

دانشکده مهندسی برق

# پروژه پایانی درس کنترل صنعتی

نام دانشجو : ساناز مطیع ۹۹۴۱۳۰۸۲

> نام استاد: دکتر گنجه فر

دی ماه ۱۴۰۲

پروژه پایانی درس کنترل صنعتی ساناز مطیع



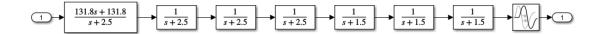
# فهرست

Δ	۱-الف) شناسایی سیستم ۳ جزئی
Υ	۱-ب) شناسایی مدل ۴ جزئی
٩	۲ )پاسخ پله ی مدل های شناسائی شده
١٠	۳) اطلاعات نقطه نهایی سیستم را به روش فیدبک رله
17	۱–۴) زیگلر نیکولز در حوزه زمان
18	۲–۴) زیگلر نیکولز در حوزه فرکانس
١٩	۴–۳) زیگلر نیکولز تعمیم یافته
۲۱	۴–۴)روش تنظیم λ
74	۵) تخمین گر اسمیت۵
46	c . E d ~ ": (9

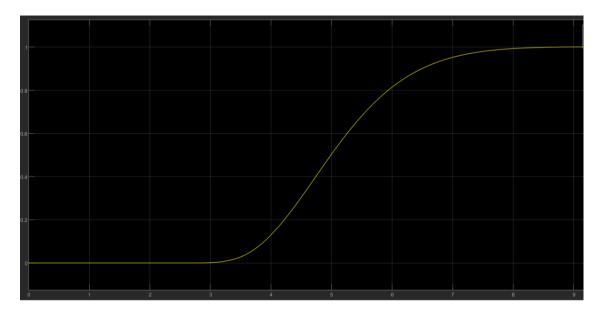
ساناز مطيع

پروژه پایانی درس کنترل صنعتی

ابتدا سیستم را در سیمولینک وارد می کنیم.

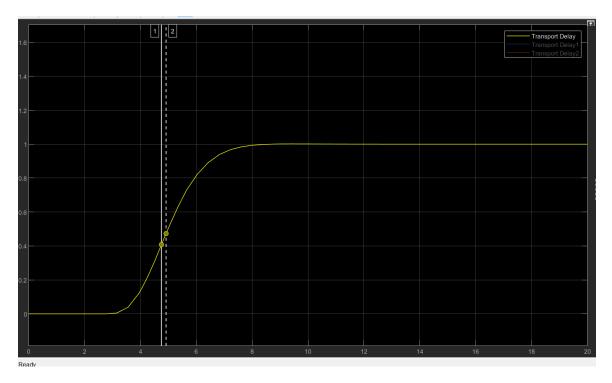


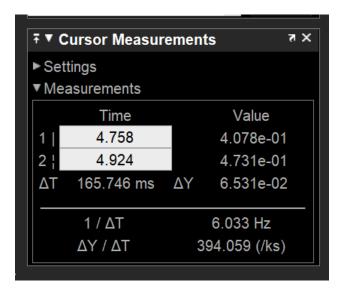
پاسخ پله سیستم به این صورت است.



# ۱-الف) شناسایی سیستم ۳ جزئی

ابتدا دو نقطه نزدیک بهم را در نظر میگیریم تا شیب تقریبی خط به دست آید و با استفاده از معادله خط به دست آمده مقدار L را به دست می آوریم.

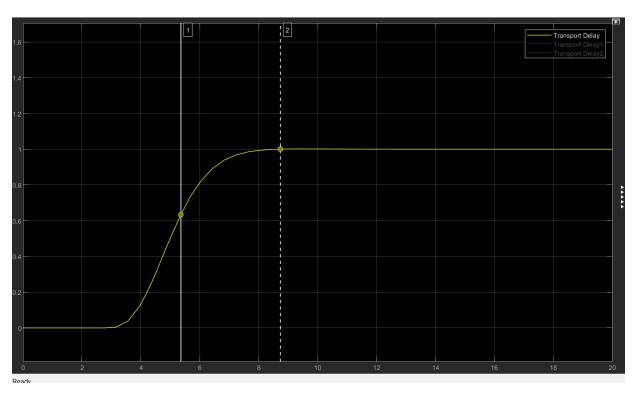


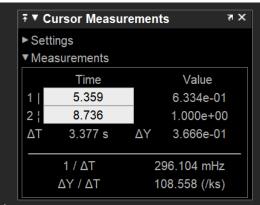


مقدار شیب 0.394 به دست آمد.  $Y = 0.394 \ X - 1.467$  L = 3.7

پروژه پایانی درس کنترل صنعتی ساناز مطیع

برای به دست آوردن مدل ۳ جزئی متغیر T را می توان به دو صورت تعریف کرد.





زمانی که به ۶۳.۰ مقدار نهایی می رسیم.

$$T_1 = 5.36 - 3.7 = 1.66$$

زمانی که به مقدار نهایی می رسیم.

$$T_1 = 8.74 - 3.7 = 5.04$$

سیستمی که T برابر با زمانی است که به مقدار نهایی رسیدیم ثابت زمانی بیشتری دارد و کندتر است. در نتیجه از T = 1.66 استفاده می کنیم.

مدل ۳ جزئی سیستم به این صورت به دست می آید.

پروژه پایانی درس کنترل صنعتی

ساناز مطيع

$$G(s) = \frac{K}{1 + sT}e^{-sL}$$

$$G(s) = \frac{1}{1 + 1.75 \, s} \, e^{-3.7 \, s}$$

#### ۱-ب) شناسایی مدل ۴ جزئی

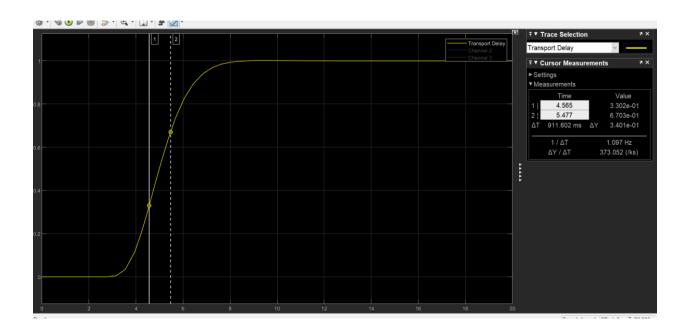
$$G(s) = \frac{Ke^{-sL}}{(1+sT_1)(1+sT_2)}$$

مقدار K و K مانند قبل محاسبه می شود. برای محاسبه پارامتر های دیگر یعنی K و K از پاسخ پله این سیستم استفاده می کنیم.

برای محاسبه این پارامترها با قرار دادن دو نقطه 0.33Kو 0.67K ، به یک دستگاه دو معادله و دومجهول غیرخطی می رسیم که با دستورات متلب آن را حل می کنیم.

$$S(t) = K \left(1 + \frac{\left(T_{2}e^{-(t-L)/T_{2}} - T_{1}e^{-(t-L)/T_{1}}\right)}{T_{1} - T_{2}}\right) \qquad T_{1} \neq T_{2}$$

پروژه پایانی درس کنترل صنعتی

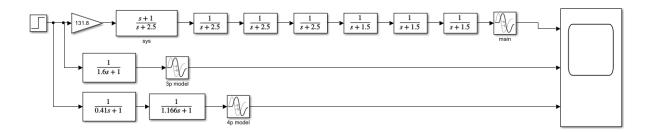


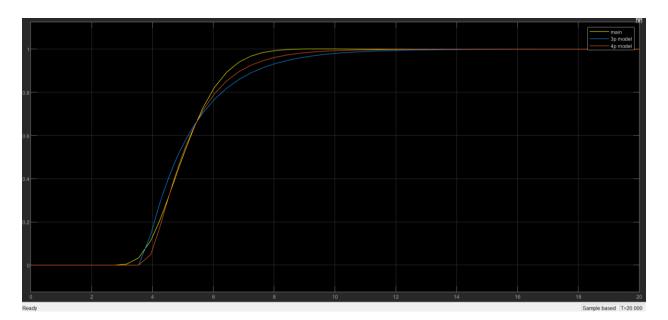
# با جایگذاری مقادیر (t)وt در معادله از روی پاسخ پله به نتایج زیر می رسیم.

$$G(s) = \frac{1}{(1 + 0.41s)(1 + 1.166s)}e^{-3.7s}$$

# ۲ )پاسخ پله ی مدل های شناسائی شده را همراه با سیستم اصلی رسم نموده و مقایسه نمائید.

در تقریب سیستم اصلی، نتایج مانند انتظار حاصل شد. مدل چهارجزئی با توجه به دقت بیشتر دارای نتیجه عالی در تعقیب پاسخ پله سیستم اصلی دارد. تاخیر سیستم و مقدار نهایی پاسخ ها نیز رعایت شده است.

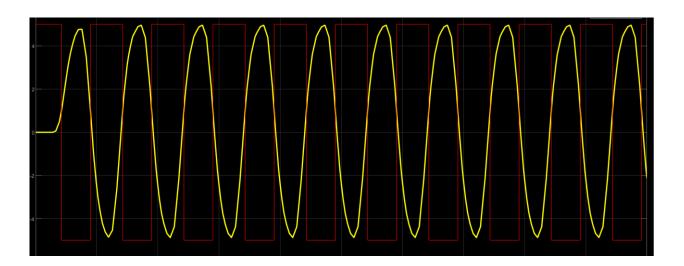




# ۳) اطلاعات نقطه نهایی سیستم را به روش فیدبک رله بدست آورده، پاسخ ورودی خروجی سیستم را بطور هم زمان رسم و نتایج را تحلیل نمائید

محاسبه نقطه نهایی از آن جهت اهمیت دارد که اطلاعات مهمی از پاسخ فرکانسی سیستم و تعیین پایداری به ما میدهد. در روش فیدبک رله از یک واحد رله با دامنه متغیر و قابل تنظیم d در سیستم فیدبک واحد، استفاده میشود.

سیگنال ورودی یک سیگنال موج مربعی و سیگنال خروجی پس از گذشت یک زمان اولیه، تقریباً سینوسی با دامنه مشخصی باقی خواهد ماند و این دو سیگنال در حالتی که دامنه نوسانات در خروجی ثابت باقی بماند، دارای اختلاف فاز 180 درجه خواهند بود.



مقدار 2a مربوط به پیک تا پیک پاسخ نوسانی و مقدار 2d برای پیک تا پیک دامنه رله است.

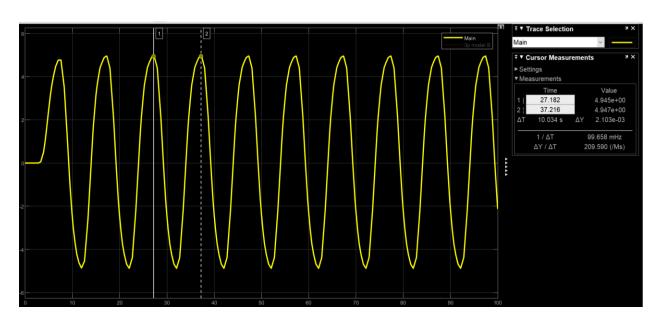


به دست آوردن مقدار 2a

$$2a = 9.78$$

$$2d = 10$$

$$G(i\omega_u) = -\frac{\pi}{4}\frac{a}{d} = -\frac{\pi}{4}\frac{4.89}{5} = -0.76$$



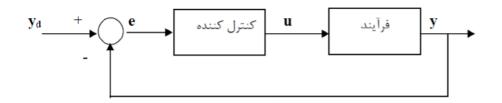
به دست آوردن فرکانس نوسانات

پروژه پایانی درس کنترل صنعتی

$$\omega_{\rm u} = \frac{2\pi}{T} = \frac{2\pi}{10} \, \cong \, 0.628 \frac{\rm rad}{\rm s}$$

$$|G(j\omega_{\mathrm{u}})| = \frac{-1}{K_u} \to K_u \cong 1.316$$

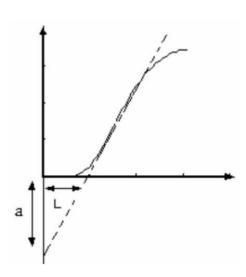
۴) مطابق بلوک دیاگرام زیر، برای سیستم کنترل کننده ی حلقه بسته کنترل کننده و PID را به روشهای زیر طراحی نموده و تمامی حالت ها را با یکدیگر مقایسه نمائید.



### ۱-۴) زیگلر نیکولز در حوزه زمان

طبق محاسبات در قسمت های قبل

$$L = 3.7$$



$$G_{2b}(s) = \frac{a}{sL}e^{-sL}$$

Тр	Td	Ti	K	كنترل كننده
4L	0	0	1/a	P
5.7L	0	3L	0.9/a	PI
3.4L	L/2	2L	1.2/a	PID

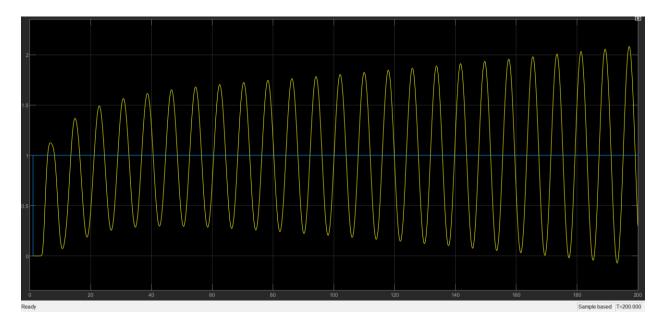
$$K = \frac{1.2}{a} \cong 0.818$$

$$T_i = 2 * L = 7.4$$
  $I = \frac{1}{T_i} = 0.135$ 

$$T_{\rm d} = \frac{L}{2} = 1.85$$

$$C(s) = K\left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s\right) = 0.818(1 + \frac{1}{7.4s} + 1.85s)$$

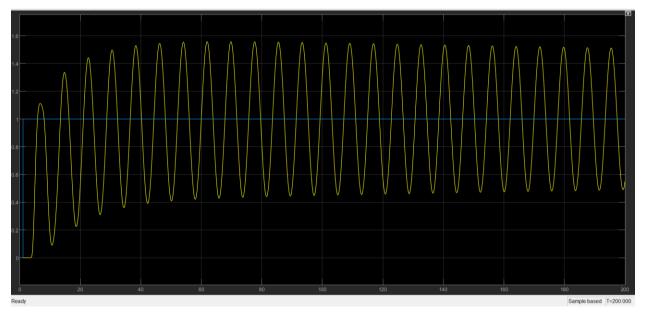
Proportional (P): 0.818	:
Integral (I): 0.1	:
Derivative (D): 1.5	:
✓ Use filtered derivative	
Filter coefficient (N): 10	i



می بینیم که سیستم ناپایدار می شود.

حال اگر مقدار N را افزایش دهیم تا تاثیر مشتق گیر بیشتر شود سیستم کمی بهتر می شود اما باز هم پاسخ دلخواه ما نیست.





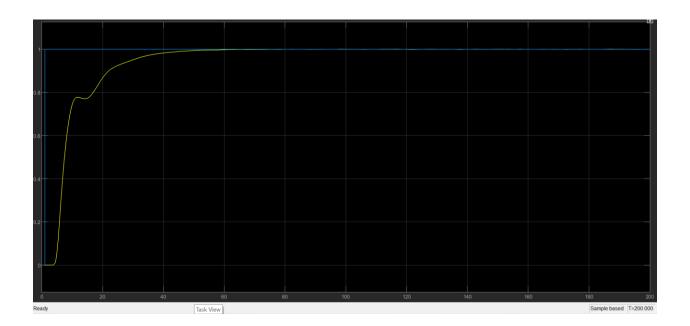
ساناز مطيع

از آنجایی که k و au به ۱ نزدیک هستند می توان نتیجه گرفت که کنترل کننده زیگلر نیکولز، پاسخ مناسبی به ما نخواهد داد.

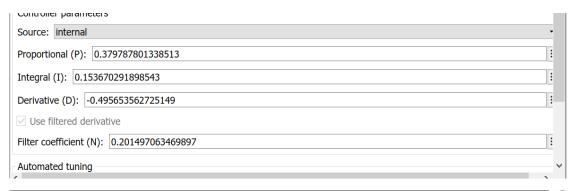
$$k = \frac{G(jw_u)}{G(0)} = \frac{0.76}{1} = 0.76$$
$$\tau = \frac{L}{L+T} = 0.69$$

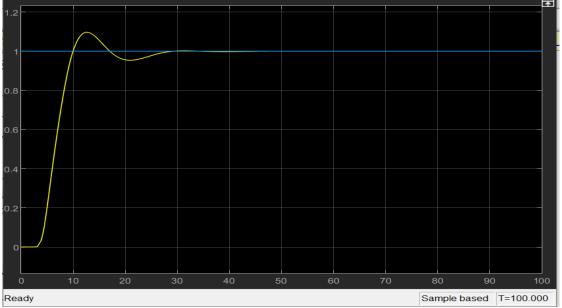
چون پاسخ نوسان زیادی دارد Td را صفر می گذاریم. برای بهتر شدن مقدار Td را صفر می گذاریم. برای بهتر شدن مقدار پارامتر ا و بهره را کاهش می دهیم و به این مقادیر میرسیم.

Proportional (P): 0.4	:
Integral (I): 0.1	:
Derivative (D): 0	:
✓ Use filtered derivative	
Filter coefficient (N): 10	:



می توانیم از PID Tuner داخل متلب نیز استفاده کنیم. اگر پارامتر های PID Tuner برای ما مهم باشد ضرایب متفاوتی به دست می آید. در اینجا یک مقدار دلخواه را انتخاب می کنیم. ضرایب به این صورت به دست می آید.





#### ۲-۴) زیگلر نیکولز در حوزه فرکانس

در این بخش به طراحی کنترل کننده PID با روش زیگلر-نیکولز در حوزه فرکانس میپردازیم ، در این حالت ما نیاز به اطلاعات نقطه نهایی سیستم خواهیم داشت ، در بخش های قبل این مقادیر را محاسبه کرده بودیم :

$$T_{\rm u} = \frac{2\pi}{\omega_u} = 10$$

$$K_{\rm u} = \frac{-1}{G(i\omega_u)} = \frac{-1}{0.76} = 1.316$$

محاسبه پارامتر ها با استفاده از جدول زیگلر نیکولز:

T <sub>p</sub>	T <sub>d</sub>	Ti	K	كنترل كننده
Tu			0.5K <sub>u</sub>	P
1.4T <sub>u</sub>		0.8T <sub>u</sub>	0.4K <sub>u</sub>	PI
0.85T <sub>u</sub>	0.125T <sub>u</sub>	0.5T <sub>u</sub>	0.6K <sub>u</sub>	PID

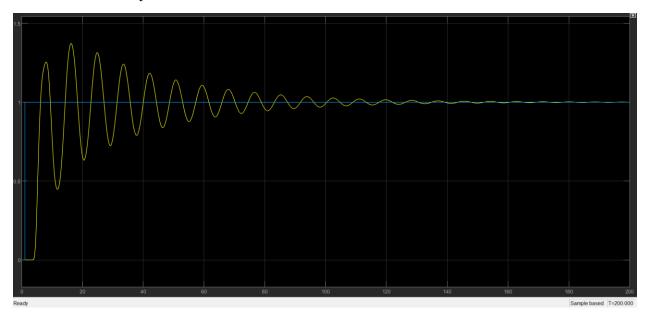
$$K = P = 0.6 * K_u = 0.79$$

$$T_{\rm i}=0.5*T_{\rm u}=5$$

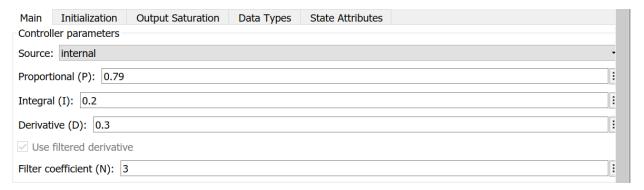
$$T_{\rm d} = D = 0.125 * T_{\rm u} = 1.25$$

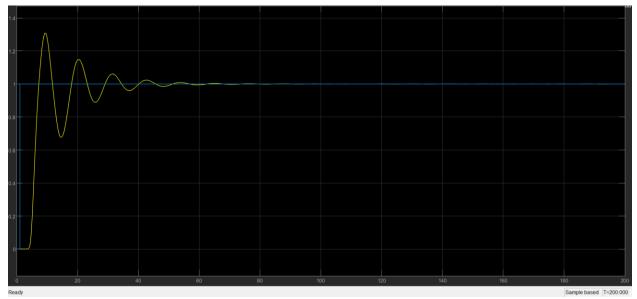
$$T_p = 0.85 * T_u = 8.5$$

$$C(s) = k\left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s\right) = 0.79\left(1 + \frac{1}{5s} + 1.25s\right)$$

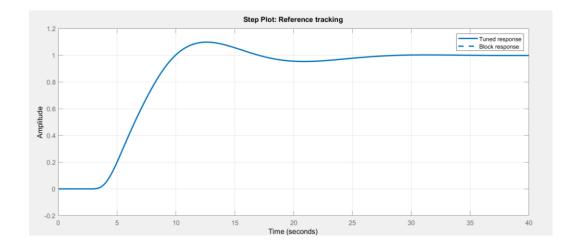


#### مقدار نوسانات بسیار زیاد است پس ضریب مشتق گیر را باید کمتر کنیم.





#### اگر از PID Tuner متلب استفاده کنیم به این نتایج می رسیم.



#### ۴-۳) زیگلر نیکولز تعمیم یافته

در این روش مقادیر به صورت  $\phi_b=61^\circ$  ,  $\phi_b=0.41$  در نظر گرفته شده اند ، ضرایب کنترل کننده PID در این روش مقادیر به صورت زیر محاسبه میشود :

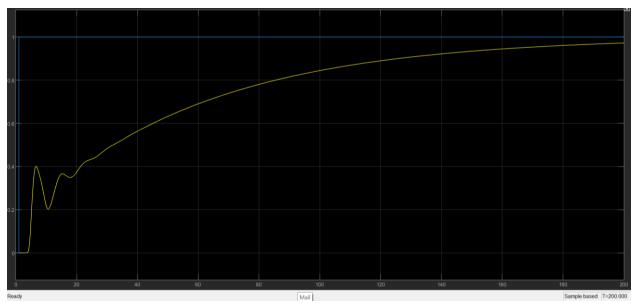
$$K = P = r_b * K_u * \cos(\varphi_b) = 0.41 * 1.3 * \cos(61^\circ) = 0.258$$

$$T_{\rm i} = \frac{T_{\rm u}}{\pi} * \left(\frac{1 + \sin(\varphi_b)}{\cos(\varphi_b)}\right) = \frac{10}{\pi} * \left(\frac{1 + \sin(61^\circ)}{\cos(61^\circ)}\right) = 12.3$$

$$T_{\rm d} = \frac{\alpha * T_{\rm u}}{\pi} * \left(1 + \frac{\sin(\varphi_b)}{\cos(\varphi_b)}\right) = \frac{\alpha * 10}{\pi} * \left(1 + \frac{\sin(61^\circ)}{\cos(61^\circ)}\right) = 2.4$$

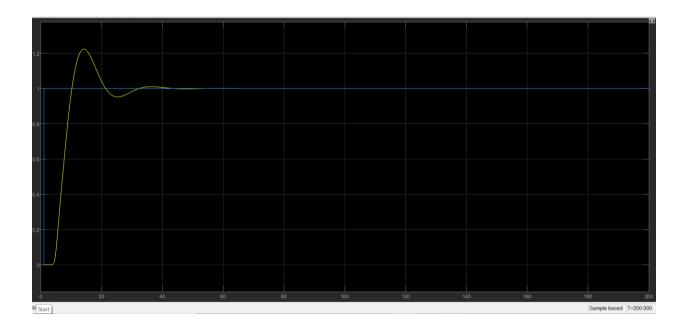
$$C(s) = K\left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s\right) = 0.258\left(1 + \frac{1}{12.3s} + 2.4s\right)$$





مقدار خطای ماندگار به صفر نمیرسد پس ضریب انتگرال گیر را افزایش می دهیم و با سعی و خطا به مقادیر زیر می رسیم.

Proportional (P): 0.258	:
Integral (I): 0.2	:
Derivative (D): 0.2	:
✓ Use filtered derivative	
Filter coefficient (N): 3	:



# λ روش تنظیم (۴-۴)

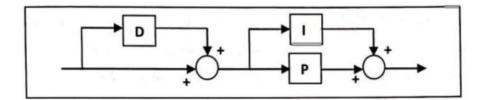
در روش تنظیم **\( )** از مدل سه جزئی استفاده میشود که طبق سوال اول و دوم پارامتر های محاسبه شده آنرا داریم:

$$G(s) = \frac{k}{1 + sT} * e^{-sL}$$
  $\Rightarrow$   $G(s) = \frac{1}{1 + 1.75s} e^{-3.7s}$ 

به فرم کنترل کننده تداخلی مینویسیم:

$$K = K' \frac{T_i' + T_d'}{T_i'}; \ T_i = T_i' + T_d'; \ T_d = \frac{T_i T_d'}{T_i' + T_d'}$$

$$C'(s) = K' \frac{(1 + T_i's)(1 + T_d's)}{T_i's}$$



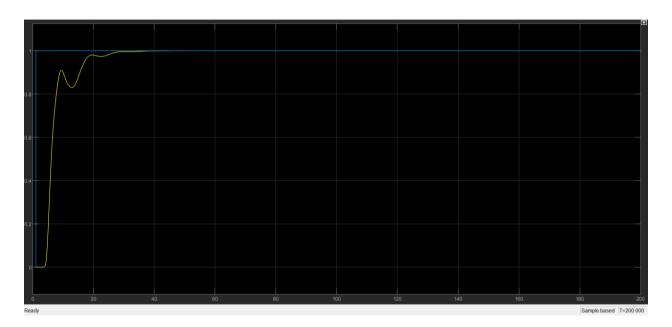
میدانیم برای داشتن یک کنترلر مقاوم بایستی  $\mathbf{\lambda} = \mathbf{3T}$  باشد و انتخاب کرد . به این ترتیب به محاسبه ضرایب کنترل کننده میپردازیم :

$$K = \frac{1}{K_p} * \frac{\frac{L}{2} + T}{\frac{L}{2} + \lambda} = \frac{1}{K_p} * \frac{\frac{3.7}{2} + 1.66}{\frac{3.7}{2} + 3 * 1.66} = 0.517$$

$$T_{\rm i} = \frac{L}{2} + T = \frac{3.7}{2} + 1.66 = 3.46$$

$$T_{\rm d} = \frac{L * T}{L + 2 * T} = \frac{3.7 * 1.66}{3.7 + 2 * 1.66} = 0.87$$

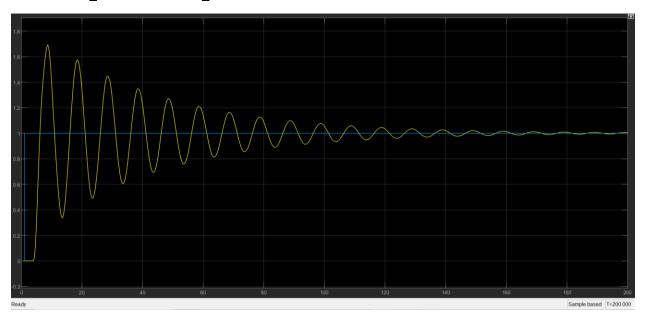
Proportional (P): 0.517	:
Integral (I): 0.15	:
Derivative (D): 0.44	:
✓ Use filtered derivative	
Filter coefficient (N): 3	:



که پاسخ نسبتا خوبی است.

حال اگر  $\mathbf{\lambda} = \mathbf{T}$  باشد فقط بهره تناسبی به این مقدار تغییر می کند.

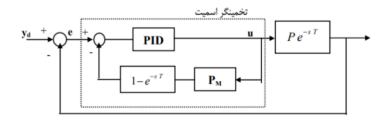
$$K = \frac{1}{K_p} * \frac{\frac{L}{2} + T}{\frac{L}{2} + \lambda} = \frac{1}{K_p} * \frac{\frac{3.7}{2} + 1.66}{\frac{3.7}{2} + 1.66} = 1.01$$



با توجه به اینکه در طراحی با T بهره تناسبی کمتر است، در نتیجه پارامتر  $D_0$  نیز مقدار کمتری دارند و پاسخ بدون نوسان است و به صورت نرم و کند به سمت پاسخ ماندگار حرکت کرده است. اما در طراحی با T با افزایش بهره تناسبی، پاسخ دارای فراجهش های زیادی است و مدت زمان زیادی طول می کشد تا به مقدار نهایی برسد.

#### ۵) تخمین گر اسمیت

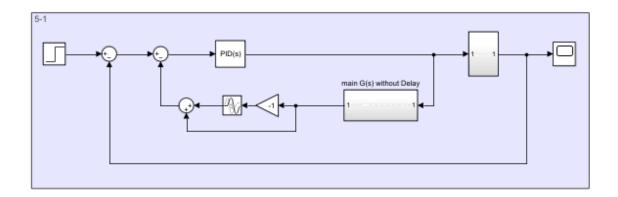
تخمین گر اسمیت یا Predictor Smith برای طراحی بهتر سیستم های کنترلی با تاخیر ثابت است. این روش، یک مسیر فیدبک در کنترل کننده طراحی شده از قبل قرار می دهد تا بتواند اثر تاخیر را در قطب های تابع تبدیل حلقه بسته را حذف کند یا کم کند.



$$\frac{y}{yd} = \dots = \frac{CPe^{-ST}}{1 + CP_M - CP_{Me}^{-ST} + CPe^{-ST}}$$

If 
$$P = P_M \Rightarrow \frac{y}{yd} = \frac{CP}{1 + CP} e^{-ST}$$

### ۵-۱) با اعمال سیستم اصلی



# ضرایبی که در قسمت های قبل به دست آوردیم را برای کنترلر می گذاریم.

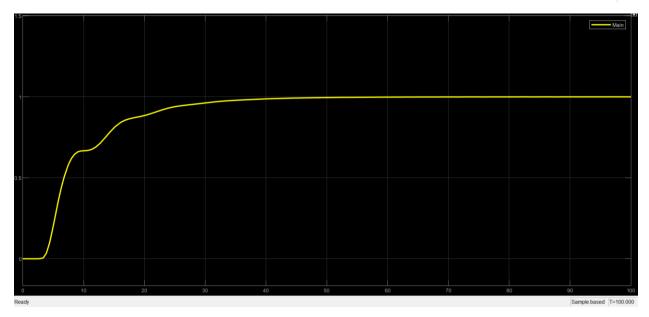
```
Proportional (P): 0.38

Integral (I): 0.15

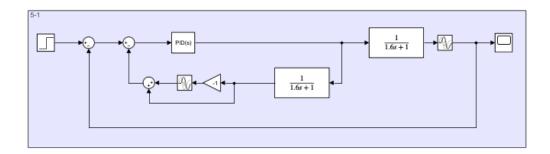
Entire (D): -0.5

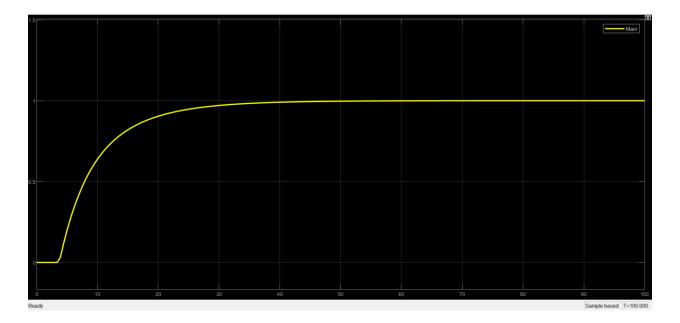
Use filtered derivative

Filter coefficient (N): 0.2
```



# ۵-۲) با اعمال سیستم تقریبی تاخیر دار انتگرالی





### ۶) نتیجه گیری

نوع کنترل کننده مناسب سیستم، کاملا وابسته به کاربرد بوده و نوع سیستم ما بوده ولی در مورد این سیستم طبق شبیه سازی های انجام شده، روش تنظیم  $\lambda$  ، با انتخاب  $\lambda$  ، به علت اورشوت و سرعت مناسب، نتیجه نهایی بهتری داشت.