به نام خدا



پروژه سیستمهای کنترل خطی

استاد درس: دکتر امیرحسین نیکوفرد

نام و نام خانوادگی و شماره دانشجویی اعضای گروه: محمدامین رحیمزاده گوری ۹۸۲۲۱۰۳ یاسمن مطهریفر ۹۸۲۵۲۹۳ زهرا ایران پور مبارکه ۹۸۱۹۸۹۳

زمستان ۱۴۰۰

فهرست

شماره صفحه	عنوان
٣	چکیده
۴	۱. معادلات دینامیکی سیستم
۵	۲. پاسخ پله حلقه باز سیستم
۶	۳-۱. شکل مکان هندسی برای سیستم حلقه بسته
Υ	۳-۲. رسم دیاگرام بود برای سیستم حلقه بسته
Υ	۳-۳. رسم دیاگرام نایکوئیست برای سیستم حلقه بسته
٨	۱-۴. طراحی کنترلکننده برای سیستم، به کمک مکان ریشه
11	۲-۴. رسم پاسخ پله سیستم حلقه بسته سیستم طراحی شده
17	۵-۱. طراحی کنترلکننده برای سیستم، به کمک پاسخ فرکانسی
۱۵	۵-۲. رسم پاسخ پله سیستم حلقه بسته سیستم طراحی شده
18	۶. طراحی کنترل کننده برای سیستم، به کمک سیمولینک
١٧	۷-۱. طراحی کنترلکننده بر اساس مدل فضای حالت
۲٠	۲-۷. رسم پاسخ پله حلقه بسته سیستم طراحی شده
71	۱-۸. طراحی کنترلکنندههای PI و PD و PID
77	۸-۲. معرفی بهترین کنترلکننده بر اساس نتایج آنها
74	مراجع

چکیده

در این پروژه ما با داشتن معادلات دینامیکی سیستم، ابتدا پاسخ پله حلقه باز سیستم را رسم می کنیم و سپس ضمن کشیدن شکل مکان هندسی برای سیستم حلقه بسته، دیاگرام بود و نایکوئیست سیستم حلقه بسته را نیز بدست می آوریم.

سپس چند طراحی انجام میدهیم:

طراحی اول، طراحی کنترل کننده به کمک مکان ریشه خواهد بود. و سپس با رسم پاسخ پله حلقه بسته، سیستم طراحی شده را تحلیل و بررسی می کنیم.

طراحی دوم، طراحی کنترلکننده به کمک پاسخ فرکانسی خواهد بود. و سپس با رسم پاسخ پله حلقه بسته، سیستم طراحی شده را تحلیل و بررسی میکنیم.

طراحی سوم، طراحی کنترل کننده در سیمولینک متلب میباشد.

طراحی چهارم، طراحی کنترل کننده بر اساس فضای حالت است. که در ادامه پاسخ پله حلقه بسته سیستم طراحی شده نیز رسم میشود.

طراحی پنجم که خود دارای چند طراحی میباشد، طراحی کنترلکننده به کمک Pl و PD و PI است که در ادامه از بین این کنترلکنندهها بر اساس نتایج بهترین آنها انتخاب میشوند.

معادلات دینامیکی سیستم: موجود در مقاله

$$\begin{split} v(t) - Ri(t) - L \frac{di(t)}{dt} - \varepsilon(t) &= 0 \\ Js^2 \Theta(s) &= K_t I(s) - bs \Theta(s) \\ V(s) - RI(s) - sLI(s) - k_e s \Theta(s) &= 0 \\ \frac{\Theta(s)}{V(s)} &= \frac{K_t}{s[(Js + b)(Ls + R) + K_e K_t]} \begin{bmatrix} \text{rad} \\ \text{V} \end{bmatrix} \\ G_p(s) &= \frac{\dot{\Theta}(s)}{V(s)} &= \frac{K_t}{(Js + b)(Ls + R) + K_e K_t} \begin{bmatrix} \text{rad/s} \\ \text{V} \end{bmatrix} \end{split}$$

مقدار پارامترها:

J	$0.099kg.m^2$
В	$0.1 \frac{Nms}{rad}$
kb	$1\frac{Vsec}{rad}$
	raa
kt	$0.01\frac{Nm}{A}$
R	1ohm
L	0.49 <i>H</i>

تابع تبديل حلقه باز:

$$G(s) = \frac{K_t}{(R_a + sL_a)(Js + B)} = \frac{0.01}{(1 + 0.49s)(0.099s + 0.1)}$$

تابع تبديل حلقه بسته:

$$T(s) = \frac{K_t}{(R_a + SL_a)(Js + B) + K_t \cdot K_b} = \frac{0.01}{(1 + 0.49s)(0.099s + 0.1) + 0.01}$$

کد متلب:

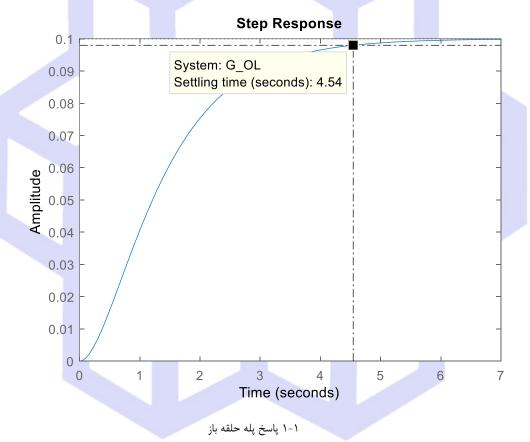
```
s = tf('s');

J = 0.099;
b = 0.1;
K = 0.01;
R = 1;
L = 0.49;

G_OL = K/((R+s*L)*(J*s+b));

%PASOKH PELE OPEN LOOP
step(G_OL)
```

پاسخ پله حلقه باز سیستم

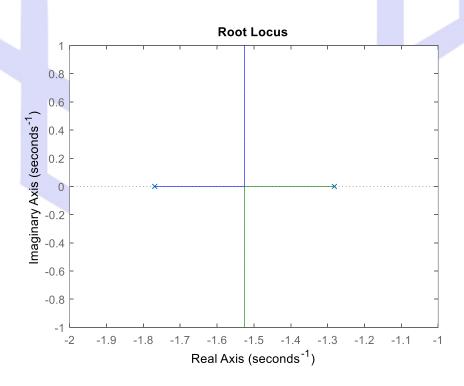


پاسخ پله رسم شد و مشاهده می شود که ستلینگ تایم آن ۴.۵۴ است.

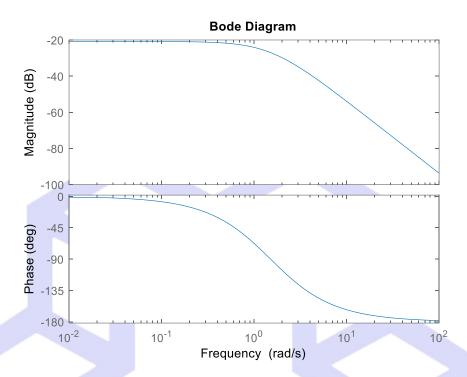
سوال ۳ کد متلب:

```
s = tf('s');
J = 0.099;
b = 0.1;
K = 0.01;
R = 1;
L = 0.49;
G_{CL} = K/((R+s*L)*(J*s+b)+K);
%MAKAN HENDESI CLOSE LOOP
figure(1)
rlocus(G_CL)
%BODE CLOSE LOOP
figure(2)
bode(G_CL);
%NYQUIST CLOSE LOOP
figure(3)
nyquist(G_CL);
```

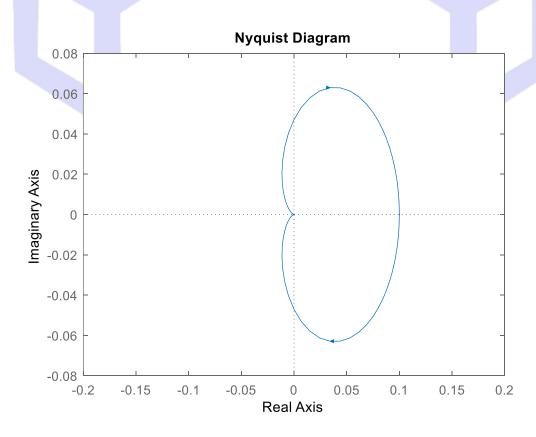
شکل مکان هندسی برای سیستم حلقه بسته:



رسم دیاگرام بود برای سیستم حلقه بسته:



رسم دیاگرام نایکوئیست برای سیستم حلقه بسته:



کد متلب:

```
s = tf('s');
J = 0.099;
b = 0.1;
K = 0.01;
R = 1;
L = 0.49;
G_OL = K/((R+s*L)*(J*s+b));
figure(1)
sisotool(G_OL)
figure(2)
rlocus(G_OL)
k G=990;
k_c=0.0225;
c=(s+0.76)/(s+0.76*0.0225);
figure(3)
step(feedback(c*G_OL*k_c*k_G,1))
```

طراحی کنترل کننده برای سیستم، به کمک مکان ریشه:

جبرانساز پسفاز به ازای ورودی پله

تابع تبديل حلقه باز سيستم:

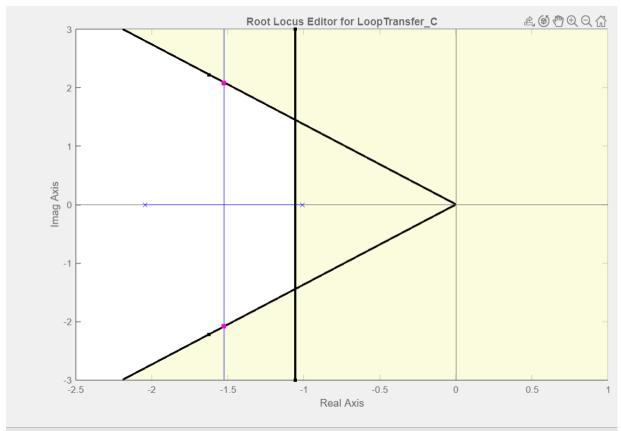
$$G_{OL}(s) = \frac{0.01}{(1 + 0.49s)(0.099s + 0.1)} = \frac{1}{0.4851s^2 + 5.89s + 10}$$

شرايط مطلوب مسئله:

$$MP\% \leq 10\%$$
 , $t_s \leq 4~(sec)$, $e_{ss} \leq 0.01$

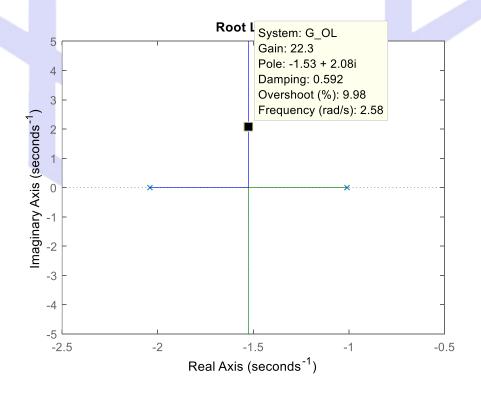
$$MP\% = e^{\frac{-\pi\zeta}{\sqrt{1-\xi^2}}} \xrightarrow{MP\%=10\%} \zeta = 0.59$$

سپس مکان ریشه را به کمک سیسوتول متلب بدست میآوریم.



Drag this closed-loop pole along the locus to adjust the loop gain.. Current Location: -1.53 - 2.08i Damping: 0.591 Natural Frequency: 2.58 rad/s

$$\zeta = 0.59 \xrightarrow{sisotool} \omega = 2.58 (\frac{rad}{s})$$



$$k_0 = 22.3$$
 \rightarrow

$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{1 + k_0 G(s)} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{1 + 22.3 \times 0.1} = 0.309 > 0.01$$

به ازای $k_0=22.3$ مقدار خطای ماندگار به ازای ورودی پله بزرگتر از حداکثرخطای ماندگار مورد نظر است.

$$e_{ss} = 0.01 \rightarrow e_{ss} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{1 + k_G G(s)} = 0.01 \rightarrow k_G = 990$$

گين جبرانساز:

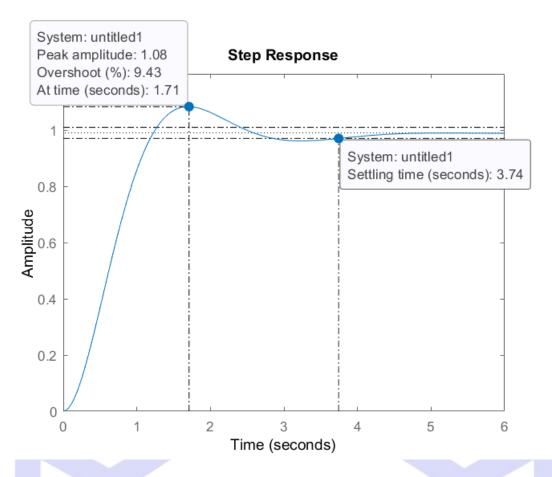
$$k_C = \frac{k_0}{k_G} = \frac{22.3}{990} \rightarrow k_C = 0.0225$$

صفر جبرانساز را نزدیک مبدا انتخاب کرده سپس از رابطه زیر قطب جبرانساز را محاسبه می کنیم:

$$p_c = z_c k_c \xrightarrow{z_c = 0.76} p_c = 0.0225 \times 0.76 = 0.0171$$

$$C(s) = k_c \frac{s + z_c}{s + p_c} \to C(s) = 0.0225. \frac{s + 0.76}{s + 0.0171}$$

رسم پاسخ پله سیستم حلقه بسته سیستم طراحی شده:



مشاهده می شود که به زمان نشست و فراجهش مطلوب رسیدهایم.

کد متلب:

```
s = tf('s');

J = 0.0099;
b = 0.1;
K = 0.01;
R = 1;
L = 0.49;

G_OL = K/((R+s*L)*(J*s+b));

k_G=990;
figure(1)
bode(k_G*G_OL);

c=(1+19.098*0.0595*s)/(1+19.098*s);
figure(2)
bode(k_G*G_OL*c);

figure(3)
step(feedback(c*G_OL*k_G,1))
```

طراحی کنترل کننده برای سیستم، به کمک پاسخ فرکانسی:

شرايط مطلوب مسئله:

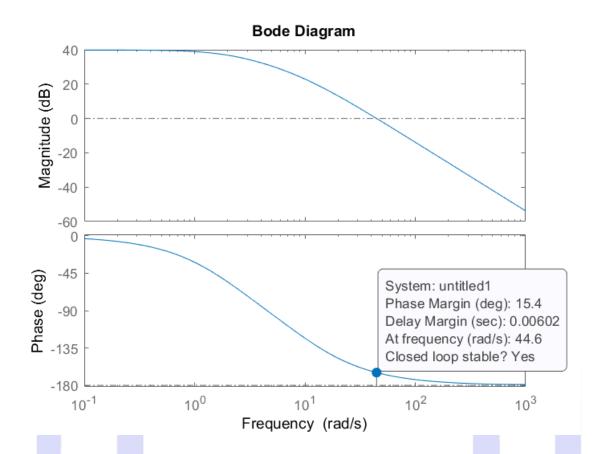
$$P.M \geq 50^{\circ}$$
 , $ess|_{r(t)=u(t)} \leq 0.01$, $t_s \leq 3s$, $Overshoot \leq 10\%$

$$G_{OL}(s) = \frac{0.01}{(1+0.49s)(0.099s+0.1)}$$

$$ess = \frac{1}{1+\lim_{s\to 0} G} = \frac{1}{1+\lim_{s\to 0} \frac{0.01 k_G}{(1+0.49s)(0.099s+0.1)}} = \frac{1}{1+\frac{0.01k_G}{0.1}} = 0.01$$

$$\to k_G = 990$$

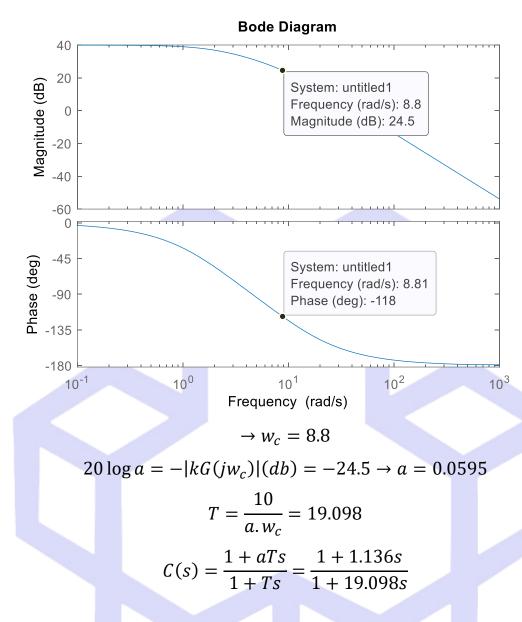
رسم نمودار بود تابع تبدیل حلقه باز با حضوره بهره ثابت و محاسبه مقدار حاشیه فاز $(arphi_0)$ برای آن:



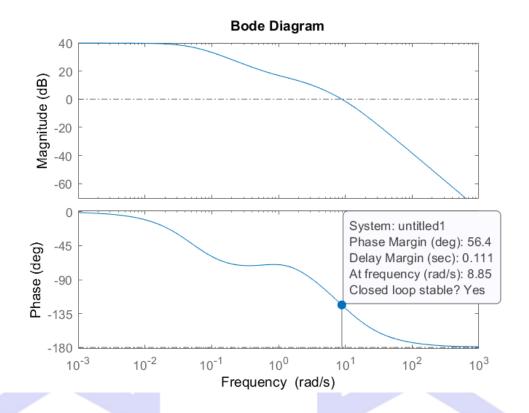
مشاهده میکنیم که حد فاز کمتر از حد فاز مطلوب است.

 ω_c تعیین فرکانس گذر بهره

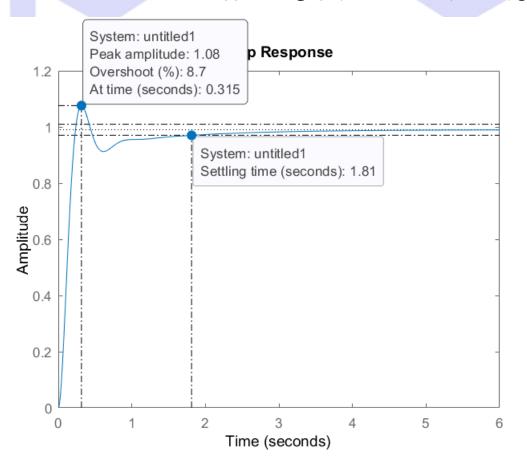
$$P.\,M=50^\circ \ < kG(jw_c) = -180 + 50 + 12 \, \Big($$
حاشیه امن $\Big) = -118$



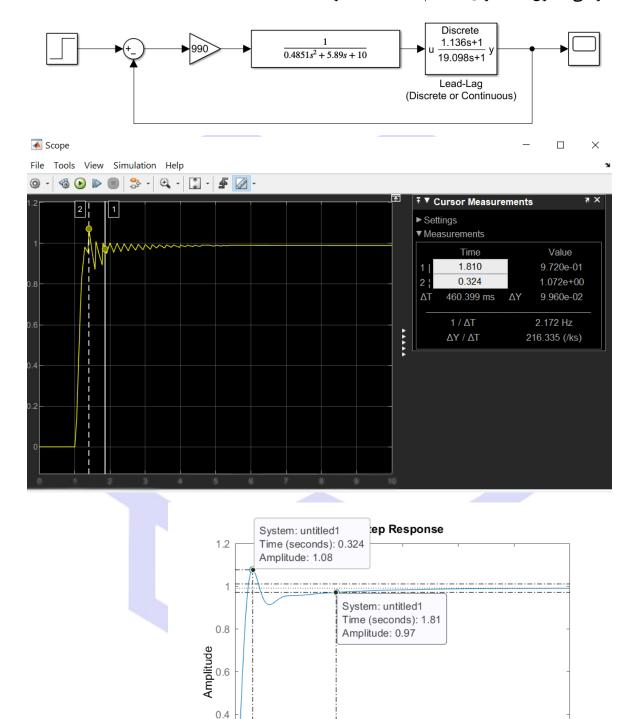
حال باید نمودار بودی جدید سیستم و پاسخ پله را رسم می کنیم و میبینیم که $\varphi_{d=56.4>50}$ و در پاسخ پله ستلینگ تایم و اورشوت در بازه خواسته شده و شرایط مطلوب مسئله قرار دارد. پس مسئله به درستی حل شده



رسم پاسخ پله سیستم حلقه بسته سیستم طراحی شده (جبران شده)



طراحی کنترل کننده برای سیستم، به کمک سیمولینک



3 Time (seconds)

0.2

0

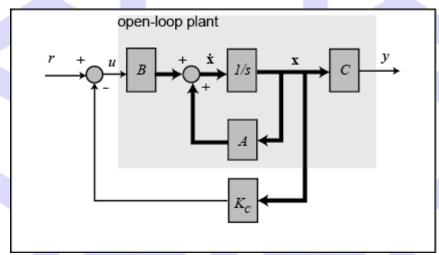
طراحی کنترل کننده بر اساس مدل فضای حالت:

فرم كلى فضاى حالت:

$$\dot{x} = Ax + Bu$$
$$y = Cx + D$$

بنابرمعادلات دینامیکی بالا معادلات در فضای حالت به صورت زیر است:

$$\begin{bmatrix} \ddot{\theta} \\ \dot{I} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{b}{J} & +\frac{k}{J} \\ -\frac{k}{L} & -\frac{R}{L} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \dot{\theta} \\ I \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{L} \end{bmatrix} \cdot v$$
$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\theta} \\ I \end{bmatrix}$$



کد متلب:

clear all
clc

```
D = 0;
sys = ss(A,B,C,D);

sysorder = order(sys)
sysrank = rank(ctrb(A,B))
    if sysorder==sysrank
    sprintf('controllable')
else
    sprintf('uncontrollable')
end
```

ابتدا سیستم در فضای حالت تعریف کرده و رنک ماتریس کنترل پذیری و مرتبه سیستم را بدست می آوریم در صورت برابر بودن آن ها سیستم کنترل پذیراست.

sysorder =

2

sysrank =

2

ans =

'controllable'

سپس با استفاده از شرایط مطلوب مسئله
$$\omega_n$$
 مسئله ω_n مسئله استفاده از شرایط مطلوب مسئله ω_n مسئله ω_n ω_n

با استفاده از مقادیر بدست آمده قطب های مناسب سیستم را بدست آورده وسپس با استفاده از دستور place در متلب kc را بدست می آوریم

$$p_1 = \zeta \ \omega_n + j \ \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2} = 0.59 \times 1.69 + j \cdot 1.69 \sqrt{1 - 0.59^2} = 1 + j \cdot 1.3644$$
$$p_2 = \zeta \ \omega_n + j \ \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2} = 0.59 \times 1.69 - j \cdot 1.69 \sqrt{1 - 0.59^2} = 1 - j \cdot 1.3644$$

كد متلب:

```
p1 = -1 + 1.3644i;

p2 = -1 - 1.3644i;

Kc = place(A,B,[p1 p2])

Kc =

41.0731 -4.9695
```

. .

با توجه به بلوک دیاگرام سیستم $u=r-\mathrm{k_c}$ برقرار است با جاگذاری آن در فرم کلی فضای حالت داریم

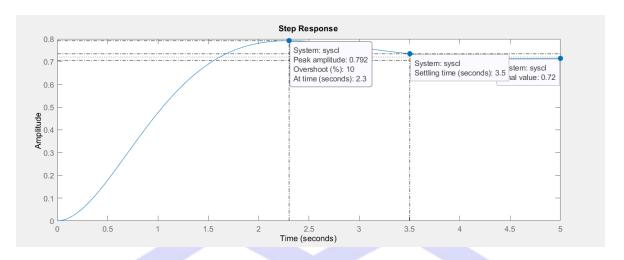
$$\dot{x} = Ax + B(r - k_c x)$$
$$y = Cx + D$$

$$A_1 = A - Bk_c \Rightarrow$$

$$\dot{x} = A_1 x + Br$$
$$y = Cx + D$$

با استفاده از معادلات بالا تابع تبديل حلقه بسته سيستم را در متلب بدست مي آوريم

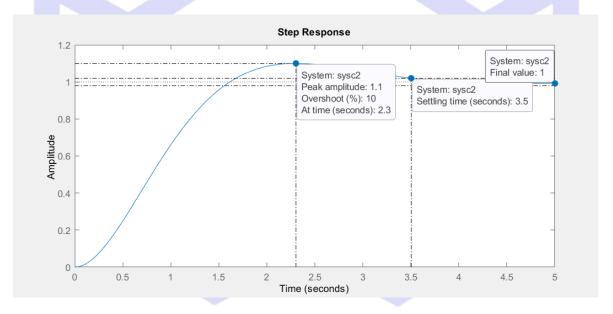
```
A1=A-B*Kc;
syscl = ss(A1,B,C,D);
figure(1)
step(syscl)
```



رسم پاسخ پله حلقه بسته سیستم طراحی شده:

تمامی شرایط مطلوب به غیر از خطای حالت ماندگار برقرار هستند برای براورده کردن تمامی شرایط از کنترل کننده تناسبی بهره می گیریم در واقع گین ثابتی را در سیستم ضرب می کنیم.

figure(2)
kn=1.388;
sysc2=sysc1*kn;
step(sysc2)



حال تمامی شرایط مطلوب برقرار است.

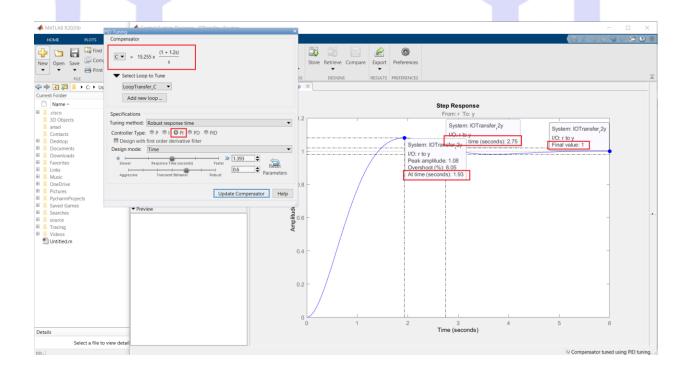
طراحی کنترل کنندههای PI و PD و PID:

ابتدا بر اساس کد زیر، به قسمت sisotool متلب مراجعه میکنیم

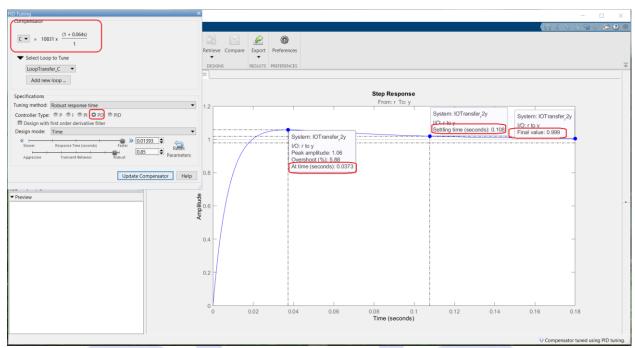
```
clear all
clc

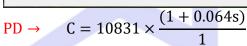
s = tf('s');
J = 0.099;
b = 0.1;
K = 0.01;
R = 1;
L = 0.49;
G_OL = K/((R+s*L)*(J*s+b));
sisotool(G_OL)
```

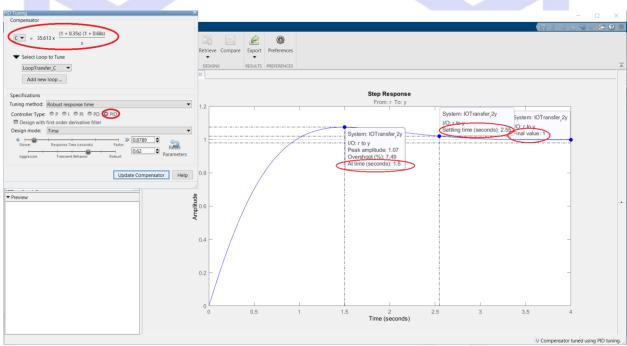
سپس پاسخ پله (step response) را در نظر گرفته واز قسمت step response) را در نظر السپس پاسخ پله (step response) بانتخاب می کنیم سپس کنترل کننده PID , PI , PDطراحی می کنیم که هر ۳ شرط مسئله ما را ارضا کنند.



$$PI \rightarrow C = 15.255 \times \frac{(1 + 1.2s)}{s}$$







PID \rightarrow C = 35.613 $\times \frac{(1 + 0.35s)(1 + 0.68s)}{s}$

معرفی بهترین کنترل کننده بر اساس نتایج آنها:

مشاهده میکنیم که SETTELING TIME در PD سریعتر از PI است اما PD گاهی سیستم را ناپایدار میکند؛ اما PID هم سرعت قابل قبولی دارد و هم این که باعث ناپایداری سیستم نمیشود در حالت کلی pid بهتر است اما pd طراحی شده به دلیل داشتن فراجهش و زمان نشست کم تر از باقی کنترل کننده ها بهتر است.

مراجع

https://www.sciencedirect.com/science/article/pii/S0019057821001038?via%3Dihub

 $\underline{https://ctms.engin.umich.edu/CTMS/index.php?example=MotorSpeed\§ion=SystemM} \\ \underline{odeling}$

با سپاس از همراهی شما