



دانشگاه سمنان

ارتعاشات غیر خطی

Perturbation Theory, Harmonic Balance, Non-Conservative System

دکتر امین نیکوبین

دانشگاه سمنان، دانشکده مهندسی مکانیک

anikoobin@semnan.ac.ir



روش توازن هارمونیک The Method of Harmonic Balance

در این روش فرض می‌کنیم یک پاسخ پریودیک داریم، و می‌توان آنرا به صورت یک سری پریودیک نوشت

Assume: $u = \sum_{m=0}^M A_m \cos(m\omega t + m\beta_0) = A_0 + A_1 \cos \varphi + \dots$

or $u = \sum_{m=0}^M A_m \cos(m\omega t) + \sum_{m=1}^M B_m \sin(m\omega t)$

در این روش مجهول‌های $A_0, A_1, \dots, A_m, \beta_0, \omega$ باید به دست آید.



Ex: $\ddot{u} + \omega_0^2 u + \alpha u^3 = 0$

آر می داره cubic non-linear A_0 نداریم
و اگر $u^2 \leftarrow A_0$ باشه

$u = A_1 \cos(\omega t + \beta_0) = A_1 \cos \varphi$, $\varphi = \omega t + \beta_0$

$\rightarrow \dot{u} = -A_1 \omega \sin \varphi$, $\ddot{u} = -A_1 \omega^2 \cos \varphi$

$\Rightarrow -A_1 \omega^2 \cos \varphi + \omega_0 A_1 \cos \varphi + \alpha A_1^3 \cos^3 \varphi = 0$

داریم $\cos^3 \varphi = \frac{1}{4} \cos 3\varphi + \frac{3}{4} \cos \varphi$

همین تقریبین هم هست
صرفاً تقریبی نسبه

$-(\omega^2 - \omega_0^2) A_1 \cos \varphi + \frac{3}{4} \alpha A_1^3 \cos \varphi + \frac{1}{4} \alpha A_1^3 \cos 3\varphi = 0$

ضریب $\cos \varphi$: $-(\omega^2 - \omega_0^2) A_1 + \frac{3}{4} \alpha A_1^3 = 0 \xrightarrow{A_1 \neq 0} \omega = \omega_0 \left(1 + \frac{3\alpha A_1^2}{4\omega_0^2} \right)^{\frac{1}{2}}$

For small $A_1 \Rightarrow \omega = \omega_0 \left(1 + \frac{3\alpha A_1^2}{8\omega_0^2} \right)$, $(1 + \epsilon^2)^{\frac{1}{2}} = 1 + \frac{1}{2} \epsilon^2 + \dots$



EX. simple pendulum, $\ddot{u} + \sin u = 0 \rightarrow \ddot{u} + u - \frac{1}{6}u^3 = 0$

$$u = A_1 \cos \varphi \rightarrow -\omega^2 A_1 \cos \varphi + A_1 \cos \varphi - \frac{1}{6} A_1^3 \cos^3 \varphi = 0$$

$$\cos \varphi: A_1 \left[(1 - \omega^2) - \frac{1}{8} A_1^2 \right] = 0 \xrightarrow{A_1 \neq 0} \omega^2 = 1 - \frac{1}{8} A_1^2$$

$$\text{For small } A_1 \rightarrow \omega = 1 - \frac{1}{16} A_1^2$$

تقریب

$$\Rightarrow \omega = \sqrt{1 - \frac{1}{8} A_1^2}$$

سیستم‌های غیر پایدار، Non-Conservative sys.

Duffing Oscillator with clamping

$$\ddot{x} + x + 2\mu \dot{x} - x^3 = 0$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -x_1 - 2\mu x_2 + x_1^3 \end{cases} \quad \text{نقاط تعادل} \Rightarrow$$

$$x_1^* = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$x_2^* = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad x_3^* = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

ماتریس جکوبی در
نقطه تعادل

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1+3x_1^2 & -2\mu \end{bmatrix}$$

$$\text{For } x_1^* \rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -2\mu \end{bmatrix}$$

$$\text{For } x_{2,3}^* \rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 2 & -2\mu \end{bmatrix}$$



$$\text{For } x_1^* \rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -2\mu \end{bmatrix} \Rightarrow \det(A - \lambda I) = \det \begin{vmatrix} -\lambda & 1 \\ -1 & -2\mu - \lambda \end{vmatrix} = 0$$

$$\Rightarrow \lambda^2 + 2\mu\lambda + 1 = 0 \Rightarrow \lambda_{1,2} = -\mu \pm \sqrt{\mu^2 - 1} \Rightarrow$$

$$0 < \mu < 1 \rightarrow \text{stable spiral}, \quad \mu = 0.5 \rightarrow \lambda_{1,2} = -0.5 \pm \sqrt{0.25 - 1}$$

$$\mu > 1 \rightarrow \text{stable Node} \rightarrow \mu = 2 \rightarrow \lambda_{1,2} = -2 \pm \sqrt{2^2 - 1}$$

$$\text{حقیقی } \lambda_1 < \lambda_2 < 0$$

$$\text{Re}[\lambda_i] > 0 \quad i=1,2$$

$$-1 < \mu < 0 \rightarrow \text{unstable spiral}$$

$$\lambda_1 > \lambda_2 > 0$$

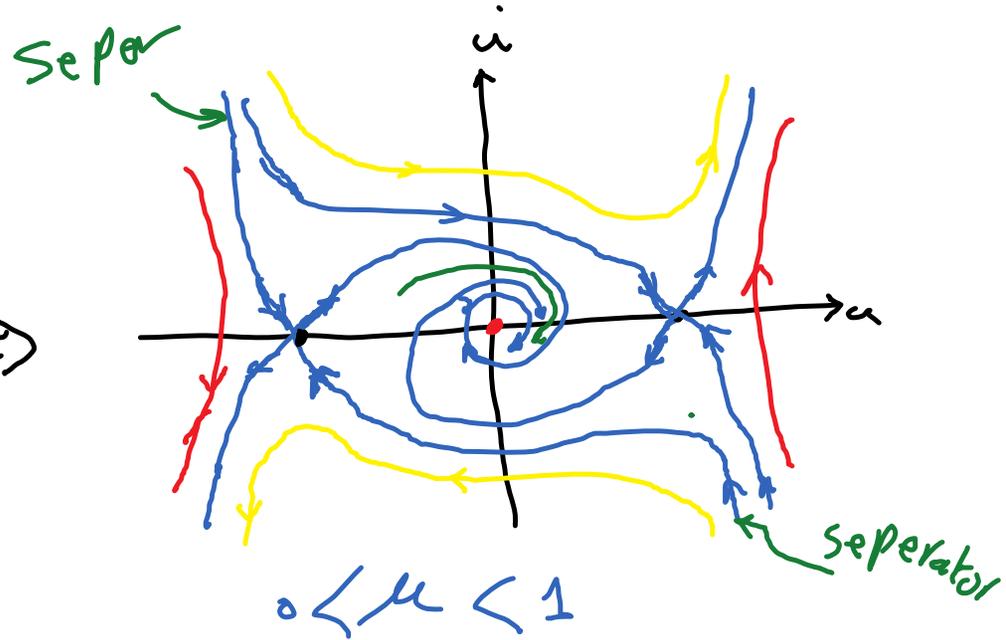
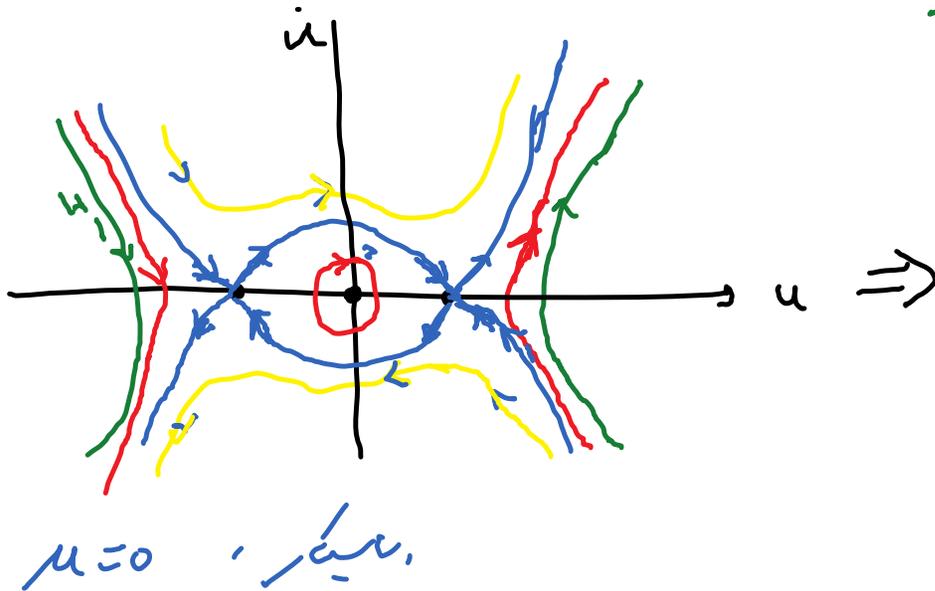
$$\mu < -1 \rightarrow \text{unstable Node}$$



$$P_{0,3} \rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 2 & -2\mu \end{bmatrix} \Rightarrow \det \begin{vmatrix} -\lambda & 1 \\ 2 & -2\mu - \lambda \end{vmatrix} = \lambda^2 + 2\mu\lambda - 2 = 0$$

$$\lambda_{1,2} = -\mu \pm \sqrt{\mu^2 + 2} \Rightarrow$$

$\lambda_1 < 0 < \lambda_2 \rightarrow$ Saddle





$$\ddot{u} + \omega_0^2 u + \underline{2\epsilon\mu\dot{u}} + \alpha\epsilon u^3 = 0$$

حل معادله دافینگ با مرتب (میدینگ) باروش MS

First order expansion: $u = u_0(T_0, T_1) + \epsilon u_1(T_0, T_1)$

$$\epsilon^0 \begin{cases} D_0^2 u_0 + \omega_0^2 u_0 = 0 \Rightarrow u_0(T_0, T_1) = A(T_1) e^{i\omega_0 T_0} + \bar{A}(T_1) e^{-i\omega_0 T_0} \end{cases}$$

$$\epsilon^1 \begin{cases} D_0^2 u_1 + \omega_0^2 u_1 = -2D_0 D_1 u_0 - 2\mu D_0 u_0 - \alpha u_0^3 \end{cases}$$

$$\text{جایگزینی } u_0 \text{ در معادله} \Rightarrow -2i\omega_0 A' e^{i\omega_0 T_0} - 2\mu i\omega_0 A e^{i\omega_0 T_0} - 3\alpha A^2 \bar{A} e^{i\omega_0 T_0} + NST + c.c$$

$$\text{حذف سکولار ترم: } 2i(\omega_0 A' + \mu A) + 3\alpha A^2 \bar{A} = 0$$

$$\text{پس از آن: } A(T_1) = \frac{1}{2} \alpha(T_1) e^{i\beta(T_1)}$$



$$\Rightarrow \begin{cases} a' = -\mu a & \longrightarrow a = a_0 e^{-\mu T_1} \\ a\beta' = \frac{3\alpha a^3}{8\omega_0} & \xrightarrow{a \neq 0} \beta' = \frac{3\alpha}{8\omega_0} a_0^2 e^{-2\mu T_1} \end{cases}$$

$$\Rightarrow \beta(T_1) = \frac{3\alpha a_0^2}{8\omega_0 (-2\mu)} e^{-2\mu T_1} + \beta_0$$

$$\Rightarrow u = A(T_1) e^{i\omega_0 T_0} + c.c. = \frac{1}{2} a(T_1) e^{i\beta(T_1)} e^{i\omega_0 T_0} + c.c.$$

$$\Rightarrow u = \frac{1}{2} a_0 e^{-\mu T_1} \exp\left(i\omega_0 T_0 - \frac{3\alpha a_0^2}{16\omega_0 \mu} e^{-2\mu T_1} + i\beta_0\right) + c.c.$$

$$\Rightarrow u = a_0 e^{-\mu \epsilon t} \cos\left(\omega_0 t - \frac{3\alpha a_0^2}{16\omega_0 \mu} e^{-2\mu \epsilon t} + \beta_0\right)$$



$$u = a_0 e^{-\alpha \epsilon t} \cos \left(\omega_0 t - \frac{3 \alpha a_0^2}{16 \omega_0 k} e^{-2 \alpha \epsilon t} + \beta_0 \right)$$

$$\alpha = 0 \rightarrow u = a_0 e^{-\alpha \epsilon t} \cos (\omega_0 t + \beta_0)$$

کسیج! ω نوسان می کند. ← استقلال رانسیج! ω

$$\omega_0 = \omega_0 \sqrt{1 - \xi^2}$$

با ϵ نرم u_2 را نیز در نظر بگیریم - ϵ^2



Free oscillation of Positively damped system

- انواع دسیپنگ
- Columb friction $\propto \text{sign}(\dot{u})$
 - Linear viscous damping $2k\dot{u}$
 - non linear damping $\left\{ \begin{array}{l} k|u|^\alpha \dot{u} \\ f(u)\dot{u} \end{array} \right.$
- اگر u^2 باشد، دسیپنگ موجب کمی تیز
- $u^2 \neq |u|u$
- $u^3 = |u|^2 u$



$$EX. \quad \ddot{u} + \omega_0 u + \underline{\varepsilon \dot{u}^3} = 0 \quad \cdot \quad \varepsilon \leq 1$$

First order expansion $u = u_0(T_0, T_1) + \varepsilon u_1(T_0, T_1)$

$$\varepsilon^0: D_0^2 u_0 + \omega_0^2 u_0 = 0 \rightarrow u_0 = A(T_1) e^{i\omega_0 T_0} + \bar{A} e^{-i\omega_0 T_0}$$

$$\varepsilon^1: D_0^2 u_1 + \omega_0^2 u_1 = -2D_0 D_1 u_0 - (D_0 u_0)^3$$

$$D_0 u_0 = i\omega_0 A e^{i\omega_0 T_0} - i\omega_0 \bar{A} e^{-i\omega_0 T_0} \xrightarrow{3a^2 b}$$

$$-2D_0 D_1 u_0 - (D_0 u_0)^3 = -2i\omega_0 A' e^{i\omega_0 T_0} - \underline{3i\omega_0^3 A^2 \bar{A} e^{i\omega_0 T_0}} + cc + NST$$

سکولار ریسونانس $\Rightarrow 2iA' + 3i\omega_0^2 A^2 \bar{A} = 0$



بفرض $A = \frac{1}{2} a(T_1) e^{i\beta(T_1)} \rightarrow 2iA' + 3i\omega_0^2 A^2 \bar{A} = 0$

$$\begin{cases} a' = -\frac{3}{8} \omega_0 a^3 \rightarrow \frac{da}{dT_1} = -\frac{3}{8} \omega_0 a^3 \rightarrow \int \frac{da}{a^3} = \int -\frac{3\omega_0}{8} dT_1 & \textcircled{1} \\ \beta' = 0 \rightarrow \beta = \beta_0 \end{cases}$$

$\textcircled{1} \Rightarrow -\frac{1}{2} \frac{1}{a^2} = \frac{-3\omega_0 T_1 + c}{8}$, assume at $t=0, a=a_0$

$\Rightarrow c = -\frac{1}{2a_0^2}$, $u = a \cos(\omega_0 T_0 + \beta_0)$

$\Rightarrow a^2 = \frac{a_0^2}{1 + \frac{3a_0 \omega_0^2 T_1}{4}}$

$\frac{-1}{2} a^{-2} \xrightarrow{\text{مشتق}} a^{-3}$



$$\Rightarrow u = \frac{a_0}{\sqrt{1 + \frac{3}{4} \varepsilon a_0 \omega_0^2 t}} \cos(\omega_0 t + \beta_0)$$

فرکانس نوسانات تغییر کرده است و همان ω باقی مانده است.

Algebraic decay

سرعت decay کمتر شده است.



$$\ddot{u} + \omega_0^2 u + \epsilon \dot{u}^3 = 0$$

- نقاط ثابت را مشخص کنید

- حول نقطه ثابت $[0, 0]$ خطی سازی انجام دهید

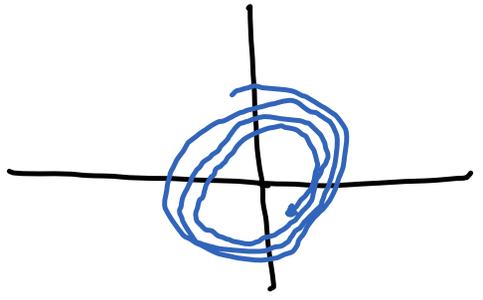
$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega_0^2 & 0 \end{bmatrix}$$

که می گویند نقطه تعادل \leftarrow center \leftarrow اصل \leftarrow stable spirals

- این مدل را می توان از موردی که تحلیل خطی درست جواب نمی دهد.

- برای سیستم های پاریار تقیید ای که از تحلیل خطی براساس می آید درست است.

- اما برای سیستم های غیر پاریار این طور نیست.

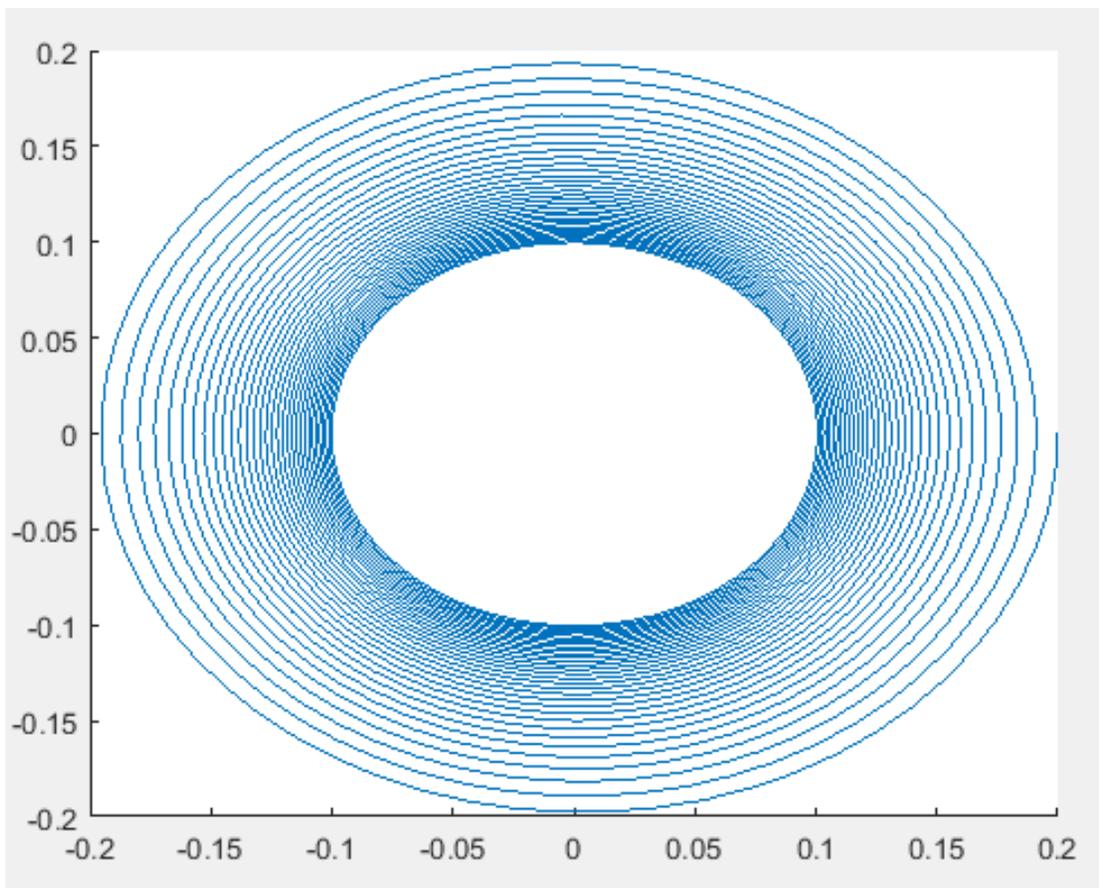


spiral تقویر دایره و سرعت کاهش یافته خطی است.



ارتعاشات غیر خطی، Perturbation Theory, Non-Conservative System

دکتر امین نیکوبین





دانشگاه سمنان

ارتعاشات غیر خطی

Perturbation Theory Non-Conservative System

دکتر امین نیکوبین

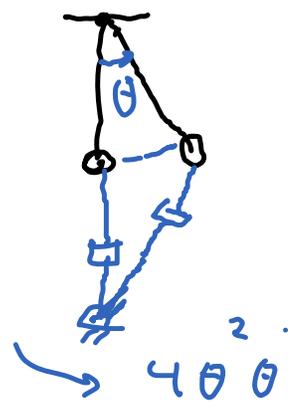
دانشگاه سمنان، دانشکده مهندسی مکانیک

anikoobin@semnan.ac.ir



EX. $\ddot{\theta} + \omega_0^2 \sin \theta + \frac{4 \sin^2 \theta}{1 + 4(1 - \cos \theta)} \dot{\theta} = 0$, θ is small

$$\ddot{\theta} + \omega_0^2 \left(\theta - \frac{\theta^3}{6} + \dots \right) + \frac{4 \left(\theta - \frac{\theta^3}{6} + \dots \right)^2}{1 + 4 \left(1 - 1 + \frac{\theta^2}{2} + \dots \right)} \dot{\theta} = 0$$



$$\Rightarrow \ddot{\theta} + \omega_0^2 \theta - \frac{1}{6} \omega_0^2 \theta^3 + \underline{4 \theta^2 \dot{\theta}} = 0$$

$$\frac{4 \theta^2}{1 + 4 \left(\frac{\theta^2}{2} \right)} \dot{\theta}$$

دست‌آورد لکس‌نر $\theta = \epsilon^\lambda u \Rightarrow \epsilon^\lambda \ddot{u} + \omega_0^2 \epsilon^\lambda u - \frac{1}{6} \omega_0^2 \epsilon^{3\lambda} u^3 + 4 \epsilon^{3\lambda} u^2 \dot{u} = 0$

$$\Rightarrow \ddot{u} + \omega_0^2 u - \frac{1}{6} \omega_0^2 \epsilon^{2\lambda} u^3 + 4 \epsilon^{2\lambda} u^2 \dot{u} = 0$$

$$2\lambda = 1 \rightarrow \ddot{u} + \omega_0^2 u + \epsilon \left(4 u^2 \dot{u} - \frac{1}{6} \omega_0^2 u^3 \right) = 0$$



General case: $\ddot{u} + \omega_0^2 u + \underbrace{2\epsilon \mu u^2 \dot{u}}_{\text{nonlinear damping}} + \epsilon \alpha u^3 = 0$ M.S.

$$u = u_0(T_0, T_1) + \epsilon u_1(T_0, T_1)$$

\dot{u} (linear)

$$\epsilon^0: D_0^2 u_0 + \omega_0^2 u_0 = 0 \longrightarrow u_0 = A(T_1) e^{i\omega_0 T_0} + c.c.$$

$$\epsilon^1: D_1^2 u_1 + \omega_0^2 u_1 = -2D_0 D_1 u_0 - 2\mu u_0^2 D_0 u_0 - \alpha u_0^3$$

$$\Rightarrow -2i\omega_0 A e^{i\omega_0 T_0} - 2i\mu \omega_0 A \bar{A} e^{i\omega_0 T_0} - 3\alpha A^2 \bar{A} e^{i\omega_0 T_0} + c.c. + NST$$

$$-2\mu u_0^2 D_0 u_0 = -2\mu (A e^{i\omega_0 T_0} + \bar{A} e^{-i\omega_0 T_0})^2 (i\omega_0 A e^{i\omega_0 T_0} - i\omega_0 \bar{A} e^{-i\omega_0 T_0})$$

$$= -2\mu [-A^2 \bar{A} i\omega_0 e^{i\omega_0 T_0} + 2A^2 \bar{A} i\omega_0 e^{i\omega_0 T_0} + NST]$$



حذف سکوئدریزم: $2i\omega_0 A' + 2i\mu\omega_0 A^2 A' + 3\alpha A^2 A' = 0$

$$A(T_1) = \frac{1}{2} \alpha(T_1) e^{i\beta(T_1)} \Rightarrow \begin{cases} \alpha' = -\frac{1}{4} \mu \alpha^3 \xrightarrow{t=0, \alpha=a_0} \alpha = \frac{a_0}{\left(1 + \frac{1}{2} \mu a_0^2 T_1\right)^{\frac{1}{2}}} \\ \beta' = \frac{3\alpha}{8\omega_0} \alpha^2 \end{cases}$$

$$\frac{\beta'}{\alpha'} = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu \alpha} \rightarrow \frac{d\beta}{d\alpha} = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu \alpha} \Rightarrow d\beta = -\frac{3\alpha}{2\omega_0 \mu} \frac{d\alpha}{\alpha}$$

$$\Rightarrow \beta = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu} \ln \alpha + \hat{\beta}_0 \Rightarrow \beta = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu} \ln \frac{a_0}{\sqrt{1 + \frac{1}{2} \mu a_0^2 T_1}} + \hat{\beta}_0$$



$$\beta = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu} \ln \frac{a_0}{\sqrt{1 + \frac{1}{2} \mu a_0^2 T_1}} + \beta_0 \Rightarrow \beta = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu} \ln a_0 \left(1 + \frac{1}{2} \mu a_0^2 T_1\right)^{-\frac{1}{2}} + \beta_0$$

$\ln(ab) = \ln a + \ln b$

$$\Rightarrow \beta = \frac{-3\alpha}{2\omega_0 \mu} \ln a_0 + \frac{3\alpha}{4\omega_0 \mu} \ln \left(1 + \frac{1}{2} \mu a_0^2 T_1\right) + \hat{\beta}_0$$

$$\Rightarrow \beta = \frac{3\alpha}{4\omega_0 \mu} \ln \left(1 + \frac{1}{2} \mu a_0^2 T_1\right) + \hat{\beta}_0 \quad , \quad \hat{\beta}_0 = \beta_0 - \frac{3\alpha}{2\omega_0 \mu} \ln a_0$$

$$\Rightarrow u = \frac{a_0}{\sqrt{1 + \frac{1}{2} \epsilon \mu a_0^2 t}} \quad \hookrightarrow \left[\omega_0 t + \frac{3\alpha}{4\omega_0 \mu} \ln \left(1 + \frac{1}{2} \epsilon \mu a_0^2 t\right) + \hat{\beta}_0 \right]$$



$$u = \frac{a_0}{\sqrt{1 + \frac{1}{2} \epsilon k a_0^2 t}} \quad \hookrightarrow \left[\omega_0 t + \frac{3\alpha}{4\omega_0 k} \ln\left(1 + \frac{1}{2} \epsilon k a_0^2 t\right) + \beta_0 \right]$$

داریم $\ln(1 + \epsilon) = \epsilon$, $\epsilon \ll 1$

$$u = \frac{a_0}{\sqrt{1 + \frac{1}{2} \epsilon k a_0^2 t}} \quad \hookrightarrow \left[\omega_0 t + \frac{3\alpha \epsilon a_0^2 t}{8\omega_0} + \beta_0 \right]$$

Algebraic decay

برای معادله اصلی \leftarrow قضی ساری فعل (دره) است درصورت \leftarrow احتمالاً مبدأ را center
 به است فضایی محور در صورتی که spiral است .



EX. نشان دهید نقطه تعادل سیخ زیر spiral است

$$\ddot{u} + \mu |\dot{u}|^{n-1} \dot{u} + u = 0 \quad n > 1, \mu > 0$$

$$u = x \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = y \\ \dot{y} = -x - \mu |y|^{n-1} y \end{cases} \xrightarrow{\text{خطی سازی}} A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -\mu |y|^{n-1} \end{bmatrix}$$

$$\text{at } \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\text{نقطه تعادل center است}} \lambda_{1,2} = \pm i \quad X$$



$$\begin{cases} \dot{x} = y \\ \dot{y} = -x - \mu |y| y \end{cases} \quad n=2$$

$$\begin{cases} x = r \cos \theta \\ y = r \sin \theta \end{cases} \quad r > 0$$

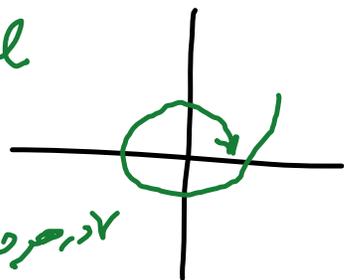
معادله در فرم قطبی
نوشته می شود،

$$\begin{cases} \cos \theta \left\{ \begin{aligned} \dot{r} \cos \theta - r \dot{\theta} \sin \theta &= r \sin \theta \\ \dot{r} \sin \theta + r \dot{\theta} \cos \theta &= -r \cos \theta - \mu |r \sin \theta| r \sin \theta \end{aligned} \right. \quad n=1 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \textcircled{1} \left\{ \begin{aligned} \dot{r} \cos^2 \theta &= r \dot{\theta} \sin \theta \cos \theta + r \sin \theta \cos \theta \\ \dot{r} \sin^2 \theta &= -r \dot{\theta} \sin \theta \cos \theta - r \sin \theta \cos \theta - \mu r^{n+1} \sin^2 \theta \end{aligned} \right. \quad n=1 \end{cases}$$

$$\begin{aligned} \textcircled{1} + \textcircled{2} \Rightarrow \begin{cases} \dot{r} = -\mu r^n \sin^2 \theta \cos^2 \theta \\ \dot{\theta} = -1 - \mu r^{n-1} |\sin \theta| \sin \theta \cos \theta \end{cases} \end{aligned}$$

$\rightarrow r < 0 \rightarrow$ spiral
 در صورتی که $r < 0$ می باشد.



دکتر امین نیکوبین

ارتعاشات غیر خطی، Perturbation Theory, Non-Conservative System

