elongacija.
- Za ovako izabrane konkretne vrednosti parametara *postavljen je uslov do kada kuglica 1 udara u ograničivač elongacija*, postavljeni sa desne strane. Uslov je: *odlazna brzina kuglice 1 pri prolasku kroz ravnotežni položaj treba da iznosi*

$$\dot{\varphi}_{1sud_i,odl} < 4,78 \left\lfloor \frac{rad}{s} \right\rfloor$$

Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema





Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafik promene kinetičke energije


Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafik promene potencijalne energije



Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se slobod no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Grafik promene ukupne mehaničke energije



Proučena je dinamika vibroudarnih sistema na bazi oscilatora koji se prinudno kreće po neidealnim vezama-hrapavim krivim putanjama sa silom trenja otpora klizanja *Coulomb*-ovog tipa, oblika:

parabole, cikloide i kruga.

Pri tome, 22 jove oscilatora se uzimaju po jet i dve teške materijalne tačke-kuglice. Da bi sisten i stao vibroudarni, postavlja se po jedan i dva ograničivača e i acije i isti posmatraju kao nepokretni i pokretni. Prinudno kretan la oscilatora-kuglice obezbeđuju *ljušnje jednofrekventne i*

dvofrekventne (dve jednofrekventne) sile.

Na kraju svakog konkretnog primera sprovodi se energijska analiza arrallitiokalmetodaa, podešavanja" i metoda fazne ravni

Parabolična hrapava linija

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po paraboličnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisane koordinate φ je

$$\ddot{\varphi} + (3tg\varphi \pm \mu)\dot{\varphi}^2 + \frac{g\cos^3\varphi}{p}(\sin\varphi \pm \mu\cos\varphi) = \frac{F_0\cos^3\varphi}{p}\cos\Omega t, \begin{cases} za \ v > 0\\ za \ v < 0 \end{cases}$$

Za *potpuno opisivanje* dinamike teške materijalne tačke diferencijalnoj (dvojnoj) jednačini kretanja potrebno je pridružiti:

a* početne uslove

 $s_{(0)}(\varphi_{(0)}) = s_0(\varphi_0) \text{ i } v_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = \dot{s}_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = v_0(\varphi_0, \dot{\varphi}_0);$ **b* uslove ograničenja ugaone elongacije**, kao i **uslove sudara** $s_{ul,i} = s_i(\varphi_i), s_{ul,(i+1)} = s_{(i+1)}(\varphi_{(i+1)}), \quad \dot{s}_{odl,i}(\dot{\varphi}_{odl,i}) = -k \dot{s}_{ul,i}(\dot{\varphi}_{ul,i})$ gde je: <u>k- koeficijent sudara;</u> *i* = 1,2,3,...,n *n*- broj sudara do zaustavljanja teške materijalne tačke na

paraboličnoj hrapavoj liniji. USVAJAMO k = 1 idealno elastični sudar;

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se prinudno kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Diferencijalnu jednačinu kretanja sistema ne možemo rešiti eksplicitno (u zatvorenom obliku). Za njeno približno rešavanje koristimo softverski paket WOLFRAM Mathematica 7. Rezultate smo proverili korišćenjem softverskog paketa MATLAB R2008a. Prinudno kretanje teške materijalne tačke (po analogiji sa kretanjem bez prinudne sile) delimo na odgovarajuće: intervale i podintervale kretanja Primer 10

Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom

Položaji graničnika određeni lučnim koordintama $S_{ul,1} = S_1(\varphi_1) \ S_{ul,2} = S_2(\varphi_2)$ Na materijalnu tačku dejstvuje spoljašnja jednofrekventna (periodična) sila $F(t) = F_0 \cos(\Omega t) \ Frekfencija$



Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom pod dejstvom spoljašnje jednofrekventne sile : a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila **Prvi interval kretanja** (do prvog udara u ograničivač elongacija) za v > 0

 $F_0 \cos^3 \alpha$ geos $-\mu\cos\varphi$ $\ddot{\varphi} + (3tg\varphi(+))$



Vrednosti parametara su :

$$F_0 = 0.2[N],$$

 $\Omega = 0.3$

rad

Drugi interval kretanja (Od prvog udara, u ograničivač elongacije, postavljen sa desne strane, do drugog udara u ograničivač elongacije postavljen sa leve strane). $za \ v < 0$

$$\ddot{\varphi} + (3tg\varphi - \mu)\dot{\varphi}^2 + \frac{g\cos^3\varphi}{p}(\sin\varphi - \mu\cos\varphi) = \frac{F_0\cos^3\varphi}{p}\cos\Omega t$$

uz početne uslove kretanja

$$t = t_{ul_{1^+}}, \varphi(t_{ul_{1^+}}) = \varphi_1, \dot{\varphi}(t_{ul_{1^+}}) = \dot{\varphi}_{odl_1} = -\dot{\varphi}_{ul_{1^-}}$$

i uslove udara

$$t = t_{ul_2+}, \varphi(t_{ul_2+}) = \varphi_2, \dot{\varphi}(t_{ul_2+}) = \dot{\varphi}_{ul_2+}$$



Analizom narednih intervala kretanja (sprovedenu sve do sedme tačke alternacija, odnosno do momenta višestruke alternacije smera kretanja oko ravnotežnog položaja) dolazimo do zaključka:

-*Vibroudarni sistem opstaje sve do jedanaestog udara* u ograničivače elongacija, od toga <u>pet udara</u> u ograničivač elongacija postavljen sa desne strane i <u>šest udara</u> u ograničivač elongacija postavljen sa leve strane.
-*Posle jedanaestog udara* u ograničivač elongacija postavljen sa desne strane pojavljuju se *tačke alternacija u oba smera*.



Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se prinud no kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema Energijsku analizu za sve intervale kretanja vršimo na osnovu formula za - silu pritiska teške materijalne tačke na paraboličnu hrapavu liniju, -snagu koja potiče od sile Coulomb-ovog trenja klizanja, $\frac{mp}{\cos^3}$ $P_{\mu,i} = -\mu \left(mg \cos \varphi + \frac{mp}{\cos^3 \varphi} \dot{\varphi}_i^2 \right) \frac{p}{\cos^3 \varphi}$ - kinetičku energiju Ek, $Ek_i(\varphi) = \frac{1}{2}m\frac{p^2}{\cos^6\varphi}\dot{\varphi}_i^2$ $rac{1}{2}rac{mgp}{\cos^2 arphi}$ - potencijalnu energiju Ep $Ep_i(\varphi) = \Phi$ $i = 1, 2, \dots, 18$ - i ukupnu mehaničku energiju E. $E_i(\varphi) = Ek_i(\varphi) + Ep_i(\varphi) = \frac{1}{2}m\frac{p}{\cos^6\varphi}\dot{\varphi}_i^2 - \frac{1}{2}m\frac{p}{\cos$ $+\frac{1}{2}\frac{mgp}{\cos^2\varphi}$





za sve intervale kretanja

Promene snage za sve intervale kretanja

Grafici promene (za sve intervale kretanja)



Cikloidna hrapaya linija Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po cikloidnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisane koordinate φ je

(n)

$$\ddot{\varphi} - \dot{\varphi}^2 \left(\frac{1}{2}tg\frac{\varphi}{2} \mp \mu\right) + \left(tg\frac{\varphi}{2} \pm \mu\right)\frac{g}{2R} = \frac{F_0}{2mR\cos\frac{\varphi}{2}}\cos\Omega t, \quad \begin{cases} za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\phi} > 0\\ za \ v = 2R\cos\frac{\varphi}{2}\dot{\phi} < 0 \end{cases}$$

Za *potpuno opisivanje* dinamike teške materijalne tačke diferencijalnoj (dvojnoj) jednačini kretanja potrebno je pridružiti: *a* početne uslove*

 $s_{(0)}(\varphi_{(0)}) = s_0(\varphi_0) \text{ i } v_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = \dot{s}_{(0)}(\varphi_{(0)}, \dot{\varphi}_{(0)}) = v_0(\varphi_0, \dot{\varphi}_0);$ **b*** uslove ograničenja ugaone elongacije $s_{ul,i} = s_i(\varphi_i), \ s_{ul,(i+1)} = s_{(i+1)}(\varphi_{(i+1)}), \ \dot{s}_{odl,i}(\dot{\varphi}_{odl,i}) = -k\dot{s}_{ul,i}(\dot{\varphi}_{ul,i})$ gde je: k- koeficijent sudara; i = 1, 2, 3, ..., n

n- broj sudara do zaustavljanja teške materijalne tačke na paraboličnoj hrapavoj liniji. *USVAJAMO* k = 1 *idealno elastični sudar*;

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se prinudno kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Diferencijalnu jednačinu kretanja sistema ne možemo rešiti eksplicitno (u zatvorenom obliku). Za njeno približno rešavanje koristimo softverski paket WOLFRAM Mathematica 7. Rezultate smo proverili korišćenjem softverskog paketa MATLAB R2008a. Prinudno kretanje teške materijalne tačke (po analogiji sa kretanjem bez prinudne sile) delimo na odgovarajuće: intervale i podintervale kretanja Primer 11

Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom

Položaji graničnika određeni lučnim koordintama $S_{ul,1} = S_1(\varphi_1) \ S_{ul,2} = S_2(\varphi_2)$ Na materijalnu tačku dejstvuje spoljašnja jednofrekventna (periodična) sila $F(t) = F_0 \cos(\Omega t) \ Frekfencija$



Sistem sa dva nepokretna ograničivača elongacija, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom pod dejstvom spoljašnje jednofrekventne sile : a* početni i izvedeni položaj kuglice; b* plan sila

Vrednosti parametara su :

$$\alpha_0 = 0,05, \ g = 9,81 \left[\frac{m}{s^2}\right], \ F_0 = 0,2 [N], \ \Omega = 0,3 \left[\frac{rad}{s}\right], \ \varphi_1 = \frac{\pi}{4} [rad], \ \varphi_2 = -\frac{\pi}{6} [rad], \ \varphi_0 = 0, \ \dot{\varphi}_0 = 8 \left[\frac{rad}{s}\right], \ R = 0,05 [m].$$









Kinetičke energije u ravni (Ek, φ)

$$Ek_i(\varphi) = 2mR^2 \cos^2 \frac{\varphi}{2} \dot{\varphi}_i^2(\varphi)$$

Ukupne mehaničke energije u ravni (E, φ)

$$E_i(\varphi) = Ek_i(\varphi) + Ep_i(\varphi) = 2mR^2 \cos^2 \frac{\varphi}{2} \dot{\varphi}_i^2(\varphi) + mgR(1 - \cos\varphi)$$



Kružna hrapaya linija Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po

Diferencijalna (dvojna) jednačina kretanja teške materijalne tačke po kružnoj hrapavoj liniji u funkciji generalisane koordinate φ je

$$\ddot{\varphi} \pm \dot{\varphi}^2 tg \,\alpha_0 + \frac{g}{R \cos \alpha_0} \sin(\varphi \pm \alpha_0) = \frac{F_0}{mR} \cos \Omega t$$

Za *potpuno opisivanje* dinamike teške materijalne tačke diferencijalnoj (dvojnoj) jednačini kretanja potrebno je pridružiti:

*a** *početne uslove*
$$\varphi_{(0)} = \varphi_0$$
 i $\dot{\varphi}_{(0)} = \dot{\varphi}_0$ *; i* = 1,2,3,...,*n*

b* uslove ograničenja ugaone elongacije , kao i uslove sudara $\varphi_{ul_i} = \delta_i$ $\dot{\varphi}_{odl_i} = -k\dot{\varphi}_{ul_i}$

USVAJAMO k = 1·idealno elastični sudar; Diferencijalnu jednačinu kretanja sistema ne možemo rešiti eksplicitno (u zatvorenom obliku). Za njeno približno rešavanje koristimo softverski paket WOLFRAM Mathematica 7. Rezultate smo proverili korišćenjem softverskog paketa MATLAB R2008a.

Vibroudarni sistemi na bazi oscilatora koji se prinudno kreće po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama Prinudno kretanje teške materijalne tačke (po analogiji sa kretanjem bez prinudne sile) delimo na odgovarajuće: intervale i podintervale kretanja Primer 12 Sistem sa jednim nepokretnim ograničivačem elongacije, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom Položaj graničnika određen <mark>je koordintom</mark> izvedeni očetni i N b* plan sila mg mplituda $\cos \Omega$ **Frekfencij**a α_0 α_0 M₀,t₀ mg Sistem sa jednim nepokretnim ograničivačem elongacije, na bazi oscilatora sa jednom kuglicom pod dejstvom spoliašnie jednofrekventne sile:

Vrednosti parametara su :_

$$\alpha_{0} = 0,05, \ g = 9,81 \left[\frac{m}{s^{2}} \right], \ m = 0,2[kg], \ \Omega = 0,3 \left[\frac{rad}{s} \right],$$
$$F_{0} = 0,2[N], \ \delta = \frac{\pi}{4}[rad], \ \varphi_{0} = 0, \ \dot{\varphi}_{0} = 6 \left[\frac{rad}{s} \right], R = 0,5[m].$$

Analizom intervala kretanja (sprovedenu sve do osme tačke alternacija, odnosno do momenta višestruke alternacije smera kretanja oko ravnotežnog položaja) dolazimo do zaključka:

-*Vibroudarni sistem opstaje sve do trećeg udara* u ograničivač elongacija.
 -*Posle trećeg udara* u ograničivač elongacija postavljen sa desne strane pojavljuju se *pet tački alternacije*.



Energijska analiza posmatranog vibroudarnog sistema







U sva četiri slučajeva prikazujemo samo prva dva intervala kretanja.



NAPOMENA: Grafici faznih trajektorija (i svi naredni) se odnose na bezudarno kretanje teške materijalne tačke



NAPOMENA: vremenske intervale smo uzeli iz razloga što u rezonantnom području posle ovih intervala vremena dolazi do ekstremnog povećanja brzina

Upoređivanjem grafika faznih trajektorija bezudarnog kretanja teške materijalne tačke po kružnoj hrapavoj liniji i pod dejstvom spoljašnje jednofrekventne sile sa konstantom vrednošću amplitude a promenljivom frekvencijom zaključujemo

Rezonantno područje se uočava pri frekvenciji od

$$\Omega = 3,3 \left[\frac{rad}{s} \right]$$

Drugi korak - Frekfencija spoljašnje jednofrekventne sile je konstantna

a menjamo vrednost amplitude i to

 Umesto
 Uzimamo

 $F_0 = 0,6 [N], F_0 = 0,8 [N], F_0 = 1,2 [N]$

U sva tri slučajeva prikazujemo samo prva dva intervala kretanja.

NAPOMENA: Grafici faznih trajektorija (i svi naredni) se odnose na bezudarno kretanje teške materijalne tačke.

Vremenske intervale smo uzeli iz razloga što u rezonantnom području posle ovih intervala vremena dolazi do ekstremnog povećanja brzina



Treći slučaj

Fazne trajektorije u prvom i drugom intervalu kretanja



Analiza ova tri slučaja daje nam mogućnost kvalitetne analize prinudnih oscilacija teške materijalne tačke.





Na osnovu ova tri numerička primera možemo zaključiti: -Vrednost amplitude spoljašnje jednofrekvetne sile utiče da prinudno kretanje teške materijalne tačke po kružnoj hrapavoj liniji za različito vreme, odnosno za veći ili manji broj intervala kretanja postiže periodičnost kretanja.

-Podešavanjem vrednosti za parametre spoljašnje sile možemo uticati na kretanje posmatranog vibroudarnog sistema u ili izvan rezonantnog područja.



Grafička vizuelizacija faznog portreta teške materijalne tačke u posmatranom vibroudarnom sistemu prikazana je




 $F_1(t) = F_{\Omega_1} = F_{10} \cos \Omega_1 t$ mg mg Sistem sa jednim nepokretnim i jednim pokretnim ograničivačem elongacije, na bazi oscilatora sa dve kuglice pod dejstvom jedne spoljašnje jednofrekventne sile :

plan sila

mg



Energijska analiza dinamike vibroudarnih sistema sa krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama

Analizom *jaznih portreta i grafika promena* kinetičke energije E_K , potencijalne energije E_P , ukupne mehaničke energije E, sile normalnog pritiska F_N i snage koja potiče od sile trenja klizanja *Coulomb*-ovog tipa za sve primere *slobodnog kretanja* teških materijalnih tačaka po hrapavim krivim linijama, sa jednim, dva i tri stepena slobode možemo zaključiti: *Oblika: parabole, cikloide i kruga Jedanaest numeričkih primera Sila normalnog pritiska* teških materijalnih tačaka na hrapavu paraboličnu, cikloidnu i kružnu liniju *ne menja vrednost*:

* **U toku udara teške materijalne tačke u ograničivač elongacija** (bilo gde da je postavljen), kada je idealan elastičan udar, intenzitet brzine kretanja teške materijalne tačke se ne menja.

* **U stanju alternacije smera kretanja teške materijalne tačke**, brzina je jednaka nuli.

Za slučaj obostrano zadržavajuće veze <u>u</u> tački alternacije sila pritiska ima lokalni minimum a odgovarajuća sila trenja menja svoj smer. Smer sile trenja alternira:

* u tački u kojoj je ugaona brzina kretanja materijalnih tačaka jednaka nuli;

* u tački udara teške materijalne tačke u ograničivač elongacija; kao i
* u tački sudara teških materijalnih tačaka.

Promena snage koja potiče od sile trenja klizanja Coulomb-ovog tipa prati grafik promene sile trenja, samo što je snaga uvek sa negativnom vrednošću i ona u sledbenim reprezentativnim tačkama ima manju vrednost (opada sa višeg nivoa na niži). Od početnog trenutka vremena, pa do trenutka kad se tačka vratila u ravnotežni položaj, maksimalna vrednost snage konstantno opada, bez obzira koliko posmatrani vibroudarni sistem ima stepeni slobode.

Pretpostavka – radi se o idealno elastičnom (s)udaru

Kinetička energija, koja eksplicitno zavisi od ugaone brzine teške materijalne tačke, *konstantno se menja i njena maksimalna vrednost u sledbenim intervalima kretanja opada*.

Potencijalna enegija ima promenu u zavisnosti od elongacije, koja je identična za sve identične intervale kretanja, što proističe iz činjenice da ona zavisi od težina materijalnih tačaka i generalisanih koordinata i da udari i sudari nemaju uticaja na istu, jer ona potiče od dejstva konzervativnih sila na sistem.

Ukupna mehanička energija sistema je u stalnom trendu pada, tj. u svakom narednom intervalu kretanja, ukupna mehanička energija dinamike sistema ima manju vrednost (u tački udara u ograničivač ugaone elongacije i tački alternacije smera ugaone brzine).



Analizom *faznih portreta i grafika promena* kinetičke energije E_K , potencijalne energije E_P , ukupne mehaničke energije E, sile normalnog pritiska F_N i snage koja potiče od sile trenja klizanja *Coulomb*-ovog tipa za sve primere *prinudnog kretanja* teških materijalnih tačaka po hrapavim krivim linijama, sa jednim i dva slobode možemo zaključiti: *Oblika: parabole, cikloide i kruga Deset numeričkih primera*

Bezudarno kretanje teške materijalne tačke po hrapavim krivim linijama u ovom delu **predstavlja prinudne prigušene oscilacije**.

Odnos sile prigušenja i prinudne sile direktno utiče na zaključke.

Analizirana je dinamika vibroudarnog sistema na bazi odgovarajućeg bezudarnog sistema i *za kinetičke parametre sistema koda se ne javljaju režimi slični haotičnim i sličnim slučajevima*, koji se u opštem slučaju mogu javiti u bezudarnom sistemu podvrgnutor, dejstvu i samo jedne jednofrekventne spoljašnje sile. *Dva slučaja*

Prvi slučaj – Uticaj spoljašnje jednofrekventne sile. za konkretne vrednosti izabranih parametara, *nije veliki*. Daleko su od rezonantnog područja Zaključke koje smo izveli za vibroudarni sistem baziran na slobodnim oscilacijama možemo preneti i na prinudne oscilacije posmatranog vibroudarnog sistema. *Iako imamo prinudno kretanje* teške materijalne tačke sa faznih portreta, vidimo da se oscilacije umiruju i da se posmatrani vibroudarni sistemi vraćaju u stanje mirovanja oko para dvojnih ravnotežnih položaja, sa većim brojem oscilacija oko njega. **Bitna razlika je** u tome što pri dejstvu spoljašnje jednofrekventne sile, sa ovim parametrima, smanjenje ukupne mehaničke energije je očiglednije i teška materijalna tačka ima manji broj udara u ograničivač elongacija. Drugi slučaj – parametri spoljašnje jednofrekventne i dvofrekventne sile su takvi da *bezudarno kretanje* posmatranih vibroudarnih sistema za kratko vreme dospe u rezonantno područj Ukategoriji "turbolentnog" prigušenja Promenom parametara spoljašnje jednofrekventne sile se može uticati na uspostavljanje stabilnog vibroudarnog režima koji je periodičan

Hyala Vam

Originalni rezultati izučavanja nelinearne dinamike vibroudarnih sistema sa krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama usmereni na otkrivanju novih saznanja o transformaciji komponenata mehaničke energije u vibroudarnim sistemima sa jednim, dva ili tri stepeni slobode kretanja su sadržani u:

Solution postavljanju originalne metodologije izučavanja energijske analize dinamike vibroudarnih sistema na bazi oscilatora koji vrši slobodno (sopstveno) kretanje po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama, sa jednim, dva i tri stepeni slobode kretanja, *kombinovanjem analitičkih izraza za fazne trajektorije i pristupa sa upotrebom MathCad kao alata*

za -određivanje kinetičkih parametara sistema pre i posle sudara,

-grafičku vizuelizaciju grana faznih trajektorija i krivih komponentnih energija i totalne energije dinamike vibroudarnog sistema u funkciji elongacija, kao i -sila trenja klizanja i snage rada sile trenja u intervalima između udara, sudara i kinetičkih stanja alternacije smera kretanja;

postavljanju originalne metodologije i načina i postupka određivanja vremena i položaja (ugaone koordinate) događanja sudara teških materijalnih tačaka kod sopstvene dinamike vibroudarnih sistema sa dva i tri stepena slobode kretanja, kombinovanjem analitičkih izraza i pristupa sa upotrebom MathCad-a;

postavljanju originalne metodologije izučavanja energijske analize dinamike vibroudarnih sistema na bazi oscilatora koji vrši prinudno kretanje po krivolinijskim putanjama i neidealnim vezama, sa jednim i dva stepena slobode kretanja, *kombinovanjem numeričke metode Runge-Kutta za*

- dobijanje grana faznih trajektorija dinamike vibroudarnog sistema izloženog dejstvu spoljašnje jedno ili dvofrekventne sile,

koristeći pri tome kao alate dva softverska paketa *MATLAB i Wolfram mathematica* (pri čemu se došlo do istih rezultata, istog reda tačnosti) za

-grafičku vizuelizaciju grana faznih trajektorija i krivih komponentnih mehaničkih energija, kao i

-određivanje kinetičkih parametara i vremena udara odnosno sudara materijalnih elemenata unutar sistema;

proširenjem naučnih saznanja o režimima sopstvene, odnosno prinudne vibrudarne dinamike i raznovrsnosti tih režima na primerima dinamike vibroudarnih sistema koji sadrže jednu ili više materijalnih tačaka koje se kreću po hrapavim krivim linijama i pojavi sudara među njima;

prilagođavanju primene metode podešavanja parametara vibroudarnog dinamičkog sistema na svođenje prinudnog kretanja teške materijalne tačke po hrapavim krivim linijama, sa ograničenim elongacijama, i pod dejstvom spoljašnje jednofrekventne i dvofrekventne sile sa parametrima koji odgovaraju području rezonansije, na periodično kretanje.

oceni uticaja mase i mehaničkih karakteristika materijalne tačke koja se kreće između dve teške materijalne tačke na brzinu i broj udara ostalih okolnih teških materijalnih tačaka u ograničivače elongacija.

