

بانام او



دانشگاه صنعتی امیرکبیر
دانشکده‌ی مهندسی برق

دستور کار آزمایشگاه سیستم‌های کنترل خطی

با سپاس از:

عباس تاری وردی، فروغ شمسی، احسان امیدی، مینا نوردانش، اتابک دهبان، سعید
پورجندقی، علیرضا دیرافزون، مریم السادات ساداتی، ریحانه رحیمی، وحید حسنی، محسن
مصلح پور

نکاتی پیرامون آزمایشگاه کنترل سیستم‌های خطی

- همواره قبل از ورود به آزمایشگاه، دستور کار مربوط به آزمایش خود را مطالعه کرده و در صورت نیاز طراحی خواسته شده را از قبل انجام دهید.
- پیش از شروع هر آزمایش، مسئول آزمایشگاه توضیحات مربوط به آزمایش را به شما ارائه می‌دهد.
- قبل از روشن کردن دستگاه‌ها حتماً همه چیز را به دقت بازرسی کرده و پس از کسب مجوز از مسئول آزمایشگاه، دستگاه را روشن کنید.
- گزارش کار شامل شرح مختصری از آزمایش، پرسش به سوالات داخل متن و پرسش-های نتیجه‌گیری، نمودارها یا جدول‌های لازم و روند طراحی به همراه ذکر معادلات مربوط، خواهد بود.

بخش اول

آشنایی با نرم افزار متلب

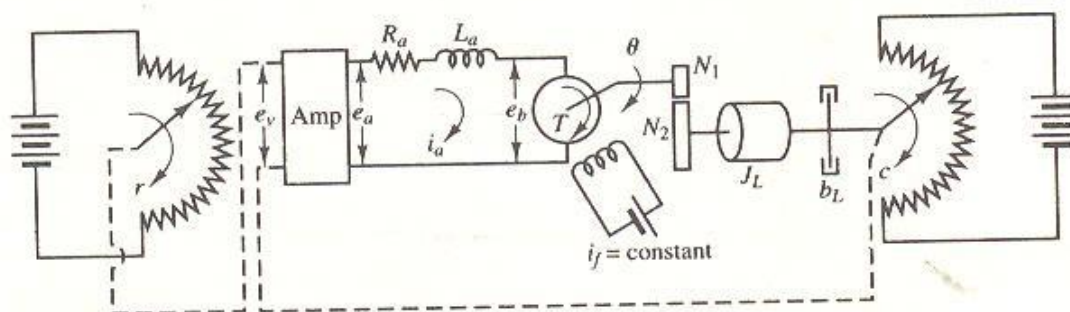
آزمایش اول: مدل سازی و کنترل موقعیت سیستم سرو موتور با استفاده از متلب

هدف

هدف از انجام آزمایش، آشنایی با مدل سیستم سرو موتور و نحوه کنترل آن در محیط شبیه سازی Simulink می باشد.

مقدمه

سیستم سرو شکل زیر را در نظر بگیرید:



نحوه عملکرد سیستم

یک جفت پتانسیومتر به عنوان وسیله اندازه گیری خط عمل می نماید. این دو پتانسیومتر، موقعیت های ورودی و خروجی را به سیگنال الکتریکی (ولتاژ) تبدیل می نماید. سیگنال ورودی موقعیت مرجع θ_r را مشخص می نماید و وضعیت شفت خروجی، موقعیت زاویه ای خروجی θ_c را تعیین می نماید که اختلاف این دو برابر خطای موقعیت می باشد:

$$e = \theta_r - \theta_c$$

خطای ولتاژ متناسب با خطای موقعیت می باشد:

$$e_v = e_r - e_c$$

که در آن e_r ولتاژ پتانسیومتر ورودی، e_c ولتاژ پتانسیومتر خروجی و e_v خطای ولتاژ است. نسبت خطای ولتاژ و خطای موقعیت برابر بهره پتانسیومتر خواهد بود.

$$e_v = k(\theta_r - \theta_c) = ke$$

ولتاژ خط، توسط یک تقویت کننده با بهره k_1 تقویت می شود و ولتاژ خروجی به مدار موتور DC متصل می شود. در مدار موتور DC بر اثر اعمال ولتاژ e_v ، $k_1 e_v$ ، جریان I_a در مدار تولید شده و گشتاور تولید شده بر اثر جریان فوق برابر

$$T = k_2 I_a$$

می باشد که k_2 ثابت گشتاور موتور است. با چرخیدن آرمیچر، ولتاژی در آرمیچر القا می شود:

$$e_b = K_3 \frac{d\theta_c}{dt}$$

که به آن نیروی ضد محرکه موتور می گویند و k_3 ثابت نیروی ضد محرکه است.

لذا جریان I_a به صورت زیر قابل محاسبه است:

$$I_a = \frac{e_a - e_b}{R_a + L_a s}$$

که در آن $e_a = k_1 e_v$ می باشد.

گشتاور تولید شده توسط موتور بر اساس رابطه زیر، چرخش زاویه ای در بار ایجاد می کند:

$$J \cdot \ddot{\theta}_c + b \cdot \dot{\theta}_c = T$$

که در آن J ، ضریب سختی موتور، بار و جعبه دنده متصل به شفت موتور و b ، ضریب دمپری موتور، بار و جعبه دنده است. فرض می کنیم نسبت چرخ دنده طوری است که شفت خروجی به ازای هر دور چرخش شفت موتور n دور بگردد.

نحوه انجام آزمایش

- تابع تبدیل بین تغییر زاویه شفت موتور و ولتاژ خطای e_v را بدست آورید.
- بلوک دیاگرام سیستم و نیز ساده شده آن را با صرف نظر از L_a بدست آورید.
- بلوک دیاگرام سیستم فوق را با ورودی پله شبیه سازی نمائید.

پارامترها و سیستم را به صورت زیر در نظر بگیرید:

- k : بهره پتانسیومتر و برابر $24/\pi$ ولت بر رادیان
- k_1 : بهره تقویت کننده و برابر ۱۰ ولت بر ولت
- k_2 : ثابت گشتاور موتور و برابر 6×10^{-5}
- k_3 : ثابت ولتاژ ضد محرکه و برابر 0.5×10^{-2}
- n : نسبت چرخ دنده $(\frac{N_1}{N_2})$ و برابر $\frac{1}{10}$
- R_a : مقاومت سیم پیچ آرمیچر و برابر ۱/۵ اهم
- L_a : اندوکتانس سیم پیچ آرمیچر و برابر ۰.۱ هانری

- $J = 4.4 \times 10^{-2}$
- $b = 4 \times 10^{-2}$

نتیجه گیری

- به نظر شما، اغتشاش و نویز از چه نقاطی می تواند به سیستم وارد گردد؟ در بلوک دیاگرام مشخص نمایید.
- عوامل غیر خطی در این سیستم چیست؟
- اثر تغییر بهره تقویت کننده را بر روی سیستم از طریق شبیه سازی بررسی نموده و از نظر تئوری توجیه نمایید.
- با اعمال نویز به سیستم، پاسخ سیستم را در حالت حلقه باز و حلقه بسته بررسی نمایید.

بخش دوم

توپ و میله

معرفی کلی دستگاه

این دستگاه شامل یک موتور DC می باشد که می تواند به یک تاکومتر و Encoder مجهز شود. تاکومتر سرعت موتور را اندازه می گیرد و Encoder زاویه شفت خروجی را اندازه می گیرد. قسمت های مختلف این دستگاه را در زیر مشاهده می کنید:



UPM 2405



MultiQ PCI



SRV02-ET

با متصل کردن قسمت های مختلف به موتور DC، آزمایش های مختلفی را انجام دهیم. در جدول هر کدام از این آزمایش ها به اختصار توضیح داده شده است:

Module Name	Description
Ball & Beam	The Ball & Beam experiment requires the user to manipulate the position of a rolling ball on a beam.
Flexible Link	The Flexible Link experiment requires the user to command a <i>tip</i> position of the flexible link attached to the SRV02.
Flexible Joint	A rigid beam is mounted on a flexible joint that rotates via the SRV02 and the user is to command the tip position of this beam.
Gyro/Stable Platform	The purpose is to maintain the line of sight of an instrument mounted on a rotating platform (SRV02).
Inverted Pendulum	The purpose is to balance the inverted pendulum through a rotary motion arm (SRV02).
Double Inverted Pendulum	The double inverted problem adds to the complexity of the single pendulum by introducing a 2 nd pendulum.
2 DOF robot module	This experiment requires the x-y positioning of the "end effector".
2 DOF Rotary Gantry	This experiment requires the control of the swing of a x-y gantry crane using a 5 DOF linkage.
2 DOF inverted pendulum	Balance a pendulum that is free to fall in 2 directions. The pendulum is attached to the tip of the 2 DOF robot.

آزمایش اول : کنترل موقعیت موتور (SRV02)

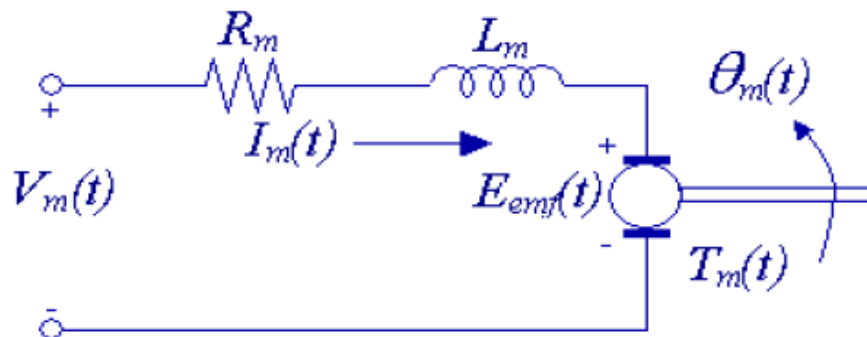
هدف

هدف از انجام این آزمایش کنترل موتور با استفاده از جبران ساز PD و Lead و PI می باشد و در انتهای این آزمایش شما باید بدانید که:

- ۱- چگونه یک کنترل کننده PD و Lead و PI طراحی می شود.
- ۲- چگونه تغییر پارامترهای کنترل کننده، پاسخ سیستم را تغییر می دهد.
- ۳- چگونه کنترل کننده طراحی شده را به کار گرفته و نتیجه را مشاهده نمایید.

مدل ریاضی

شکل زیر شماتیک الکتریکی مدار آرمیچر را نشان می دهد:



با استفاده از قانون KVL معادلات زیر مربوط به این مدار الکتریکی بدست می آید.

$$V_m - R_m I_m - L_m \frac{dI_m}{dt} - E_{emf} = 0$$

با فرض اینکه $L_m \ll R_m$ می باشد پس داریم :

$$I_m = \frac{V_m - E_{emf}}{R_m}$$

$$I_m = \frac{V_m - K_m \dot{\theta}_m}{R_m}, (\dot{\theta}_m = \omega_m)$$

$$J_m \ddot{\theta}_m = T_m - \frac{T_l}{\eta_g K_g}$$

$$J_l \ddot{\theta}_l = T_l - B_{eq} \dot{\theta}_l$$

$$J_l \ddot{\theta}_l = \eta_g K_g T_m - \eta_g K_g J_m \ddot{\theta}_m - B_{eq} \dot{\theta}_l$$

$$T_m = \eta_m K_t I_m$$

$$\theta_m = K_g \theta_l$$

با جایگذاری داریم:

$$J_l \ddot{\theta}_l + \eta_g K_g^\gamma J_m \ddot{\theta}_l + B_{eq} \dot{\theta}_l = \eta_g \eta_m K_g K_t I_m$$

$$\frac{\theta_t(s)}{V_m(s)} = \frac{\eta_g \eta_m K_t K_g}{J_{eq} R_m s^\gamma + (B_{eq} R_m + \eta_g \eta_m K_m K_t K_g^\gamma) s} \quad (*)$$

که در این رابطه :

$$J_{eq} = J_l + \eta_g J_m K_g^\gamma$$

برای محاسبه تابع تبدیل موتور با استفاده از فرمول (*) از جدولی که در ضمیمه آورده شده است، استفاده نمایید.

شرح آزمایش

❖ کنترل کننده های PD و Lead

- تابع تبدیل سیستم را به روش شرح داده شده محاسبه نمایید.
- پاسخ Open Loop سیستم را با استفاده شبیه سازی مشاهده نمایید.
- کنترل کننده را برای رسیدن به شرایط مطلوب زیر طراحی نمایید.
 - Overshoot کمتر از ۵ درصد
 - $T_s = ۰.۱ \text{ s}$
- با توجه به شرایط داده شده و تابع تبدیل موتور، کنترل کننده PD و Lead را برای آن طراحی نمایید. پس از طراحی، با استفاده از نرم افزار MATLAB مکان هندسی ریشه های سیستم حلقه بسته را رسم کرده و نتیجه مشخصات حاصل شده را به مسئول آزمایشگاه نشان دهید. آیا نیازمند طراحی Pre-filter در این

مقطع خواهیم بود؟ اگر پاسخ مثبت است؛ Pre-filter را طراحی کرده و اثر آن را بررسی کنید.

- حال مقادیر پارامترهای کنترل‌کننده را وارد کرده و پاسخ سیستم واقعی مشاهده نمایید.
- پنجره‌هایی که سیگنال‌های measured theta & simulated theta را همراه (reference theta) را ذخیره کنید.
- مقدار overshoot و rise time آن دو را با هم مقایسه نمایید.

❖ کنترل‌کننده‌های PI

- تابع تبدیل سیستم را به روش شرح داده شده محاسبه نمایید.
- پاسخ Open Loop سیستم را به ورودی شیب واحد با استفاده شبیه سازی مشاهده نمایید.
- کنترل‌کننده PI را برای تعقیب بدون خطا ورودی شیب واحد طراحی نمایید.
- پس از طراحی، با استفاده از نرم‌افزار MATLAB مکان هندسی ریشه‌های سیستم حلقه بسته را رسم کرده و نتیجه مشخصات حاصل شده را به مسئول آزمایشگاه نشان دهید.
- حال مقادیر پارامترهای کنترل‌کننده را وارد کرده و پاسخ سیستم واقعی مشاهده نمایید.
- پنجره‌هایی که سیگنال‌های measured theta & simulated theta را همراه (reference theta) را ذخیره کنید.
- مقدار overshoot و rise time آن دو را با هم مقایسه نمایید.

نتیجه‌گیری

۱- بعد از طراحی کنترل‌کننده، آیا مقدار overshoot و rise time سیگنال‌های measured theta & simulated theta با هم و با مقدار مطلوب تفاوت داشت؟ اگر جواب مثبت

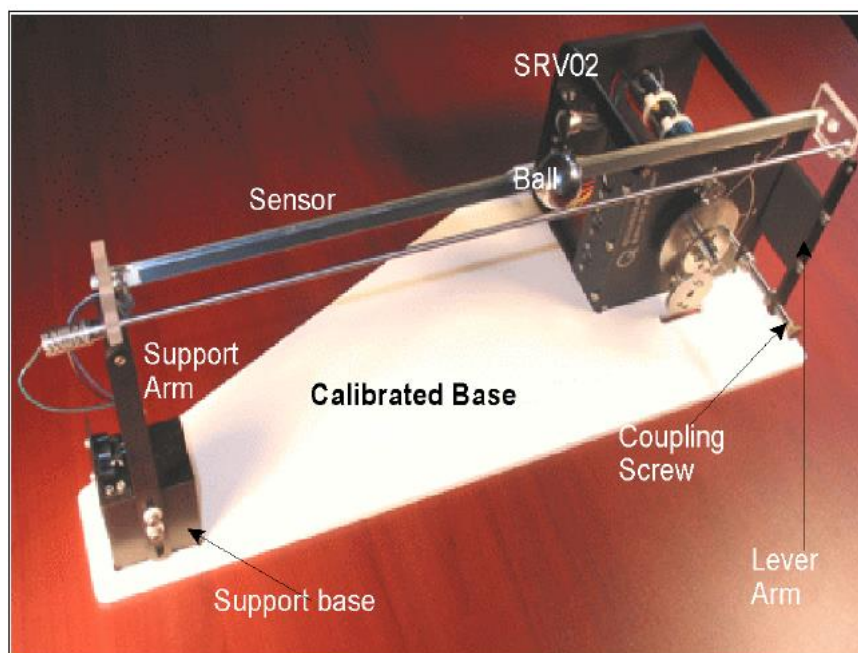
است دلیل آن را توضیح دهید. به نظر شما آیا راه حلی وجود دارد که این اختلاف به حداقل برسد؟ توضیح دهید.

۲- تفاوت میان کنترل‌کننده‌ی PD و Lead را در پیاده‌سازی عملی شرح دهید.

آزمایش دوم: سیستم گوی و میله (Ball & Beam)

هدف

دستگاهی که در اختیار شماست شامل یک موتور، یک میله و یک توپ است. خروجی موتور یک حرکت دورانی است. این حرکت دورانی موجب حرکت میله می شود. هدف از انجام آزمایش طراحی کنترل کننده برای مدل ball & beam است به طوریکه بتوانید موقعیت توپ را روی یک نقطه روی میله کنترل کنید. مکان این نقطه با سیگنال set point تعیین می گردد.



<i>From...</i>	<i>To...</i>	<i>Cable</i>	<i>Description</i>
'To Load' on the UPM	Motor Power on the SRV02	6 pin DIN to 4 pin DIN	This is the Motor Power supplied from the UPM amplifier.

سیگنال "To Load" را به سیگنال "motor" روی موتور وصل کنید.

<i>From...</i>	<i>To...</i>	<i>Cable</i>	<i>Description</i>
Encoder on the SRV02	Encoder #0 on the terminal board	5 pin DIN to 5 pin DIN	This is the digital encoder data that measures the servo angle.

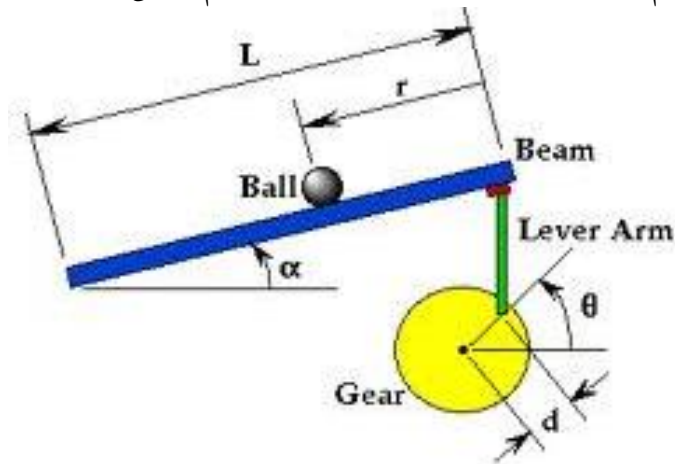
سیگنال Encoder را به ورودی MultiQ برد وصل نمایید.

<i>From...</i>	<i>To...</i>	<i>Cable</i>	<i>Description</i>
Beam sensor	SI on the UPM	6 pin – 6 pin DIN	Analog ball position measurement.

خروجی سنسور موقعیت توپ به ورودی S3 روی UPM وصل شود.

مدل ریاضی

مدل ریاضی سیستم برای رسیدن به مدل ریاضی سیستم شکل زیر را در نظر بگیرید:



شکل ۴/۲/۲ - مدل توپ و میله

نیروهایی که به توپ وارد می شود را در نظر بگیرید

$$F_{rx} = m g \sin \alpha$$

$$T_r = F_{rx} R = J a = J \frac{\ddot{x}}{R} \quad J = \frac{2}{5} m R^2$$

$$F_{rx} = \frac{2}{5} m \ddot{x}$$

$$m \ddot{x} = \sum F = F_{rx} - F_{rx} = m g \sin \alpha - \frac{2}{5} m \ddot{x}$$

$$\ddot{x} = \frac{5}{7} g \sin \alpha$$

$$\frac{X(s)}{\alpha(s)} = \frac{5g}{7s^2}$$

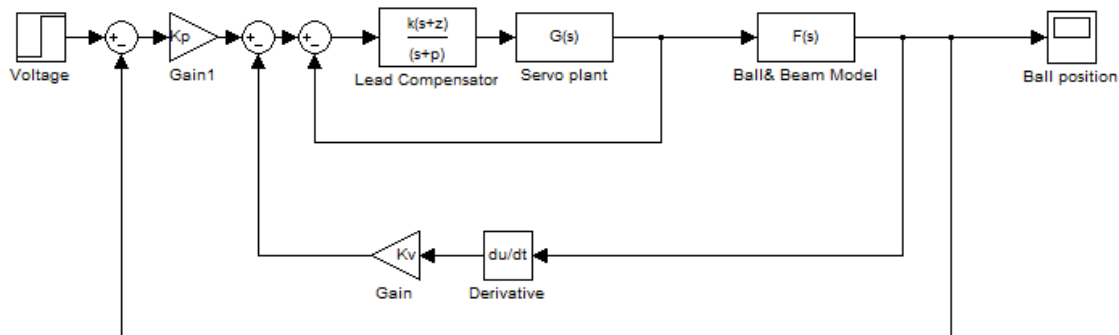
$$\theta r = \text{Arc} = \alpha L \rightarrow \theta = \frac{L}{r} \alpha$$

$$\frac{\theta_L(s)}{V_m(s)} = \frac{\eta_g \eta_m K_t K_g}{J_{\text{eq}} R_m s^2 + (B_{\text{eq}} R_m + \eta_g \eta_m K_m K_r K_o^2) s}$$

$$\frac{X(s)}{V_m(s)} = \frac{\theta_L(s)}{V_m(s)} \frac{\alpha(s)}{\theta_L(s)} \frac{X(s)}{\alpha(s)}$$

$$\frac{L}{r} = 16.75$$

به شکل زیر توجه کنید:



همان‌طور که از شکل فوق پیداست، سیستم این آزمایش از ۲ حلقه تشکیل شده است. کنترل کننده خارجی وظیفه‌ی ایجاد سیگنال زاویه مطلوب برای کنترل کننده داخلی را بر عهده دارد. با فرض آنکه حلقه داخلی (موتور) بسیار سریع است، می‌توان در طراحی کنترل کننده از آن صرف نظر کرده و آن را با یک گین واحد تقریب زد. پس از رسیدن موتور به زاویه مطلوب، توپ نیز در مکان خواسته شده ثابت باقی می‌ماند. در این آزمایش از یک کنترل کننده PV و Lead به ترتیب برای حلقه‌های خارجی و داخلی استفاده خواهد شد. کنترل کننده PV شبیه کنترل کننده PD از خانواده PID است. با این تفاوت که مشتق‌گیر آن در فیدبکی که از خروجی به سمت ورودی است قرار دارد.

شرح آزمایش

- تابع تبدیل سیستم را به روش شرح داده شده با استفاده از فرمول‌های بالا حساب نموده و پاسخ Open Loop سیستم را با استفاده از شبیه سازی مشاهده نمایید.
- کنترل کننده PV را برای رسیدن شرایط ایده آل زیر طراحی کنید:
 - Overshoot کمتر از ۴/۶ درصد

$$T_p = 1.5 \text{ s} \quad \circ$$

برای طراحی این کنترل کننده می توانید تابع تبدیل سیستم را با صرفنظر کردن از حلقه داخلی، حساب کرده و با کسر زیر برابر قرار دهید:

$$\frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

- با توجه به شرایط داده شده و تابع تبدیل موتور، کنترل کننده PV و Lead و را برای آن طراحی نمایید. پس از طراحی، با استفاده از نرم افزار MATLAB مکان هندسی ریشه های سیستم حلقه بسته را رسم کرده و نتیجه مشخصات حاصل شده را به مسئول آزمایشگاه نشان دهید.
- بعد از طراحی کنترل کننده و وارد کردن پارامترهای آن، پاسخ سیستم واقعی را مشاهده نمایید.
- پنجره هایی که سیگنال های simulated ball position و Measured ball position به همراه Reference Position را نشان می دهد، ذخیره کنید.
- مقدار overshoot و rise time آن دو را یادداشت کرده و با هم و با حالت قبل مقایسه کنید.

نتیجه گیری

- ۱- بعد از طراحی کنترل کننده و مشاهده پاسخ، آیا مقدار overshoot و rise time سیگنال های simulated ball position و Measured ball position با هم و با مقدار مطلوب تفاوت داشت؟ اگر جواب مثبت است دلیل آن را توضیح دهید. به نظر شما آیا راه حلی وجود دارد که این اختلاف به حداقل برسد؟ توضیح دهید.
- ۲- از چه کنترل کننده های دیگری می توانستید استفاده کنید؟ دلیل استفاده از کنترل کننده PV را توضیح دهید.
- ۳- آیا می توان به جای استفاده از کنترل کننده Lead برای کنترل موقعیت موتور نیز از کنترل کننده PV استفاده نمود؟ اگر بله به لحاظ تئوری طراحی و شبیه سازی نمایید همچنین ملاحظات عملی را نیز بررسی نمایید. اما اگر پاسخ منفی است؛ چرا؟

- ۴- آیا با عدم صرف نظر از حلقه‌ی داخلی همچنان می‌توان از PV برای حلقه‌ی خارجی استفاده نمود؟ اگر بله به لحاظ تئوری طراحی و شبیه‌سازی نمایید. اما اگر پاسخ منفی است یک کنترل کننده برای این منظور پیشنهاد داده و عملکرد آن را بررسی کنید.
- ۵- بر اساس پاسخی که به سوال قبلی می‌دهید با قراردادن منحنی‌های خروجی بر روی یکدیگر؛ اثر ایده‌آل در نظر گرفتن حلقه داخلی را بررسی کنید.

Appendix - A: SRV02 Nomenclature

Symbol	Description	MATLAB Variable	Nominal Value SI Units
V_m	Armature circuit input voltage		
I_m	Armature circuit current		
R_m	Armature resistance	Rm	2.6
L_m	Armature inductance		
E_{emf}	Motor back-emf voltage		
θ_m	Motor shaft position		
ω_m	Motor shaft angular velocity		
θ_l	Load shaft position		
ω_l	Load shaft angular velocity		
T_m	Torque generated by the motor		
T_l	Torque applied at the load		
K_m	Back-emf constant	Km	0.00767
K_t	Motor-torque constant	Kt	0.00767
J_m	Motor moment of inertia	Jmotor	3.87 e-7
J_{eq}	Equivalent moment of inertia at the load	Jeq	2.0 e-3
B_{eq}	Equivalent viscous damping coefficient	Beq	4.0 e-3
K_g	SRV02 system gear ratio (motor->load)	Kg	70 (14x5)
η_g	Gearbox efficiency	Eff_G	0.9
η_m	Motor efficiency	Eff_M	0.69
ω_n	Undamped natural frequency	Wn	
ζ	Damping ratio	zeta	
K_p	Proportional gain	Kp	
K_v	Velocity gain	Kv	
T_p	Time to peak	Tp	

بخش سوم

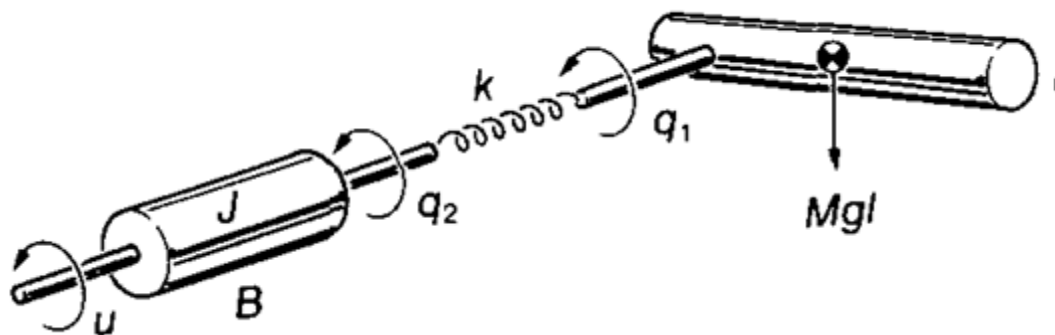
روبات با مفصل نرم

مقدمه

آشنایی با روبات با مفصل نرم (Flexible Joint Robot)

در طراحی روبات ها، توسعه بازوهای سبک تر که قادر به حمل بار سنگین تري مي باشند اهمیت قابل ملاحظه اي دارد. این امر بوسیله چرخ دنده هایی مناسب در مفاصل روبات قابل دسترسي است. بنابراین با طراحی مناسب این دنده ها، بازوهای کوچکتر به گشتاور بزرگتری خواهند رسید ولي این کار عواقبی نیز به دنبال خواهد داشت که از آن جمله مي توان به پدیده انعطاف پذيري (Flexibility) در مفصل روبات اشاره نمود که ممکن است باعث ایجاد نوسان های شدید و مخرب در انتهای بازوي روبات گردد. انعطاف پذيري در مفصل روبات بدین معنی است که اتصال یک بازوی سخت (Rigid) به چرخ دنده و از طریق آن به موتور محرک، به صورتی مي باشد که در آن لزوما زاویه چرخ دنده و شفت موتور با زاویه بازوی روبات برابر نخواهد بود. این عامل باعث ایجاد دینامیک غیرخطی پیچیده و پارامترهای متغیر در سیستم خواهد شد.

در مدلسازی سیستم های دینامیکی در نظر گرفتن نرمی مفاصل می تواند تاثیر بسزایی در عملکرد کلی سیستم داشته باشد. از این رو در سیستم های روباتیکی پیشرفته امکان صرف نظر کردن از مدلسازی این پدیده وجود نخواهد داشت.

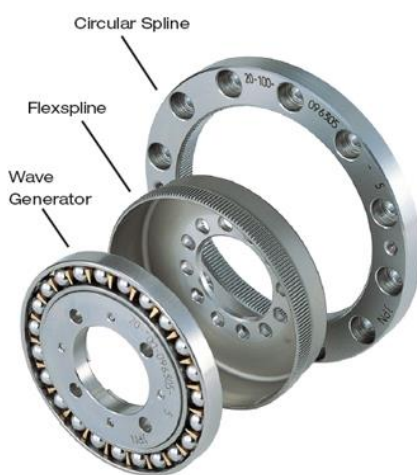


یکی از روش های متداول برای مدلسازی انعطاف پذيري مفصل روبات، در نظر گرفتن آن به صورت يك فنر پیچشي بين شفت موتور و بازوي روبات مي باشد.

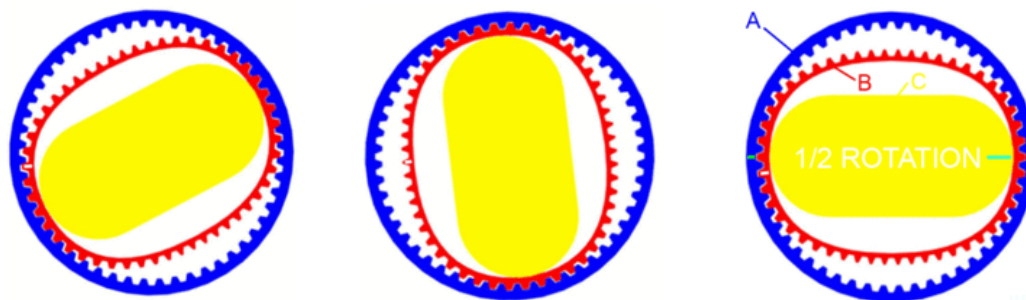
انعطاف پذيري مفصل روبات لزوما پدیده اي مزاحم و مشکل ساز نیست و در بسیاری از پروژه- های روباتیکی از آن برای بهبود کارایی روبات و تقلید حرکات انسانی توسط روبات ، از آن استفاده می گردد. مثل عملکرد دست های مصنوعی و استفاده در هارمونیک درایو.



نمونه‌هایی از کاربرد های روبات‌های با مفصل نرم



هارمونیک درایو



نمایی از برش جانبی هارمونیک درایو هنگام حرکت

هارمونيك درايو روشی برای جایگزین کردن چرخ دنده مکانیکی می باشد. این قطعه در سال ۱۹۵۷ م اختراع شده است و بر خلاف معادله دینامیکی پیچیده آن به دلیل انعطاف پذیری، نسبت به چرخ دنده های عادی مزایای زیادی دارد که از جمله می توان به وزن سبک، قابلیت فشردگی، دقت، تکرارپذیری، تولید گشتاور و نسبت چرخ دنده ای بالا اشاره نمود.

همان گونه که در شکل های بالا مشاهده می کنید، این قطعه از سه بخش تشکیل شده است:

۱- تولید کننده موج (Wave Generator): از يك ديسك به جنس استیل به نام wave generator plug ساخته شده است. به شکل بیضی است و معمولا به يك سروو موتور وصل شده و به عنوان محرك اولیه ورودی شناخته شده می باشد.

۲- نوار انعطاف پذیر (Flex Spline): همانند يك فنجان كم عمق است که در لبه ها باریک و در قسمت انتهایی سخت و ضخیم می باشد. در دیواره خارجی این قطعه دندانه هایی به صورت شعاعی قرار دارد. نوار انعطاف پذیر به صورت تنگاتنگ با تولید کننده موج قرار دارد و هنگامی که wave generator plug می چرخد، نوار انعطاف پذیر همراه با آن نمی چرخد بلکه تغییر شکل می دهد.

۳- نوار دایروی خارجی (Circular Spline): يك قطعه دایروی صلب و ثابت از جنس استیل که در دیواره داخلی آن دنده هایی قرار گرفته است.^۱

از هارمونيك درايو ها بدلیل نسبت چرخ دنده ای بالا، در صنایع رباتیک، هوافضا و کنترل سرعت استفاده می گردد.

در این بخش قصد داریم تا با ایجاد سیستمی مشابه به یک اتصال نرم عملکرد این نوع سیستم ها را مورد بررسی قرار دهیم. در این ساختار که در ادامه با آن آشنا خواهیم شد از دو عدد فنر برای ایجاد یک مفصل نرم و انعطاف پذیر در بازو استفاده شده است.

¹Heidar A. Talebi, Farzaneh Abdollahi, R. V. Patel, Kh.Khorasani, "Neural Network-Based State Estimation of Nonlinear Systems", Springer

هدف

هدف از انجام این آزمایش های این بخش، به کار گیری تکنیک های کنترل آموخته شده برای کنترل رفتار بازو با مفصل نرم و کاهش نوسانات انتهای بازو می باشد. پس از آن در قسمتهای بعدی به مطالعه پاسخ فرکانسی این سیستم به ورودی با فرکانسهای مختلف و تاثیر تاخیر در رفتار این سیستم خواهیم پرداخت. سیستم مورد آزمایش در آزمایشگاه متشکل از یک موتور (SRV02) است که یک مفصل نرم (ROTFLEX) را می گرداند. اتصال بین بازوی سخت سوار شده روی مفصل و خود بدنه مفصل از طریق دو عدد فنر و یک نقطه اتصال می باشد تا بتوان ساختاری انعطاف پذیر را به صورت کامل محقق ساخت. کنترل این سیستم مشابه مسائل کنترلی در روبات هایی با مقیاس های خیلی بزرگتر در صنعت می باشد که در مفاصل آن ها انعطاف رخ می دهد. در شکل زیر نمایی از این دستگاه را مشاهده می نمایید.



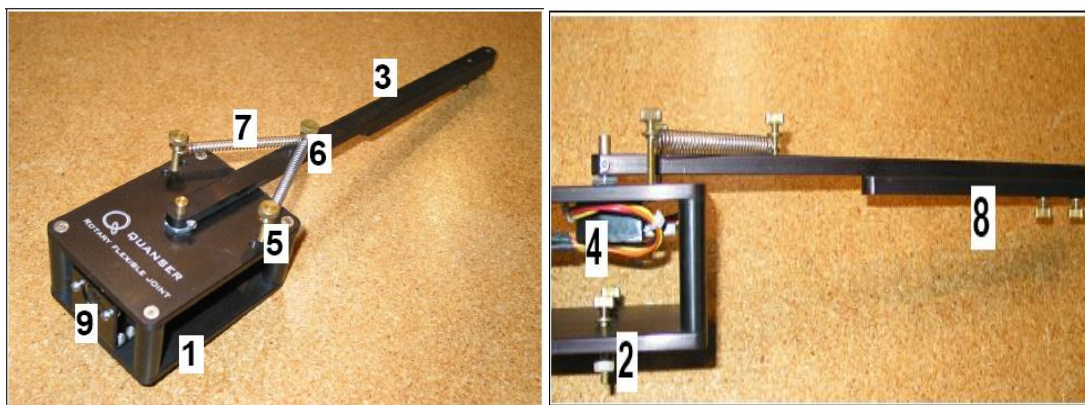
نمایی از Quanser Flexible Joint

در این سیستم زاویه انتهای میله (γ) از مجموع زاویه شفت موتور (θ) به علاوه زاویه انحراف (α) به دست می آید. زاویه شفت موتور توسط یک انگشت نوری با دقت بالا ($\pm 0.01^\circ$)، و زاویه انحراف بازو نیز توسط یک پتانسیومتر نسبت به زاویه شفت موتور اندازه گیری می شوند.

تمامی آزمایش های این بخش در محیط Matlab Simulink و با استفاده از Real Time Workshop و نرم افزار QUARC (محصول شرکت Quanser) صورت می گیرد. یک کارت واسط DAC و ADC واسط بین این دستگاه و رایانه می باشد. این کارت وظیفه دارد تا اطلاعات سنسورها را به صورت دیجیتال به رایانه و سیگنال های کنترلی را به صورت آنالوگ به موتور اعمال کند.

آشنایی مختصر با دستگاه و طرز کار آن

جدول زیر قسمت های مختلف دستگاه را توضیح می دهد:



بخش های مختلف سیستم

پایه ی Flexible Joint	1	6	محل اتصال فنرها به بازو
محل اتصال به موتور	2	7	فنرها
بازوی ROTFlex	3	8	بار اضافه
سنسور (Encoder) زاویه انحراف	4	9	ارتباط دهنده سنسورها
محل اتصال فنر به بدنه	5		

آزمایش اول: مدل سازی سیستم روبات با مفصل نرم

برای آنکه بتوانیم رفتار یک سیستم را به درستی کنترل کنیم، ابتدا می بایست آن را با یک مدل ریاضی توصیف نماییم و پارامترهای آن را طی انجام یک سری آزمایش ها بدست آوریم که به این عمل شناسایی سیستم گفته می شود. سیستم های فیزیکی اکثرا با روابط ریاضی دینامیکی توصیف می گردند. روش های مختلفی برای مدلسازی این روابط وجود دارد که از جمله آنها می توان به روش اوایلر- لاگرانژ اشاره نمود.

کاربرد مستقیم قوانین حرکت نیوتن برای حرکت سیستم های ساده، راحت و آسان است. اما در صورتی که تعداد ذرات سیستم بیشتر شود، در این صورت استفاده از قوانین نیوتن کار دشواری خواهد بود. در این حالت از یک روش عمومی، پیچیده و بسیار دقیق که به همت ریاضیدان فرانسوی ژوزف لویی لاگرانژ ابداع شده است استفاده می شود. به این ترتیب می توان معادلات حرکت برای تمام سیستم های دینامیکی را پیدا کرد. این روش چون نسبت به معادلات نیوتن حالت کلی تری دارد، در مورد حالت های ساده که با معادلات حرکت نیوتن به راحتی حل می شود، نیز قابل اعمال است.

معادله لاگرانژ صورت دیگری از قانون نیوتون است. برای استفاده از قانون نیوتون ابتدا باید تمام نیروهای وارد بر سیستم در نظر گرفته شود و با در نظر گرفتن تعامل بین آنها و قوانین نیوتون روابط را بدست آورد. اما معادله لاگرانژ از دیدگاه انرژی مسائل را بررسی میکند. این معادله در واقع همان معادلات فیزیک کلاسیک است که پایداری تکانه و پایداری انرژی را با هم ترکیب می کند. این معادلات با در نظر گرفتن مختصات تعمیم یافته نوشته می شوند.

مدلسازی دینامیکی روبات با مفصل نرم

انعطاف پذیری مفصل باعث پیچیدگی مدلسازی بازوی ربات می گردد. برای بدست آوردن معادلات حرکتی سیستم، ابتدا باید L (لاگرانژین) را به صورت زیر تعریف نمود.

$$L \triangleq T - U$$

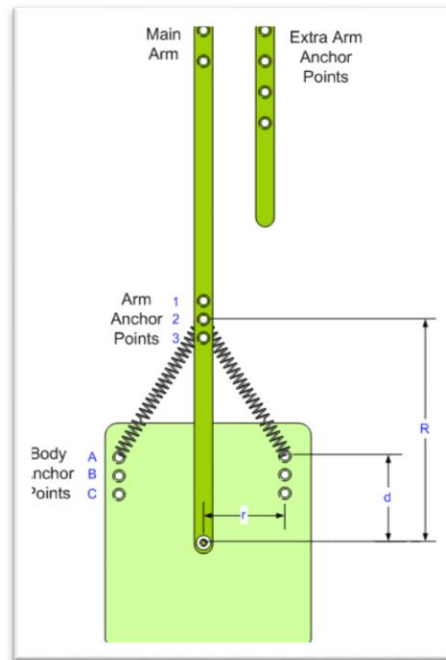
در این رابطه T بیانگر انرژی جنبشی سیستم و U بیانگر انرژی پتانسیل آن می باشد. در مرحله بعد با مشخص کردن مختصات تعمیم یافته برای سیستم، به معادلات لاگرانژ می رسیم:

$$\frac{\partial}{\partial t} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j$$

در این رابطه q_j برابر است با هر یک از مختصه های تعمیم یافته و Q_j نیز برابر است با نیرو یا گشتاور خارجی وارد بر سیستم در راستای مختصه تعمیم یافته q_j .

نکته: مختصات تعمیم یافته در کل مفهوم پیچیده‌ای در علم مکانیک دارند، اما در مورد سیستم روبات با مفصل نرم این مختصات برابر با دو زاویه θ (زاویه شفت موتور) و α (زاویه انحراف بازو) در نظر گرفته می‌شوند.

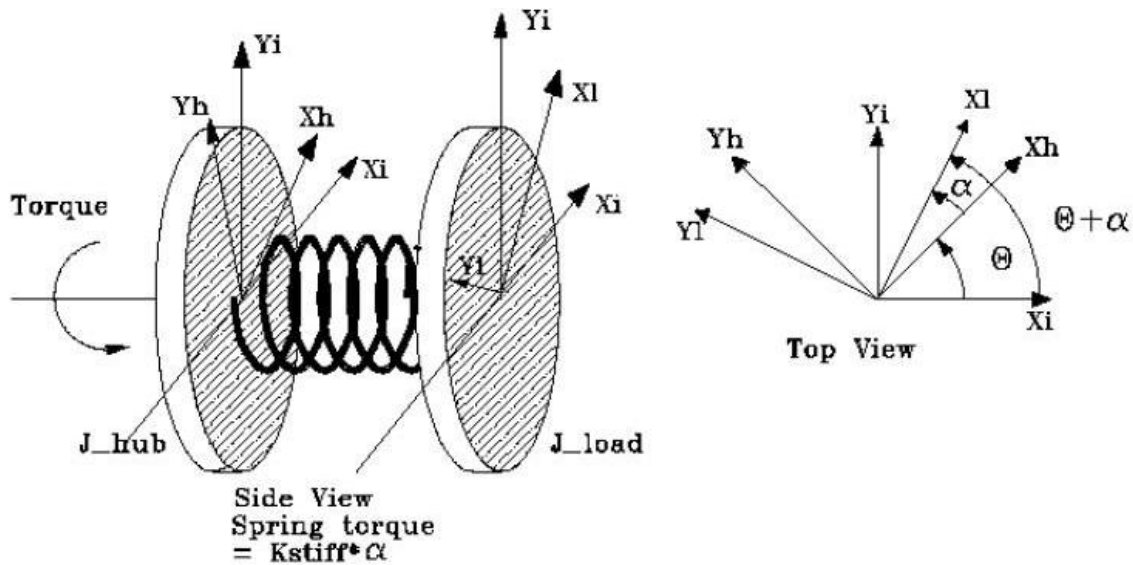
در شکل ذیل؛ شماتیک سیستم روبات با مفصل نرم را مشاهده می‌نمایید.



شماتیک سیستم روبات با مفصل نرم

نشانه	توضیح	نشانه	توضیح
R	فاصله مفصل تا محل اتصال فنرها به بازو	L1,L2	طول فنرهای ۱ و ۲
D	فاصله مفصل تا محل اتصال هر فنر به بدنه	F1,F2	نیروی فنرهای ۱ و ۲
R	فاصله ی ثابت و برابر ۳/۱۸cm	K	ضریب سختی فنر
θ	زاویه شفت موتور	L	طول اولیه فنرها
α	انحراف بازو (رادیان)	M	مقدار ممان

در ادامه این بخش با ساده سازی سیستم به صورت یک فنر چرخشی (Rotational Spring) و اعمال معادلات لاگرانژ سعی می کنیم تا معادلات دینامیکی حاکم بر آن را استخراج کنیم.

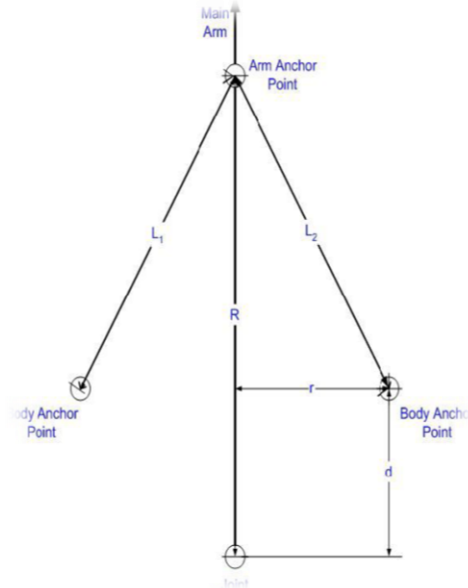
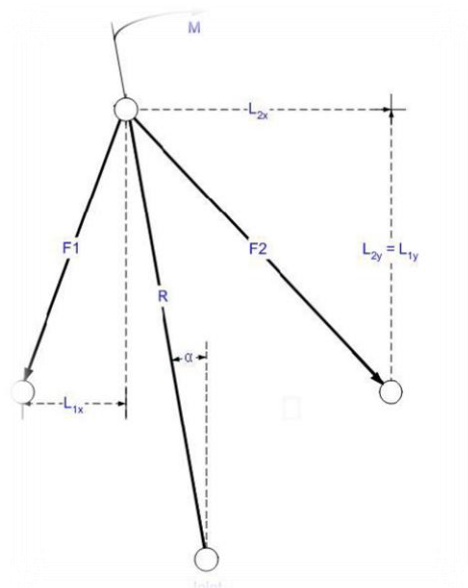


سیستم ساده شده به صورت فنر چرخشی

معادله حاکم بر یک فنر پیچشی در حالت کلی به صورت زیر خواهد بود.

$$M = K_{stiff} \alpha$$

که در این مدل K_{stiff} متناظر با ثابت فنر خواهد بود اما یک پارامتر ثابت نیست بلکه رابطه‌ی غیر خطی آن با α می تواند با تقریب خوبی سیستم اصلی یعنی مفصل نرم را مدلسازی کند. بدین ترتیب با بررسی معادلات دینامیکی سیستم سعی می کنیم تا K_{stiff} را محاسبه نماییم.



شکل راست : سیستم در حالت سکون، شکل چپ : سیستم در حال حرکت

همانطور که در شکل بالا مشخص است هنگام حرکت سیستم فنر سمت چپ در حال فشرده شدن و فنر دیگر در حال کشیده شدن می باشد برای بدست آوردن مدل سیستم ابتدا معادلات مربوط به طول فنرها را بدست می آوریم.

$$\begin{aligned} L_{1x} &= r - R\sin(\alpha) \\ L_{1y} &= R\cos(\alpha) - d \\ L_{2x} &= r + R\sin(\alpha) \\ L_{2y} &= L_{1y} = R\cos(\alpha) - d \\ L_1 &= \sqrt{L_{1x}^2 + L_{1y}^2} \\ L_2 &= \sqrt{L_{2x}^2 + L_{2y}^2} \end{aligned}$$

سپس نیروی هر فنر را می نویسیم:

$$\begin{aligned} F_1 &= K(L_1 - L) + F_r \\ F_2 &= K(L_2 - L) + F_r \\ F_{1x} &= F_1 \frac{L_{1x}}{L_1} \\ F_{1y} &= F_1 \frac{L_{1y}}{L_1} \\ F_{2x} &= F_2 \frac{L_{2x}}{L_2} \\ F_{2y} &= F_2 \frac{L_{2y}}{L_2} \end{aligned}$$

نکته: F_r نیروی بازگرداننده طبیعی فنر است، زیرا فنرها در حالت سکون مفصل نرم نیز نیرویی را وارد می کنند.

با توجه به شکل بالا درمیابیم که F_1 و F_2 هر دو بر محل اتصال فنرها به بازو وارد می شوند. همان طور که می بینیم المان هایی که در راستای محور X قرار دارند، در خلاف جهت هم و المان هایی که در راستای محور Y قرار دارند در جهت هم عمل می کنند. پس داریم:

$$F_x = F_{2x} - F_{1x}$$

$$F_y = F_{2y} + F_{1y}$$

در نهایت این دو نیرو بر محل اتصال فنرها به بازو (Anchor Point) وارد می شوند و تمایل دارند که بازو را به مکان اولیه بازو برگردانند. این دو نیرو گشتاوری حول مفصل (Joint) بوجود می آورند. همان طور که می دانیم این گشتاور برابر است با ضرب داخلی R (فاصله مفصل تا محل اتصال فنرها به بازو) و برآیند نیروهایی که به نقطه اتصال فنر و بازو وارد می شوند. پس معادلات و در نهایت گشتاوری که بازو را به مکان اولیه پس می راند به صورت زیر بدست می آیند:

$$M_x = R_x F_x = R F_x \sin \left(\frac{\pi}{2} - \alpha \right) = R F_x \cos \alpha$$

$$M_y = R_y F_y = R F_y \sin (\pi - \alpha) = -R F_y \sin \alpha$$

$$M = M_x + M_y = R \cos \alpha (F_{2x} - F_{1x}) - R \sin \alpha (F_{2y} + F_{1y})$$

همچنین مشاهده می شود که با داشتن M می توان به راحتی K_{stiff} را محاسبه نمود. برای ساده سازی سیستم، از خطی سازی مرتبه اول استفاده می کنیم و K_{stiff} را به صورت زیر محاسبه می نماییم.

$$K_{stiff} = \left(\frac{\partial}{\partial \alpha} M \right) \Big|_{\alpha=0}$$

سوال: معادله نهایی توصیف کننده K_{stiff} را بدست آورید.

سوال: با فرض در دسترس بودن ممان چرخشی بدنه و همچنین ممان چرخشی بازو (J_{hub} و J_{arm}) انرژی پتانسیل و جنبشی کلی سیستم را محاسبه نمایید.

با قرار دادن هریک از مختصات تعمیم یافته (θ و α) در معادله لاگرانژ معادلات زیر را محاسبه می کنیم.

$$\frac{\delta}{\delta t} \left(\frac{\delta L}{\delta \dot{\theta}} \right) - \frac{\delta L}{\delta \theta} = T_{output} - B_{eq} \dot{\theta}$$

$$\frac{\delta}{\delta t} \left(\frac{\delta L}{\delta \dot{\alpha}} \right) - \frac{\delta L}{\delta \alpha} = 0$$

نکته: T_{output} برابر گشتاور اعمالی از طرف موتور می باشد و رابطه آن با ولتاژ اعمالی به موتور (V_m) به صورت زیر توصیف می گردد که پارامترهای آن همگی اعداد ثابت هستند.

با اعمال معادلات اوایلر- لاگرانژ به این سیستم، می توانیم معادلات دینامیکی حاکم بر آن و در نهایت معادلات دینامیکی حاکم بر روبات با مفصل نرم را به صورت زیر بدست آوریم.

$$J_{eq}\ddot{\theta} + J_{Arm}(\ddot{\theta} + \ddot{\alpha}) = T_{output} - B_{eq}\dot{\theta}$$

$$J_{Arm}(\ddot{\theta} + \ddot{\alpha}) + K_{stiff}\alpha = 0$$

لذا می توان نوشت:

$$T_{output} = \frac{\eta_m \eta_g K_t K_g (V_m - K_g K_m \dot{\theta})}{R_m}$$

J_{eq}	0.0021	B_{eq}	0.0040
J_{Arm}	0.0019	K_{stiff}	1.2485

η_m	0.69	K_g	70
η_g	0.9	R_m	2.6
$K_t = K_m$	0.00767		

سوال: ترم $B_{eq}\dot{\theta}$ بیانگر چه پارامتری در سیستم می باشد؟

سوال: با استفاده از معادلات دینامیکی نهایی سیستم و با در نظر گرفتن فرم فضای حالت زیر به صورت زیر ماتریس های توصیف فضای حالت برای سیستم مفصل نرم را به دست آورید (خروجی سیستم شامل هر دو حالت θ و α باشد).

$$x \triangleq \begin{bmatrix} \theta \\ \alpha \\ \dot{\theta} \\ \dot{\alpha} \end{bmatrix}$$

$$\dot{x} = Ax + B V_m$$

$$Y = Cx$$

همانطور که مشاهده می کنید این سیستم دو دسته متغیر حالت دارد: θ و مشتق آن و α و مشتق آن. در این آزمایش تنها زاویه θ کنترل می شود. اما کنترل کننده باید طوری طراحی شود که زاویه α که کنترل مستقیمی روی آن نیست نوسانات زیادی نداشته باشد.

سوال: با استفاده از ماتریس A قطب های سیستم را مشخص و رسم کنید.

سوال: پس از یافتن فضای حالت، تابع تبدیل $\frac{\alpha(s)}{V_m(s)}$ و $\frac{\theta(s)}{V_m(s)}$ را بدست آورده و پاسخ ضربه و پله هریک از این توابع تبدیل را رسم نمایید.

سوال: آیا در این سیستم قطب ها و مقادیر ویژه برابرند؟ توضیح دهید.

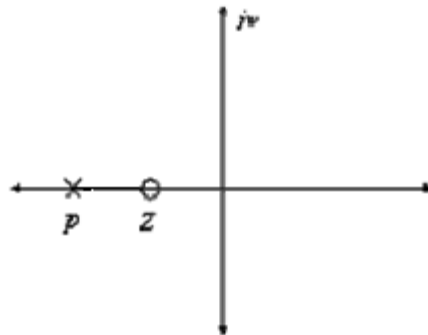
آزمایش دوم: طراحی کنترل کننده lead برای کنترل رفتار مفصل نرم

پس از بدست آوردن معادلات فضای حالت بازو با مفصل نرم و همچنین تابع تبدیل $\frac{\theta(s)}{V_m(s)}$ در این قسمت باید کنترل کننده کننده ای طراحی کنید که پاسخ سیستم $\frac{\theta(s)}{V_m(s)}$ را به شرایط مطلوب ما نزدیک کند. بدین منظور در بخش اول این آزمایش سیستم را شبیه سازی نموده و یک کنترل کننده Lead برای آن طراحی کنید. سپس این کنترل کننده را بر روی مدل واقعی سیستم ارزیابی کنید.

معرفی کنترل کننده Lead در حوزه ی فرکانس

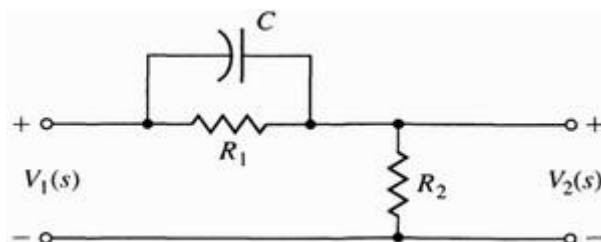
همان طور که می دانید جبران ساز PD علاوه بر مشکل تحقق دقیق، ورود نویز به سیستم را تسهیل می نماید. این مشکل با اضافه کردن یک قطب به جبران ساز PD بدین ترتیب رفع می شود.

$$G_c(s) = K \frac{s+Z}{s+P}, |P| > |Z|$$



کنترل کننده Lead

جبران سازی که بدین ترتیب شکل می گیرد جبران ساز پیش فاز Lead نام دارد. جبران ساز Lead برای بهبود پاسخ حالت گذرا به کار می رود و دارای فاز مثبت است که این امر موجب افزایش پایداری نسبی سیستم می گردد. این جبران ساز در فرکانس های بالا به سیستم گین و فاز اضافه می کند که اضافه کردن بهره برای ما مطلوب نبوده ولی اضافه شدن فاز مفید می باشد. چرا؟

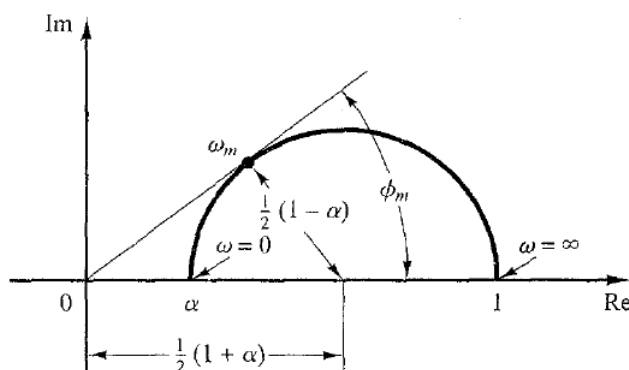


جبران‌ساز Lead همانند یک فیلتر بالاگذر عمل می‌کند.

طراحی در حوزه فرکانس به کمک پاسخ فرکانسی حلقه و به کمک نمودار Bode انجام می‌گیرد. کنترلر مدنظر را به شکل زیر در نظر بگیرید که در آن باید پارامترهای مجهول را پیدا کنید.

$$G_c(s) = K_c \alpha \frac{Ts + 1}{\alpha Ts + 1} = K_c \frac{s + \frac{1}{T}}{s + \frac{1}{\alpha T}} \quad 0 < \alpha < 1$$

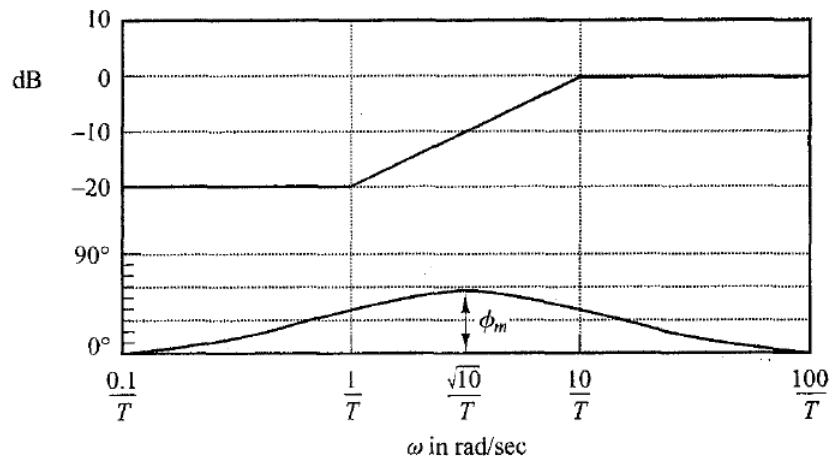
قطب این کنترلر همواره در سمت چپ صفر قرار می‌گیرد که با افزایش α این قطب به صفر نزدیک می‌شود. در ساخت عملی این کنترلر محدودیت‌هایی وجود دارد که سبب می‌شود برای پارامتر α معمولاً یک مقدار کمینه در نظر گرفته شود، این مقدار کمینه معمولاً برابر ۰/۰۵ می‌باشد که بیانگر این است که بیشترین فازی که یک کنترلر Lead می‌تواند تولید کند تقریباً برابر ۶۵ درجه خواهد بود. اگر برای کنترلر ذکر شده با فرض $K_c = 1$ ، منحنی قطبی را رسم کنید، شکل زیر حاصل خواهد شد.



که در آن ϕ_m بیانگر بیشینه فازی است که کنترلر به ازای یک مقدار مشخص از α می‌تواند تولید کند همچنین ω_m بیانگر فرکانسی است که این بیشینه فاز در آن حاصل می‌شود. توجه داشته باشید که منحنی ترسیم شده در شکل فوق یک نیم‌دایره می‌باشد. بنابراین

$$\sin(\phi_m) = \frac{\frac{1-\alpha}{2}}{\frac{1+\alpha}{2}} = \frac{1-\alpha}{1+\alpha}$$

با در نظر گرفتن $K_c = 1$ و $\alpha = 0.1$ می‌توان دیاگرام بود را برای کنترلر فوق به شکل زیر رسم نمود.



با بررسی این شکل متوجه خواهید شد که ω_m برابر با میانگین هندسی فرکانس قطب و صفر کنترلر می‌باشد به عبارتی دیگر:

$$\log \omega_m = \frac{1}{2} \left(\log \frac{1}{T} + \log \frac{1}{\alpha T} \right) \Rightarrow \omega_m = \frac{1}{\sqrt{\alpha T}}$$

شرح آزمایش

یک کنترل کننده Lead در حوزه فرکانس طراحی کنید که شرایط زیر را برآورده سازد:

- $PM_{\text{desired}} = 70^\circ$
- $K_v = 10$
- در نهایت کنترلر بدست آمده را طوری تنظیم کنید که پهنای باند سیستم حلقه بسته نزدیک به 5 rad/sec باشد.

روند طراحی

به منظور ساده‌تر شدن پارامترها، تساوی $K \triangleq K_c \alpha$ را در نظر بگیرید. با استفاده از پارامترهای ثابت خطای حالت دائم همچون K_p ، K_v و ... بهره کنترلر (K) را محاسبه نمایید. به عنوان مثال:

$$K_v = \lim_{s \rightarrow 0} sG(s)G_c(s)$$

با رسم نمودار بود برای سیستم $KG(s)$ میزان P.M را برای آن به دست آورده سپس با مقایسه این عدد با مقدار مطلوب P.M، میزان زاویه‌ای را که کنترلر باید تامین کند به دست آورید، به عبارتی دیگر

$$\phi_m = P.M_{\text{desired}} - P.M_{KG(s)} + 5^\circ$$

سوال: دلیل افزودن 5° به میزان تحلیلی به دست آمده را توضیح دهید.

حال با توجه به روابط ذکر شده در بخش قبل پارامترهای α و K_c قابل محاسبه هستند. بدین ترتیب تا این مرحله میزان فازی که کنترلر باید تامین کند کاملاً مشخص شده است، اما این مقدار فاز در یک فرکانس خاص تولید می‌شود و که این فرکانس می‌بایست در Gain Crossover Frequency قرار داشته باشد. اما با مراجعه به شکل نمودار بود کنترل کننده متوجه می‌شوید که در فرکانس ω_m کنترلر علاوه بر افزودن فاز، مقداری گین نیز به سیستم اضافه می‌کند. این گین اضافه شده باعث تغییر Gain Crossover Frequency شده و در نتیجه فاز تامین شده توسط کنترلر در نقطه مدنظر قرار نخواهد گرفت. از این رو ابتدا باید اندازه کنترلر را در فرکانس ω_m که برابر با گین اضافه شده به سیستم می‌باشد را حساب کنید:

$$\left| \frac{1 + j\omega T}{1 + j\omega \alpha T} \right|_{\omega = \frac{1}{\sqrt{\alpha}T}} = \frac{1}{\sqrt{\alpha}} = -10 \log \alpha$$

سوال: چرا در محاسبه اندازه کنترلر در رابطه فوق پارامتر K در محاسبه دخیل نشد؟

در نتیجه اندازه دیاگرام بود سیستم حلقه باز $KG(s)G_c(s)$ در فرکانس ω_m به اندازه $-10 \log \alpha$ شیف‌ت می‌یابد. برای جبران این تغییر، فرکانسی را که در آن اندازه سیستم $KG(j\omega)$ به $+10 \log \alpha$ می‌رسد را Gain Crossover Frequency جدید ($\omega_{GCF,new}$) بنامید تا تغییر اندازه سیستم $KG(s)G_c(s)$ در این فرکانس (فرکانسی که P.M در آن محاسبه می‌شود) جبران شود. در نتیجه

$$\omega_m = \frac{1}{\sqrt{\alpha}T} = \omega_{GCF,new}$$

در نتیجه با استفاده از رابطه فوق سایر پارامترهای مجهول کنترلر نیز محاسبه خواهند شد. پس از طراحی کنترل کننده خود می‌توانید آن را بر روی سیستم شبیه‌سازی شده تست نمایید.

نتیجه گیری

۱- پاسخ سیستم حلقه بسته (θ و α) را به ورودی پله رسم کنید و بیشینه انحراف α ، زمان نشست، زمان صعود (Rise Time) و درصد بالازدگی (Percent Of Overshoot) سیستم حلقه بسته را محاسبه نمایید.

- ۲- علت بروز تفاوت احتمالی بین پاسخ شبیه‌سازی و پاسخ عملی را توضیح دهید.
- ۳- کنترل‌کننده Lead چه مزایایی نسبت به کنترل‌کننده PD دارد؟

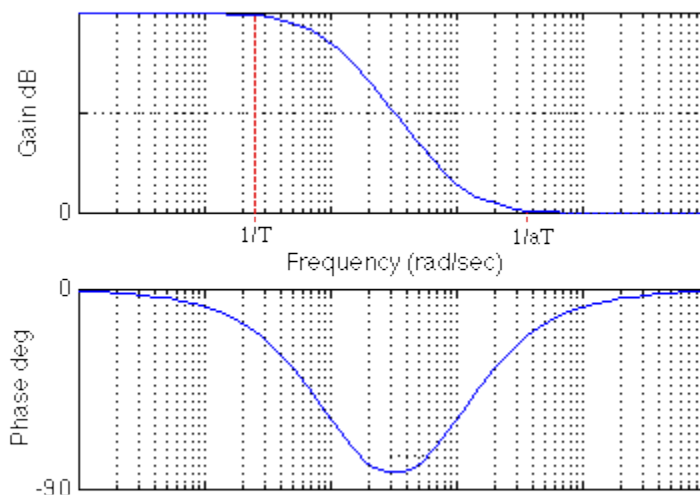
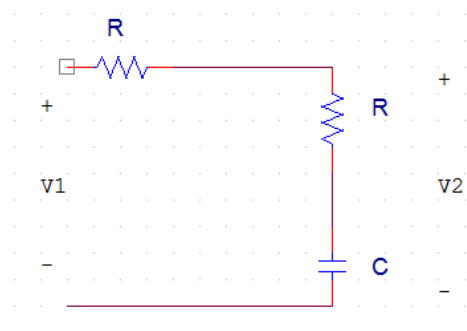
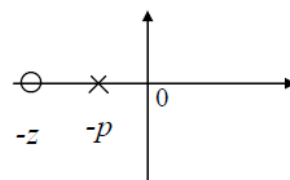
آزمایش سوم: طراحی کنترل کننده‌های Lag و Laed-Lag برای کنترل رفتار مفصل نرم

قسمت اول: کنترل کننده Lag

از دلایل استفاده از کنترلر PI کاهش خطای حالت دائم و افزایش ثوابت خطا می باشد و کنترلر Lag تقریبی از PI است بطوری که توسط المان های پسیو قابل تحقق است. بطور کلی هدف از طراحی جبران ساز Lag در حوزه ی فرکانس رسیدن به حالت دائمی و حاشیه فاز مطلوب می باشد در عین حال که شرایط گذرا را دستخوش تغییر ننماید. جبران ساز Lag دارای مشخصه ی پایین گذر بوده (مانند فیلتر پائین گذر) بطوری که قطب آن نسبت به صفرش به محور $j\omega$ نزدیکتر است. فرم های کلی این جبران ساز:

$$G_{Lag} = K_c \left[\frac{s + z_c}{\alpha s + p_c} \right] = K_c \left[\frac{s/z_c + 1}{s/p_c + 1} \right] = K_c \left[\frac{\tau s + 1}{\alpha \tau s + 1} \right]$$

$$z_c > 0, \quad p_c > 0, \quad \alpha \triangleq \frac{z_c}{p_c} > 1, \quad \tau = \frac{1}{z_c} = \frac{1}{\alpha p_c}$$



تأثیرات جبران‌ساز Lag بر روی عملکرد سیستم حلقه بسته

- کاهش پهنای باند: معمولاً معادل افزایش زمان صعود و نشست بوده و در نهایت منجر به کاهش نویزپذیری (فرکانس بالا) می‌شود. علت را توضیح دهید؟
- کاهش گین پیرامون فرکانس عبور بهره‌ی صفر (فرکانسی که در آن حاشیه فاز محاسبه می‌شود) که باعث افزایش پایداری نسبی سیستم شده ولی سیستم را کندتر خواهد کرد. چرا؟
- افزایش ثوابت خطا یعنی در واقع کاهش خطای حالت ماندگار. علت را توضیح دهید؟

نکته: هر سیستم تنها یک ثابت خطای محدود (مخالف صفر و بی نهایت) دارد.

شرح آزمایش

با توجه به آزمایش قبل، هدف بهبودی خطای حالت ماندگار با ضریب ۵ و نسبت میرایی معادل ۰/۴۸۶ می‌باشد.

روند طراحی

الف) محاسبه گین جبران‌ساز

اولین مرحله در طراحی چنین جبران‌سازی محاسبه گین آن بیه‌حوی است که خطای حالت ماندگار مطلوب ارضا گردد.

$$K_c = \frac{e_{ss-plant}}{e_{ss-specified}} = \frac{K_{x-required}}{K_{x-plant}}$$

$$K_x = \lim_{s \rightarrow 0} S^N \cdot G(s)$$

ب) حال با توجه به گین بدست آمده نمودار بود سیستم $K_c \cdot G(s)$ را رسم کنید. حال با توجه به حاشیه‌ی فاز مطلوب داده شده (توجه شود که گاهی بجای حاشیه فاز مطلوب، میزان درصد بالازدگی و یا نسبت میرایی داده می‌شود) میزان زاویه‌ای که جبران‌ساز Lag می‌بایست تأمین کند را بدست آورید. رابطه میان نسبت میرایی و حاشیه فاز را بیابید.

$$PM_{lag} = PM_{desired} + \varphi$$

ترم آخر عبارت بالا فاکتور تصحیح بوده و $۱۲^\circ \leq \varphi \leq ۵^\circ$. علت افزودن فاکتور تصحیح چیست؟

ج) حال فرکانسی را که PM_{lag} حاصل می شود را بدست آورید. (ω_g) ، و بدیهی است که هدف این است که در این فرکانس نمودار اندازه ۴۴° باید باشد، لذا با پارامتر α ، این مهم را برآورده می شود.

د) اندازه بودی سیستم را در فرکانس (ω_g) بدست آورید. حال جبران ساز Lag می بایست قرینه ی این اندازه را تولید نماید.
یعنی:

$$\alpha = ۱۰^{\frac{|K_c \cdot G(\omega_g)|_{dB}}{۲۰}}$$

نکته قابل تذکر در این مرحله مقدار α می باشد که گاهی این مقدار برای یک جبران ساز تک مرحله مقدار بزرگی است یعنی مقادیر مقاومت و خازن مورد نیاز برای پیاده سازی این جبران ساز با مقدار α افزایش می یابد در واقع در بسیاری از مراجع $\alpha \leq ۱۰$ برای یک جبران ساز تک مرحله ای مناسب است.

سوال: روند طراحی جبران ساز Lag چند مرحله ای را تحقیق کنید.

هـ) مرحله نهایی یافتن p_c و z_c می باشد. ابتدا z_c را یک دهه زیر فرکانس عبور بهره قرار دهید. چرا؟

حال با توجه به رابطه $\alpha \triangleq \frac{z_c}{p_c}$ قطب جبران ساز مشخص خواهد شد.

قسمت دوم: کنترلر Lag-Lead

در این کنترلر ابتدا Lead را برای بهبود پاسخ حالت گذرا طراحی نموده و در نهایت برای بهبود خطای حالت دائم کنترلر پس فاز طراحی می شود. مشخصه حاشیه فاز بیانگر پایداری نسبی سیستم ناشی از تاخیر خالص در سیستم یا بیانگر مشخصه پاسخ گذرای مطلوب است و پهنای باند (بطور معادل فرکانس عبور بهره) در حوزه زمان بیانگر سرعت پاسخ و در حوزه فرکانس بیانگر این خواهد بود که چه فرکانس های از سیگنالهای سینوسی بدون میرایی قابل توجهی از سیستم عبور داده خواهند شد. رابطه سرانگشتی میان پهنای باند و فرکانس عبور بهره به صورت زیر است.

$$\omega_{BW} \approx ۱.۶ \omega_g$$

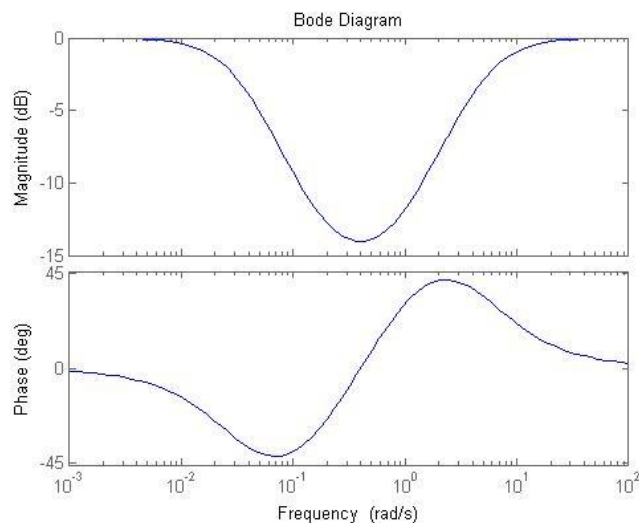
فرم کلی این جبران ساز:

$$G_{Lag-Lead} = K_c \left[\frac{1}{\alpha_{Lag}} \frac{s + z_{Lag}}{s + p_{Lag}} \right] \left[\frac{1}{\alpha_{Lead}} \frac{s + z_{Lead}}{s + p_{Lead}} \right] = K_c \left[\frac{s/z_{Lag} + 1}{s/p_{Lag} + 1} \right] \left[\frac{s/z_{Lead} + 1}{s/p_{Lead} + 1} \right]$$

$$= K_c \left[\frac{\tau_{Lag}s + 1}{\alpha_{Lag}\tau_{Lag}s + 1} \right] \left[\frac{\tau_{Lead}s + 1}{\alpha_{Lead}\tau_{Lead}s + 1} \right]$$

$$z_{Lag} > 0, \quad p_{Lag} > 0, \quad \alpha_{Lag} \triangleq \frac{z_{Lag}}{p_{Lag}} > 1, \quad \tau_{Lag} = \frac{1}{z_{Lag}} = \frac{1}{\alpha_{Lag}p_{Lag}}$$

$$z_{Lead} > 0, \quad p_{Lead} > 0, \quad \alpha_{Lead} \triangleq \frac{z_{Lead}}{p_{Lead}} < 1, \quad \tau_{Lead} = \frac{1}{z_{Lead}} = \frac{1}{\alpha_{Lead}p_{Lead}}$$



نمودار بود مربوط به جبران‌ساز Lag-Lead

$$z_{Lead} = 0.8 \quad p_{Lead} = 0 \quad K_c = 1 \quad z_{Lag} = 0.2 \quad p_{Lag} = 0.032$$

شرح آزمایش

با توجه به آزمایش قسمت اول، هدف بهبود خطای حالت ماندگار با ضریب ۵، حاشیه فاز ۸۰° و فرکانس عبور بهره ی $5 \frac{rad}{sec}$ می باشد.

روند طراحی

الف) محاسبه گین جبران‌ساز

اولین مرحله در طراحی چنین جبران‌سازی محاسبه گین آن به نحوی است که خطای حالت ماندگار مطلوب ارضا گردد.

$$K_c = \frac{e_{ss-plant}}{e_{ss-specified}} = \frac{K_{x-required}}{K_{x-plant}}$$

$$K_x = \lim_{s \rightarrow 0} S^N \cdot G(s)$$

ب) حال با توجه به گین بدست آمده نمودار بود سیستم $K_c \cdot G(s)$ را رسم کنید. با توجه به پهنای باند داده شده و یا فرکانس عبور بهره ی مطلوب ω_g ، میزان فاز θ را در این فرکانس، از نمودار بود $K_c \cdot G(s)$ بدست می آید.

$$PM_{uncompensated} = +18^\circ + \theta$$

ج) در این مرحله از طراحی جبران ساز Lead منحنی فاز را در فرکانس عبور بهره را با توجه به φ_{max} به سمت بالا حرکت می دهد.

$$\varphi_{max} = PM_{desired} + \varphi - PM_{uncompensated}$$

حال برای بدست آوردن α_{Lead} از رابطه زیر استفاده کنید:

$$\alpha_{Lead} = \frac{1 - \sin \varphi_{max}}{1 + \sin \varphi_{max}}$$

دقت شود که برای $\alpha_{Lead} > 0.1 \equiv \varphi_{max} \approx 5.5^\circ$ طراحی چند مرحله ای جبران ساز Lead مورد نیاز است.

سوال: نحوه طراحی جبران ساز چند مرحله ای Lead را بیابید.
سپس صفر و قطب جبران ساز lead را باید تعیین کنید.

$$z_{Lead} = \omega_g \sqrt{\alpha_{Lead}}$$

$$\alpha_{Lead} = \frac{z_{Lead}}{p_{Lead}}$$

در ضمن جبران ساز lead را بصورت $G_{Lead} = K_c \left[\frac{1}{\alpha_{Lead}} \frac{s+z_{Lead}}{s+p_{Lead}} \right]$ در نظر بگیرید.

د) منحنی اندازه با توجه به اندازه جبران ساز lead در فرکانس عبور بهره مطلوب ω_g به سمت بالا جابجا می شود ، لذا لازم است با α_{Lag} منحنی اندازه را بگونه ای جابجا کنید تا در فرکانس عبور بهره ی مطلوب ω_g ، اندازه 0 dB گردد.

اندازه $|G_{Lead}(j\omega_g) \cdot G_p(j\omega_g)|_{dB}$ را با توجه به نمودار بود بدست آورید.

$$\alpha_{Lag} = 10^{\frac{|G_{Lead}(j\omega_g) \cdot G_p(j\omega_g)|_{dB}}{20}}$$

هـ) در مرحله آخر هم صفر و قطب جبرانساز lag را تعیین می‌شود. ابتدا z_{Lag} را یک دهه زیر فرکانس عبور بهره قرار می‌دهیم. چرا؟ حال با توجه به رابطه $\alpha_{Lag} \triangleq \frac{z_{Lag}}{p_{Lag}}$ قطب جبرانساز مشخص خواهد شد.

آزمایش چهارم: طراحی کنترل کننده با روش فیدبک حالت (State Feedback)

یکی از نخستین کاربردهای فضای حالت در سیستم های خطی، استفاده از یک ابزار بسیار قدرتمند به نام فیدبک حالت، برای جابه جایی مقادیر ویژه سیستم در طراحی سیستم های کنترلی می باشد. ج. برترام در سال ۱۹۵۹ اولین کسی بود که نشان داد اگر سیستمی تحقق کنترل پذیر داشته باشد، می توان هر معادله مشخصه مطلوبی را با فیدبک حالت بدست آورد و قطب ها را در مکان های مناسب منتقل نمود. در سال ۱۹۶۲ روزنبراک، استفاده از فیدبک حالت را برای انتقال مقادیر ویژه سیستم، جهت بدست آوردن مشخصه های بهتر پاسخ مورد بحث قرار داده است.

می دانیم که نوع پاسخ زمانی توسط مقادیر ویژه ماتریس A تعیین می شود و اگر یک یا چند مقدار ویژه A در RHP باشد یا حتی در LHP بوده و میرایی کمی داشته باشد پاسخ زمانی سیستم نامطلوب می باشد. در این قسمت با طراحی فیدبک حالت برای پایدارسازی و بهبود عملکرد سیستم های خطی آشنا خواهیم شد.

پس از بدست آوردن معادلات فضای حالت سیستم مفصل نرم قصد داریم تا با فیدبک گرفتن از تمامی حالت های سیستم (States) کنترل کننده ای را طراحی کنیم که بتواند زاویه θ را کنترل نموده و همزمان مانع افزایش بیش از حد زاویه α گردد. بدین منظور در این آزمایش سیستم را شبیه سازی نموده و یک کنترل کننده State Feedback برای آن طراحی می نمایم سپس این کنترلر را بر روی مدل واقعی سیستم تست خواهیم کرد.

هدف طراحی کنترل کننده ای می باشد که بتواند شرایط زیر را برای سیستم حلقه بسته فراهم آورد:

- زمان صعود کمتر از ۲۵۰ میلی ثانیه
- Percent of overshoot کمتر از ۵ درصد
- بیشینه میزان زاویه انحراف α کمتر از ۱۰ درجه
- خطای حالت ماندگار کمتر از ۲ درجه

روش جایگذاری قطب (Pole Placement)

قبل از پرداختن به روش جایگذاری قطب ابتدا با مفهوم کنترل پذیری برای یک سیستم دینامیکی آشنا می شویم. در اواسط دهه ۱۹۵۰، کالمن با معرفی ایده های کنترل پذیری و رویت پذیری، برای اولین بار توانست دلایل عدم موفقیت جبران سازی حذف قطب ناپایدار سیستم با صفر ناپایدار جبران کننده را توضیح دهد. اگرچه قبل از کالمن نیز طراحان سیستم های کنترل در عمل به این نتیجه رسیده بودند که حتی با فرض حذف کامل قطب ناپایدار سیستم توسط صفر

ناپایدار جبران کننده، سیستم کنترل طراحی شده ناموفق خواهد بود ولی کالمن نشان داد که حذف قطب - صفر کامل، تنها به سیستمی منجر خواهد شد که تابع تبدیل پایداری دارد. در این حالت، تابع تبدیل مرتبه ای کمتر از مرتبه سیستم خواهد داشت و مودهای ناپایدار یا از ورودی سیستم تاثیر نمی پذیرند (کنترل ناپذیرند) و یا در خروجی سیستم مشاهده نخواهند شد (رویت ناپذیرند).

يك سیستم کنترل پذیر نامیده می شود هنگامی که بتوان تمام قطب های آن را از طریق فیدبک حالت در مکان دلخواه قرار داد. يك روش معمول برای پی بردن به کنترل پذیری سیستم استفاده از Rank ماتریس کنترل پذیری (C_{AB}) می باشد. این ماتریس برای يك سیستم با چهار متغیر حالت به صورت زیر تعریف می گردد.

$$C_{AB} = [B \quad AB \quad A^2B \quad A^3B]$$

در این صورت سیستم متناظر با ماتریس های حالت A و B کنترل پذیر نامیده می شود اگر و فقط اگر:

$$\text{rank}(C_{AB}) = n$$

که در آن n تعداد حالت های سیستم است که در مورد سیستم بازو با مفصل نرم برابر با ۴ می باشد.

سوال: کنترل پذیری سیستم مفصل نرم را بررسی نمایید.

فیدبک حالت (State Feedback)

این کنترل کننده با اعمال ورودی به سیستم به فرم معادله زیر سعی می کند تا قطب های سیستم را در محل مطلوب خود جای داده و در نهایت پاسخ زمانی مطلوب را به دست آورد.

$$u = -Kx(t) \quad , \quad K = [K_\theta \quad K_\alpha \quad K_{\dot{\theta}} \quad K_{\dot{\alpha}}]$$

با اعمال این ورودی، سیستم حلقه بسته به فرم زیر به دست می آید.

$$\dot{x} = (A - BK)x(t)$$

بدین ترتیب دینامیک سیستم حلقه بسته، و به همراه آن پایداری سیستم حلقه بسته و در نهایت شکل پاسخ پله سیستم، به طور کامل توسط ترم $A - BK$ تعیین می شود. قطب های سیستم حلقه بسته در این شرایط مقادیر ویژه ماتریس $A - BK$ خواهند بود که از رابطه زیر قابل محاسبه هستند.

$$p(s) = \det(sI - A + BK) = 0$$

$p(s)$ معادله مشخصه سیستم نامیده میشود. هدف از طراحی کنترل کننده فیدبک حالت به دست آوردن بردار K به نحوی است که بتواند برای قطب‌های مطلوب $\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3$ و λ_4 معادله زیر را برآورده سازد.

$$p(s) = r(s) = (s - \lambda_1)(s - \lambda_2)(s - \lambda_3)(s - \lambda_4)$$

از آنجا که به دست آوردن این ماتریس، فراتر از مباحث مطرح شده در درس کنترل خطی می‌باشد در اینجا تنها به دستور متناظر با آن در نرم افزار MATLAB® اشاره می‌کنیم. با استفاده از دو دستور place و acker در این نرم افزار، میتوان بردار K را به راحتی محاسبه نمود، و ورودی‌های این دو دستور ماتریس‌های A, B و محل قطب‌های مطلوب می‌باشد. برای آشنایی بیشتر با این دستورات به قسمت Help نرم‌افزار مراجعه نمایید.

شرح آزمایش

- قطب‌های سیستم حلقه باز را بدست آورده و نمودار Root-Locus را برای سیستم حلقه باز $\frac{\theta(s)}{V_m(s)}$ ترسیم نمایید و قطب‌های غالب سیستم را نیز مشخص نمایید.
- با توجه به خواسته‌های مطلوب، تابع تبدیل استاندارد درجه ۲ را برای سیستم حلقه بسته بدست آورید.

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

- چگونه می‌توان این سیستم درجه ۲ را با سیستم درجه ۴ مفصل نرم متناظر دانست؟
- تعیین کنید که هریک از ۴ قطب سیستم حلقه بسته مفصل نرم در کجای صفحه s قرار گیرند تا خواسته‌های مطلوب مسئله برآورده گردد.
- با بدست آوردن محل قطب‌های مطلوب و همچنین ماتریس‌های A و B از دستورات نرم‌افزار MATLAB® کمک گرفته تا ضرایب کنترل کننده فیدبک حالت (بردار K) را محاسبه نمایید.
- کنترل کننده خود را شبیه‌سازی کنید و در صورت برآورده نشدن خواسته‌های مطلوب، محل قطب‌های مطلوب را تغییر دهید و ضرایب کنترل کننده را مجدداً محاسبه کنید.

نتیجه گیری

- ۱- پاسخ سیستم حلقه بسته (θ و α) را به ورودی پله رسم کنید و بیشینه انحراف α ، زمان نشست، زمان صعود (Rise Time) و درصد بالازدگی (Percent Of Overshoot) سیستم حلقه بسته را محاسبه نمایید.
- ۲- علت بروز تفاوت احتمالی بین پاسخ شبیه‌سازی و پاسخ عملی را توضیح دهید.

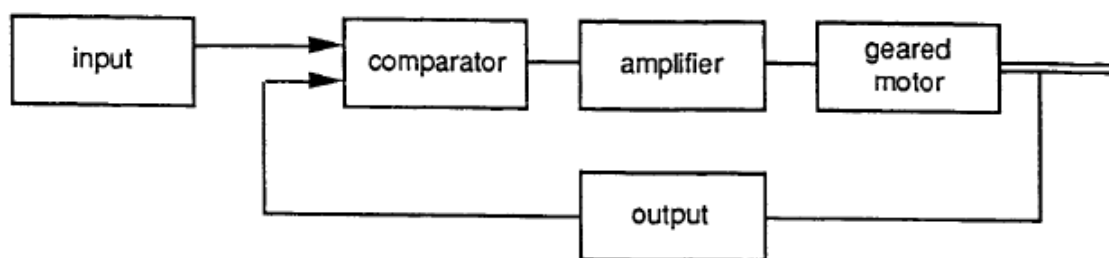
بخش چهارم

پیاده‌سازی آنالوگ

کنترل‌کننده‌ها

مقدمه

سیستم سرو موتور MS150 يك سیستم کنترل دارای فیدبک است که به منظور کنترل وضعیت (سرعت و یا موقعیت) يك موتور DC به کار می رود. این دستگاه ساختار مایولار دارد که در ادامه درباره هر يك توضیحات لازم ارائه خواهد شد. از آنجایی که سیستم قادر است تا اطلاعات وضعیت واقعی را با وضعیت مطلوب مقایسه نماید، يك سیستم حلقه بسته می باشد. ساختار بلوک دیاگرام سیستم فوق در شکل ذیل نشان داده شده است.



در این عمل مقایسه سیگنالهای ورودی و خروجی توسط مقایسه کننده انجام می گیرد و سیگنال خطای حاصله پس از تقویت برای به حرکت در آوردن موتور DC به درایور موتور اعمال می شود تا سرعت یا موقعیت شفت خروجی اصلاح گردد. همانگونه که می دانیم در يك سیستم کنترل اتوماتيك، به اجزایی مانند حسگر، عملگر، و مقایسه کننده احتیاج داریم.

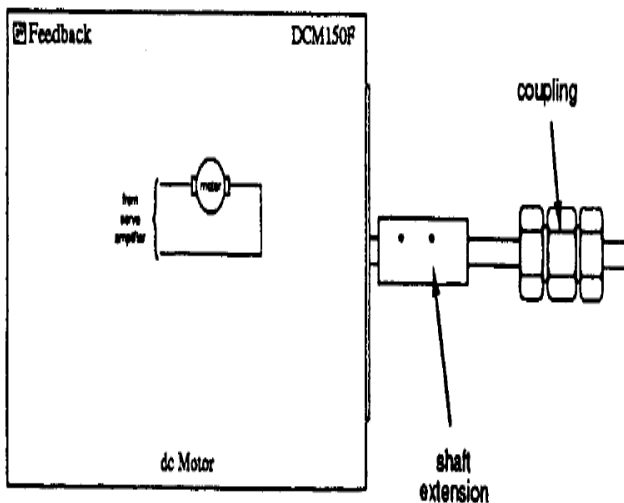
علاوه بر آن برای به حرکت در آوردن موتور DC نیز به يك تقویت کننده (درایور) سرؤ برای تولید سیگنالهای مناسب برای چرخش موتور با سرعت و جهت دلخواه نیازمندیم. تمامی اجزای مورد نیاز برای سیستم حلقه بسته کنترل وضعیت موتور، به صورت مایولهای جداگانه فراهم شده اند که با اتصال این مایولها به شیوه های مختلف، سیستم های حلقه باز یا حلقه بسته متفاوتی را آزمایش خواهیم نمود. در ابتدا لازم است تا با هر يك از این مایولها به صورت مختصر آشنا شویم.

معرفی اجزای سیستم سرو موتور DC

۱. منبع تغذیه PS150E

برای تأمین ولتاژهای مورد نیاز مجموعه به کار می رود. ولتاژ ۲۴ ولت ۲ آمپر توسط یک سوکت به واحد تقویت کننده سرو برای تغذیه موتور متصل می شود. علاوه بر آن بر روی این واحد، دو مجموعه سوکت برای تأمین ولتاژهای ± 15 ولت دی سی فراهم شده است که برای تغذیه ماجولهای دیگر به کار می رود.

۲. موتور DC M150F

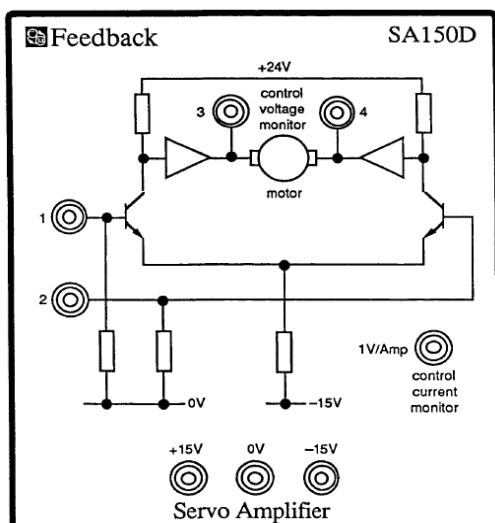


این موتور یک موتور DC با آهنربای دائم می باشد که از طریق ترمز مغناطیسی می توان بارهای مختلفی را بر روی شفت آن قرار داد. همچنین برای اندازه گیری سرعت

موتور می توان آن را به واحد

تاکوژنراتور متصل نمود تا ولتاژ متناسب با سرعت در خروجی این واحد مشاهده شود.

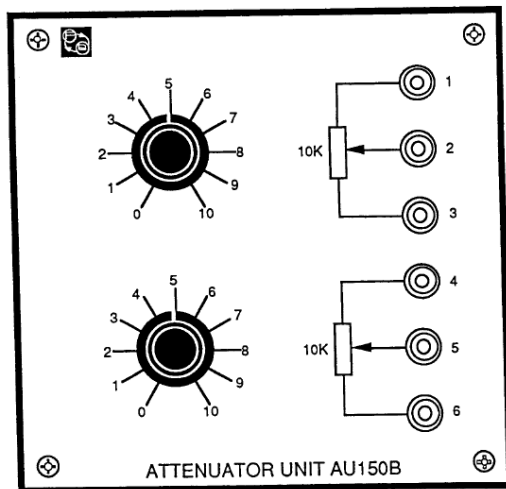
۳. تقویت کننده سرو SA150D



در این واحد ترانزیستورهایی قرار دارند که می توانند موتور را در دو جهت راه اندازی کنند. برای جلوگیری از اضافه بار موتور، یک محدود کننده جریان ۲ آمپری در خروجی تقویت کننده سرو قرار داده شده است.

۴. تضعیف کننده AU150B

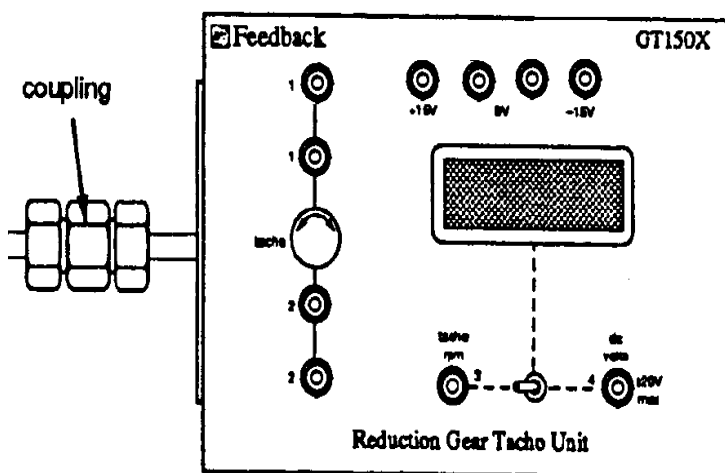
در این واحد دو پتانسیومتر $10k\Omega$ قرار داده شده اند. نسبت مقاومت مورد نظر توسط یک پیچ مدرج از ۰ تا ۱۰ انتخاب می گردد. از این واحد برای تنظیم بهره استفاده می شود.



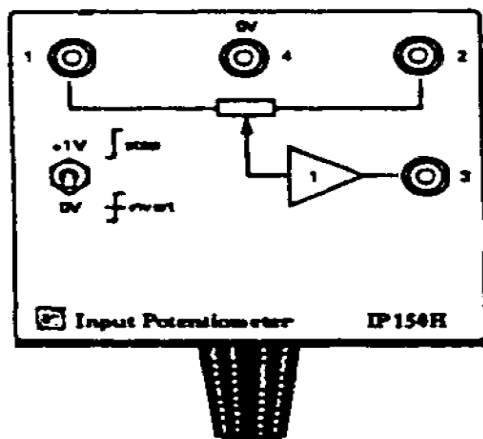
۵. واحد جعبه دنده کاهشی GT150X

این جعبه دنده با نسبت ۳۰ به ۱ سرعت ورودی (سرعت موتور) را به سرعت خروجی (سرعت چرخش پتانسیومتر OP150K) تبدیل می کند.

این جعبه دنده شامل یک تاکوژنراتور نیز هست. این تاکوژنراتور متشکل از یک ولت متر و یک تاکومتر بوده که برای نمایش ولتاژ و سرعت موتور (بر حسب r/min) بر روی صفحه نمایش این واحد به کار می رود.

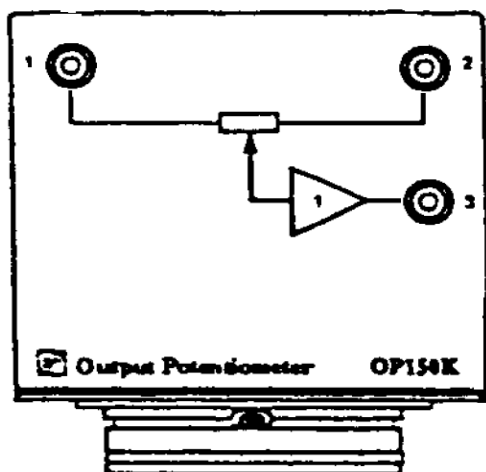


اساس کار این تاکوژنراتور این گونه است که در سرعت 1000 r/min ولتاژ خروجی به میزان $2/75$ ولت و در سرعت 1800 r/min این ولتاژ به 5 ولت می رسد. این تاکوژنراتور در آزمایش های کنترل سرعت و کنترل موقعیت به کار می رود.



۶. پتانسیومترهای ورودی و خروجی ، IP150H , OP150K

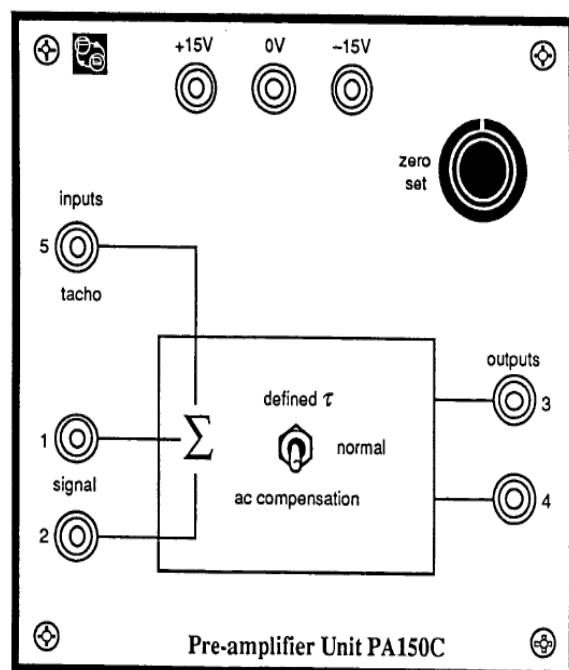
پتانسیومترهای چرخشی هستند که در آزمایشهای کنترل موقعیت موتور استفاده می شوند. پتانسیومتر ورودی، می تواند ± 150 حرکت نماید و برای تولید یک ولتاژ مرجع در محدوده ± 15 ولت برای کنترل موقعیت به کار می رود.



پتانسیومتر خروجی هیچ گونه بازدارنده مکانیکی ندارد و توسط یک محور به جعبه دنده کاهشی متصل است و متناسب با موقعیت محور خروجی جعبه دنده، ولتاژ خروجی در محدوده ± 15 ولت تولید می کند.

نکته: هر دو پتانسیومتر ورودی و خروجی می بایست به $+15$ و -15 ولت متصل شوند و جهت اتصال اهمیتی ندارد.

۷. واحد پیش تقویت کننده PA150C

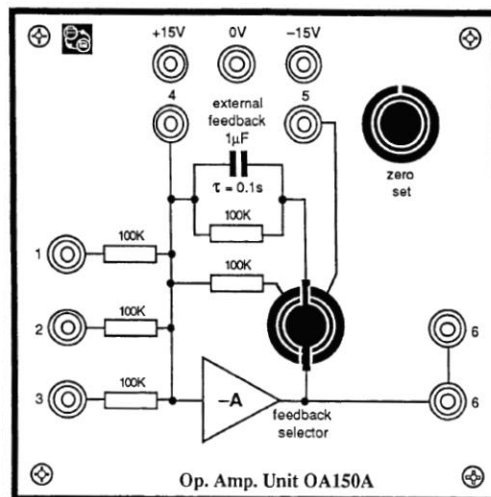
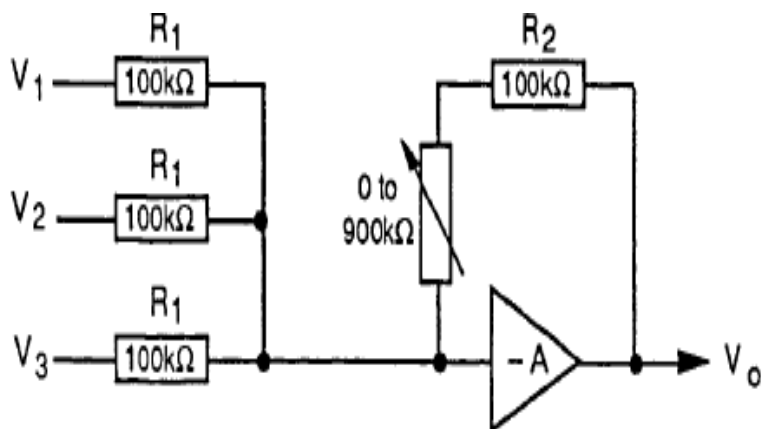


این واحد برای تولید سیگنالهای مطلوب برای واحد تقویت کننده عملیاتی به کار می رود. در این واحد، ورودی های ۱ و ۲ با هم جمع می شوند. اگر سیگنال حاصل، دارای مقدار مثبتی بود، خروجی ۳، تقریباً ۲۵ برابر این مقدار مثبت ولتاژ خواهد داشت و خروجی ۴ نزدیک صفر باقی می ماند. اگر سیگنال حاصل دارای مقدار منفی بود، خروجی ۴، تقریباً ۲۵ - برابر این مقدار منفی ولتاژ خواهد داشت و خروجی ۳ نزدیک صفر می ماند.

نکته: با توجه به تغذیه ± 15 ولت این ماژول در حالت اشباع خروجی تقریباً ۱۳/۵ ولت خواهد بود

۸. واحد آپ امپ (تقویت کننده عملیاتی) OA150A

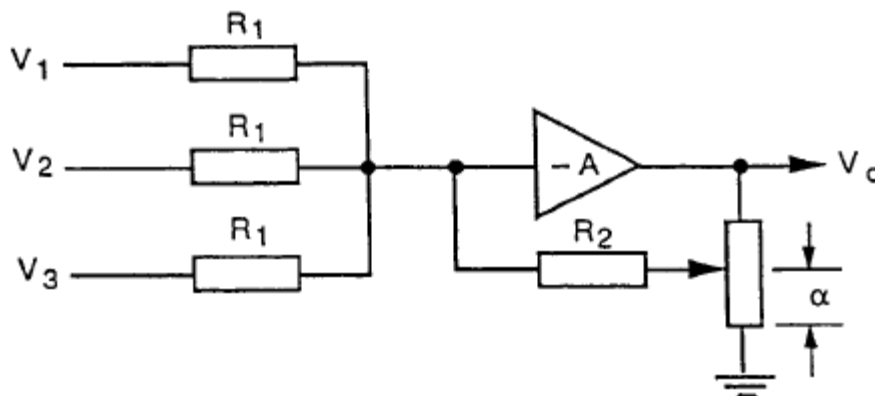
این واحد برای جمع کردن دو یا چند سیگنال با بهره ولتاژ منفی به کار می رود. علاوه بر آن دارای امکانات جبران سازی می باشد. شمای کلی این واحد و مدار الکتریکی آن در شکل های زیر قابل مشاهده است.



امپدانس R_f توسط کلید انتخاب گر می تواند به سه حالت مقاومت $100\text{K}\Omega$ ، مقاومت به همراه خازن جبرانگر و یا امپدانس خارجی برای تنظیم بهره آپ امپ انتخاب شود. ولتاژ خروجی آپ امپ به صورت زیر قابل محاسبه است.

$$V_o = \frac{-R_f(V_1 + V_2 + V_3)}{R_1}$$

نکته: اگر بخواهیم بهره آپ امپ را تغییر دهیم باید از مقاومت خارجی استفاده نماییم. آنجایی که مقاومت R_1 و R_2 داخلی برابر $100\text{K}\Omega$ می باشند، لذا برای ایجاد بهره مثلاً ۱۰ می بایست از یک مقاومت خارجی در حد $1\text{M}\Omega$ (مگا اهم) استفاده نماییم که منطقی به نظر نمی رسد. لذا می توانیم از اتصالات مطابق شکل زیر استفاده نماییم.



تمرین: نشان دهید در این حالت اگر $R_1 = R_2$ باشد بهره آپ امپ برابر $\frac{-1}{\alpha}$ خواهد بود که در آن α در شکل بالا نشان داده شده است.

آزمایش اول: شناسایی موتور DC توسط کنترل حلقه باز سرعت

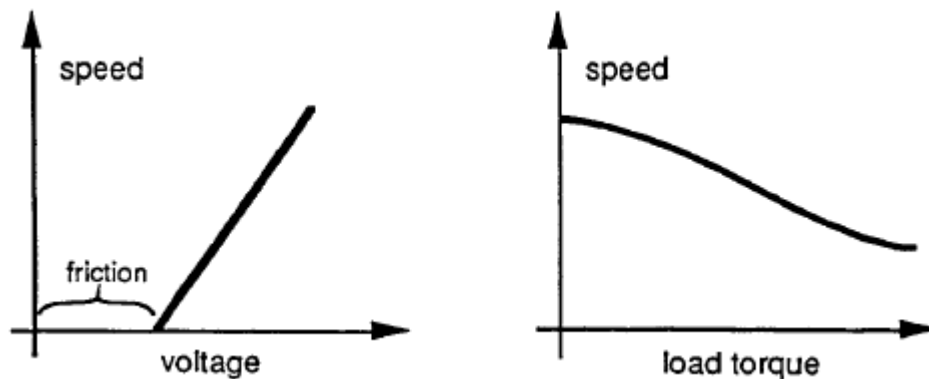
هدف

هدف از انجام این آزمایش، آشنایی با مشخصات موتور DC مورد استفاده در سیستم سرو و نحوه کنترل آن با تقویت کننده سرو می باشد.

مقدمه

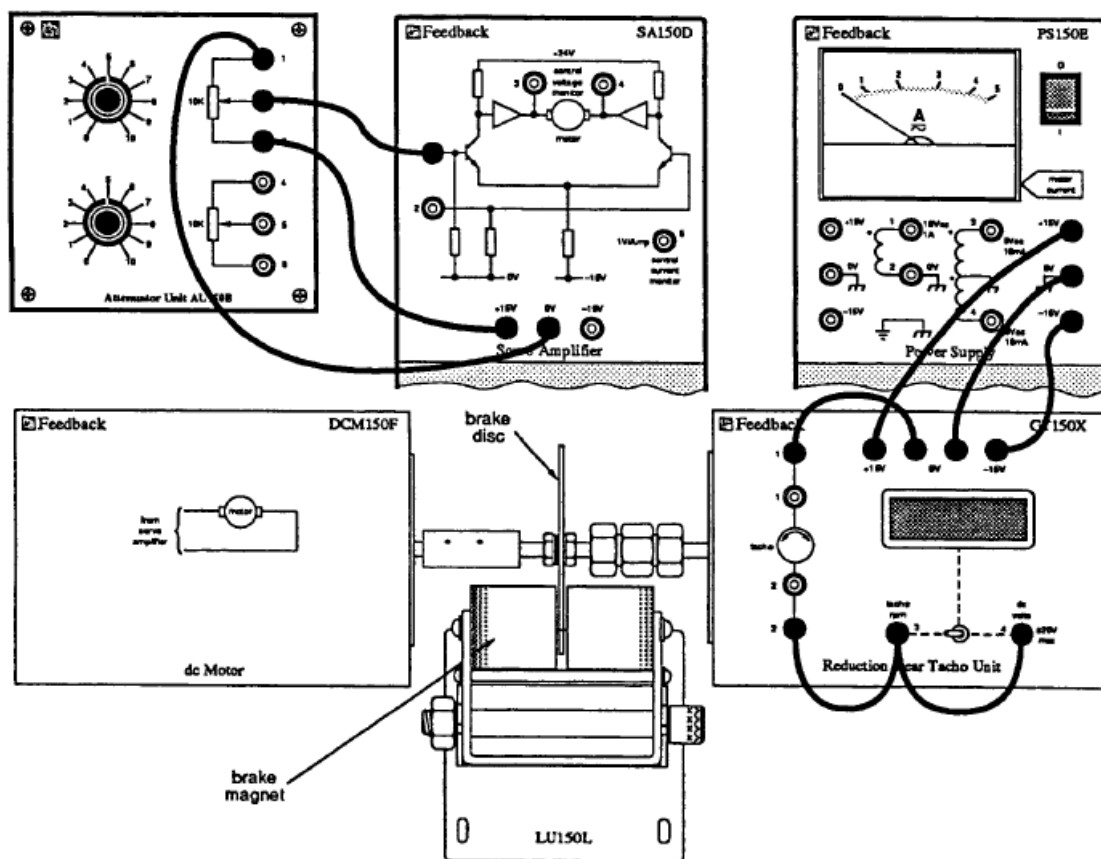
برای اینکه بتوانیم یک سیستم را به درستی کنترل نمائیم، ابتدا می بایست آنرا با یک مدل ریاضی توصیف کنیم و پارامترهای آن را طی انجام یک سری آزمایش ها بدست آوریم که به عمل فوق شناسایی سیستم گفته می شود.

ساده ترین روش شناسایی یک سیستم اعمال ورودی پله به آن می باشد. لذا در ادامه با اعمال ورودی پله به سیستم مشخصات حالت ماندگار و حالت گذرای آن را بدست خواهیم آورد. موتور مورد استفاده در این سیستم، یک موتور از نوع آهنربای دائم بوده که جریان آن توسط تقویت کننده های قدرت کنترل شده و می تواند در هر دو جهت بچرخد. مشخصات سرعت-ولتاژ و سرعت-گشتاور بار این موتور در شکل زیر نشان داده شده اند.



قسمت اول- تعیین مشخصه سرعت ولتاژ و بهره DC :

- اتصالات را مطابق شکل زیر اما بدون ترمز ببندید.



بلوک PS150E وظیفه تغذیه کل این مجموعه را به عهده دارد. این بلوک به طور پیش فرض تقویت کننده سرو (SA150D) را تغذیه می کند. تقویت کننده سرو می تواند خود به عنوان یک منبع تغذیه عمل کرده و ± 15 ولت دی سی به عنوان خروجی تولید کند. این ولتاژ در ادامه در یک تقسیم کننده ولتاژ (AU150B) رفته و از آن به ورودی بیس موتور متصل می شود، تا از طریق ترانزیستورهای قدرت موتور راه اندازی شود.

منبع تغذیه همچنین بلوک تاکوژنراتور (GT150X) را نیز تغذیه می کند. ولتاژ تولیدی توسط تاکومتر به پین های ورودی صفحه نمایش (پین های ۳ و ۴) متصل می شوند و با استفاده از کلید موجود می توان تعیین کرد ولتاژ دو سر تاکو و یا سرعت شفت موتور بر حسب rpm نمایش داده شود.

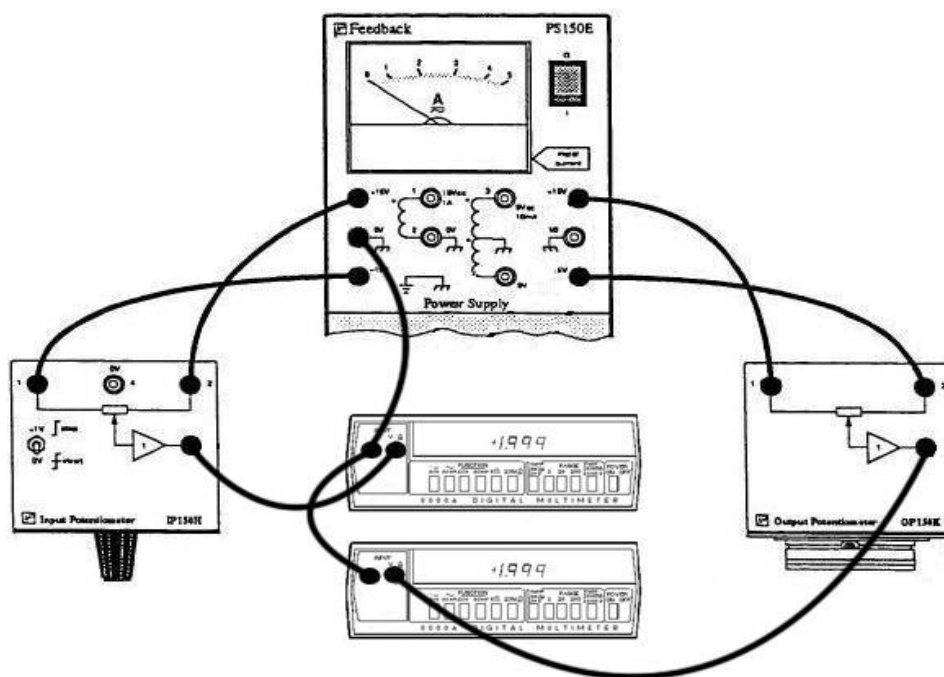
- ولتاژ ورودی را تا جایی کاهش دهید که موتور از حرکت باز نماند.
- با افزایش ولتاژ ورودی به فواصل ۰/۱ ولت، مقادیر ولتاژ ورودی، ولتاژ تاکوژنراتور و سرعت موتور را در جدول ۱/۲ یادداشت نمایید. این عمل را تا حدود سرعت r/min ۲۰۰۰ که ماکزیمم سرعت موتور است انجام دهید.

نتیجه گیری

- مشخصات ولتاژ ورودی- سرعت و سرعت- ولتاژ تاکوژنراتور را رسم نمائید.
- ضریب (ولتاژ ورودی/سرعت موتور = K) را بدست آورید.
- ضریب (سرعت موتور /ولتاژ تاکوژنراتور = K_G) را تعیین کنید.

قسمت دوم- تعیین ضرایب پتانسیومتر ورودی و خروجی

- ابتدا موتور را خاموش نموده و کلیه اتصالات را قطع کنید سپس اتصالات را مطابق شکل ۱۵/۲ برقرار کنید.
- ترمینال های ۱ و ۲ پتانسیومترهای ورودی و خروجی را به ولتاژ ± 15 ولت متصل نمایید.
- با چرخاندن پتانسیومترهای فوق در زوایای بین $\pm 150^\circ$ با گام های 30° درجه ای، ولتاژ خروجی این پتانسیومتر ها (پین ۳) را یادداشت نموده و نسبت زاویه /ولتاژ خروجی (k_{op} , k_{ip}) را به دست آورید.

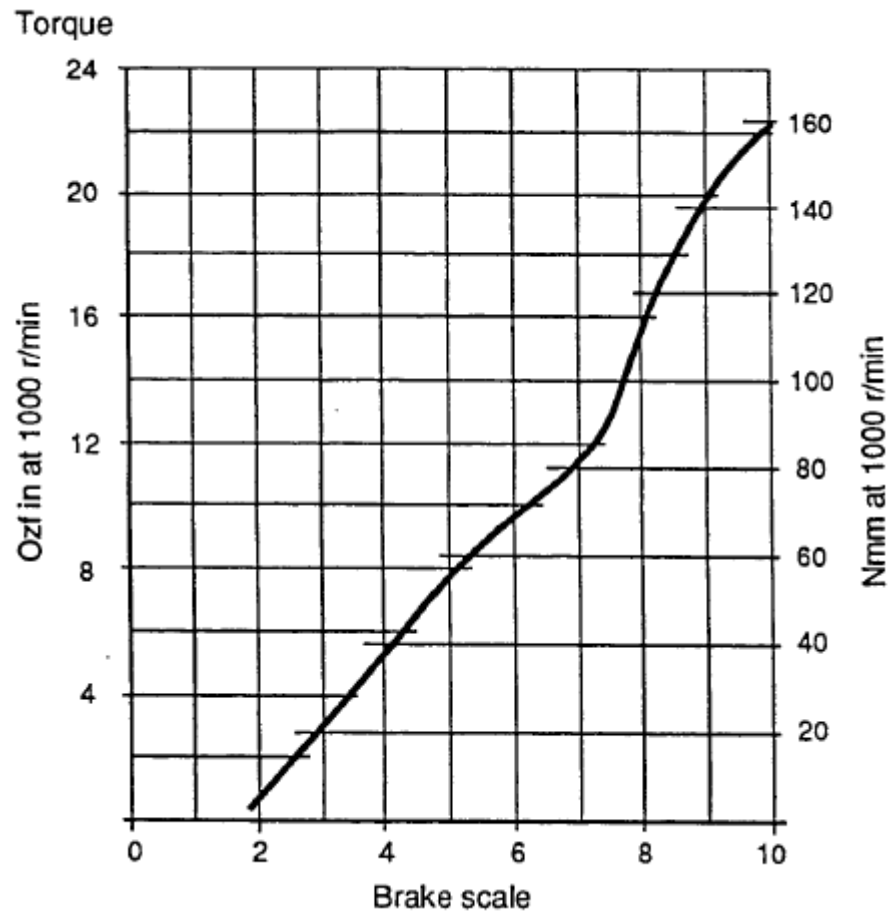


قسمت سوم- تعیین مشخصه سرعت- گشتاور

- اتصالات شکل ۱۴/۲ را با قرار دادن ترمز مغناطیسی دوباره برقرار کنید.
- ترمز مغناطیسی را در موقعیتی قرار دهید که دیسک بتواند به راحتی حرکت نماید.
- موقعیت ترمز را برابر صفر قرار دهید و ولتاژ ورودی را، تا جایی که موتور نزدیک به سرعت موتور ماکزیمم خود (2000 r/min) حرکت کند و جریان موتور از ۲ آمپر بیشتر نشود (آمپر متر منبع تغذیه)، افزایش دهید و تا پایان این مقدار را ثابت نگه دارید.
- ترمز را در موقعیت ۱۰ قرار دهید.
- در صورتی که جریان موتور از ۲ آمپر بیشتر شد، ولتاژ ورودی موتور را کاهش دهید تا جریان به ۲ آمپر برسد (در صورت تغییر ولتاژ ورودی موتور، این مقدار جدید را یادداشت کرده و تا پایان آزمایش ثابت نگه دارید).
- با افزایش موقعیت ترمز، با گام یک واحد، از صفر تا ده، مقادیر ولتاژ تا کوژنراتور، سرعت موتور، جریان ورودی موتور و موقعیت ترمز را اندازه گیری کرده و در جدول ۲/۲ ثبت نمایید.

توجه: برای تغییر وضعیت ترمز مغناطیسی ابتدا کل سیستم را خاموش کرده و سپس بدون تغییر محل قرارگیری ترمز، مقدار آن را عوض کنید.

- مشخصه گشتاور بار بر اساس موقعیت ترمز برای سرعت 1000 r/min در شکل زیر نشان داده شده است. برای سرعت های به دست آمده در قسمت قبل، با استفاده از شکل زیر مشخصه سرعت- گشتاور را رسم نمایید (در شکل زیر گشتاور ترمز متناسب با سرعت تغییر می کند).



قسمت چهارم- تعیین مشخصات حالت گذاري موتور DC با استفاده از پاسخ پله در اینجا هدف از انجام آزمایش، تعیین مشخصات دینامیکی موتور و یا به عبارتی تابع تبدیل آن با استفاده از پاسخ پله می باشد.

همانگونه که می دانیم تابع تبدیل موتور DC را می توان به صورت ساده شده زیر در نظر گرفت:

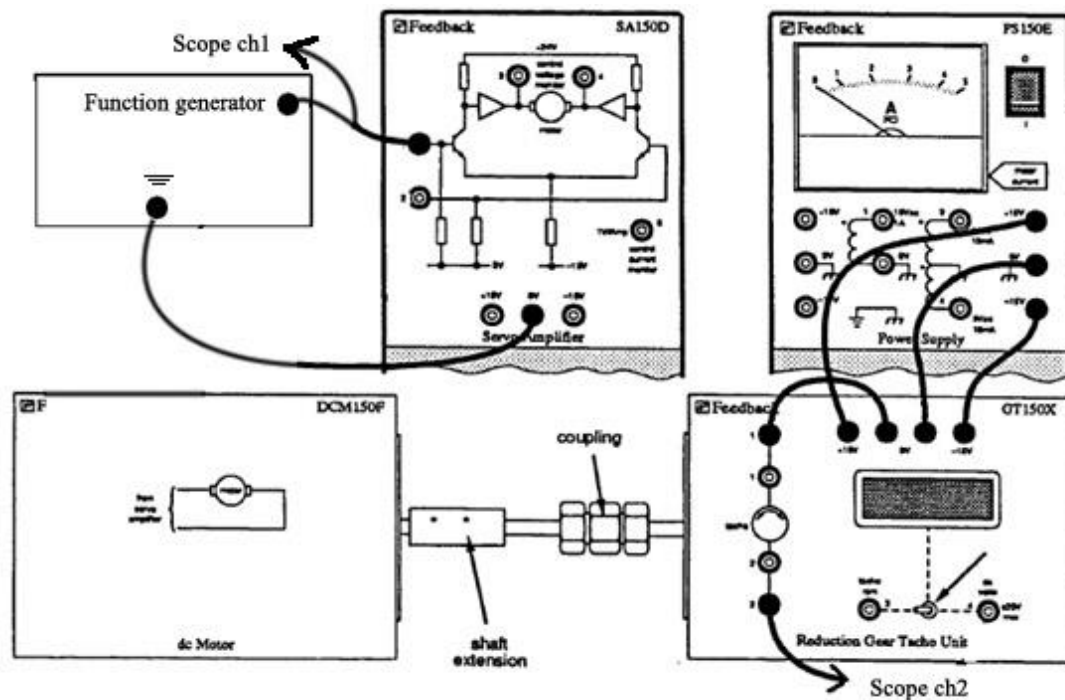
$$\frac{v}{V} = \frac{\dot{K}}{(JS + B)} = \frac{K}{\tau S + 1}$$

که در آن V ولتاژ ورودی، v سرعت موتور، J ممان اینرسی، B ضریب دمپری، \dot{K} بهره دی سی و τ ثابت زمانی موتور است که $\tau = J/B$ و $K = \dot{K}/B$ می باشد.

لذا برای تعیین ضرایب تابع تبدیل می توانیم از پاسخ سیستم به ورودی پله سرعت استفاده می کنیم. برای مشاهده بهتر پاسخ پله در اسیلوسکوپ از موج مربعی به عنوان ورودی استفاده می کنیم.

- برای انجام این آزمایش، اتصالات را مطابق شکل ذیل ببندید.

- موج مربعی با دامنه ۳ ولت (۰ تا ۳+ ولت) peak-to-peak و فرکانس ۰/۱ Hz تولید کنید.
- با مشاهده همزمان شکل موج ولتاژ ورودی و نیز شکل موج ولتاژ حاصل از تاکوژنراتور خروجی، پاسخ پله سیستم را به ورودی ولتاژ را مشاهده و چاپ نمایید.
- ثابت زمانی سیستم را که معادل زمانی است که دامنه خروجی به ۶۳% مقدار نهایی خود می رسد، بدست آورید.
- گین دی سی سیستم (K) را نیز از روی پاسخ مشاهده شده بدست آورید. (توجه داشته باشید که ورودی سیستم پله واحد نیست)



نتیجه گیری

- ۱- با توجه به مشخصه گشتاور- سرعت موتور، مشخصه توان- سرعت موتور را بدست آورده و با استفاده از آن نقطه توان بیشینه را روی نمودار گشتاور سرعت مشخص کنید.
- ۲- با توجه به K بدست آمده در آزمایش قبل و τ بدست آمده در این آزمایش، چه تابع تبدیلی برای سیستم فوق پیشنهاد می کنید؟
- ۳- با فرض J برابر 14 gr/cm^2 ، ضریب دمپری موتور و K' را بدست آورید.

ولتاژ ورودی (V)	ولتاژ تا کوژنراتور (V)	سرعت موتور (rpm)

سرعت موتور (rpm)	جریان ورودی موتور (A)	ولتاژ تا کو (V)	موقعیت ترمز

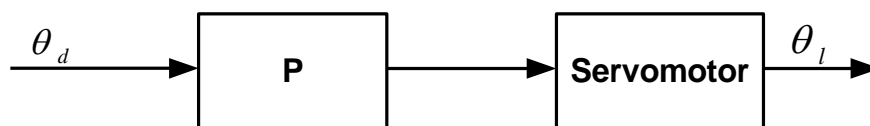
آزمایش دوم: کنترل موقعیت موتور با کنترل کننده تناسبی

هدف

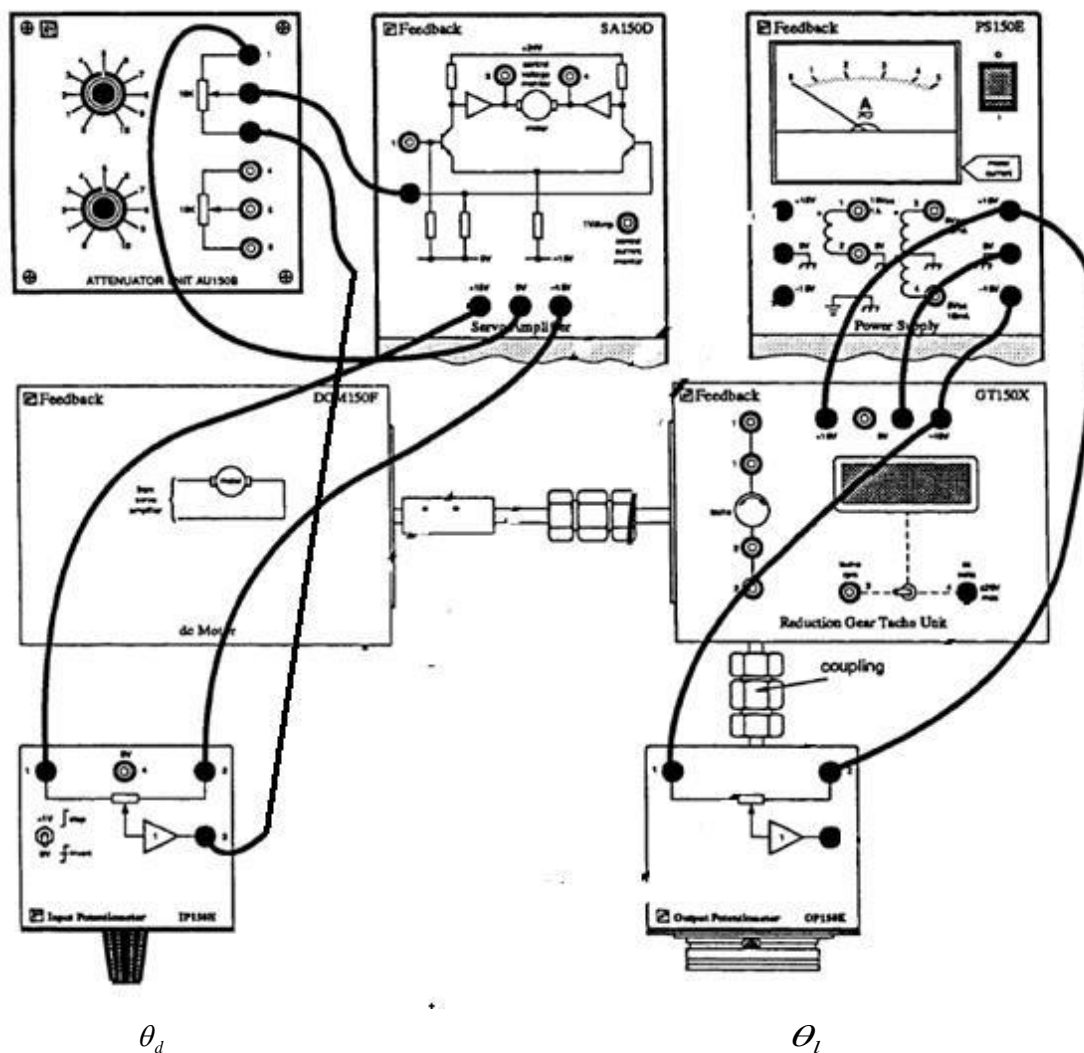
در این آزمایش موقعیت موتور با کنترل کننده تناسبی به صورت حلقه باز و بسته کنترل می شود.

قسمت اول- کنترل حلقه باز موقعیت

هدف از انجام این آزمایش، آشنایی با نحوه عملکرد سیستم کنترل موقعیت در حالت حلقه باز است. در اینجا سیگنال کنترلی از خطای موقعیت استفاده نمی کند، بلکه متناسب با ورودی اعمالی به سیستم تغییر خواهد کرد. بلوک دیاگرام سیستم حلقه باز در شکل زیر قابل مشاهده است.



- سیستم حلقه باز را مطابق شکل ذیل ببینید.
- قبل از روشن کردن منبع تغذیه، کنترل کننده تناسبی (پتانسیومتر AU150) را برابر صفر قرار دهید تا موتور حرکت نکند.
- حال با افزایش تدریجی این پتانسیومتر، زاویه‌ای که به ازای آن موتور آغاز به حرکت می نماید را P نامیده و مقدار آنرا همراه با جهت چرخش پتانسیومتر خروجی یادداشت نمایید.
- پتانسیومتر AU150 را صفر کنید.
- حال زاویه پتانسیومتر خروجی را برابر صفر قرار دهید.
- پتانسیومتر ورودی را روی یک مقدار دلخواه بگذارید و آن مقدار را یادداشت کنید.
- کنترل کننده تناسبی (پتانسیومتر AU150) را برابر P قرار دهید تا موتور حرکت کند و پتانسیومتر خروجی به مقدار تعیین شده برای پتانسیومتر ورودی نزدیک شود. حال با کاهش پتانسیومتر AU150، پتانسیومتر خروجی را به زاویه مورد نظر برسانید. مقدار پتانسیومتر AU150 را در این حالت یادداشت نمایید.



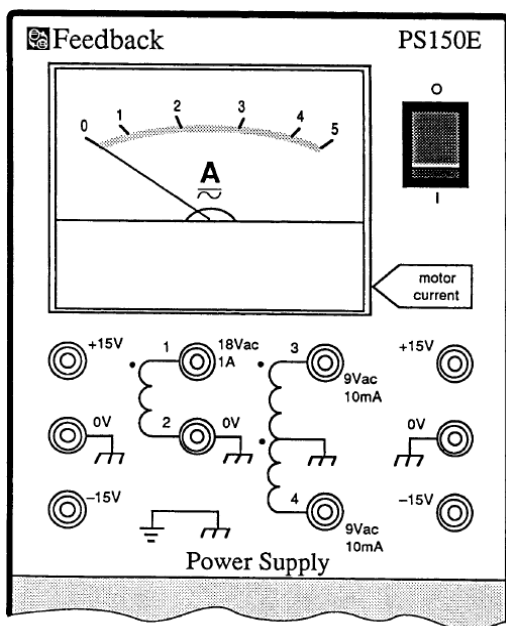
سؤال: با نزدیک شدن به زاویه مورد نظر، چه اتفاقی می افتد؟ آیا خطا برابر صفر می گردد؟

حال ترمینال ۲ پتانسیومتر ورودی را به +۱۵ و ترمینال ۱ را به -۱۵ ولت وصل کنید.

سؤال: با تغییر ولتاژ ورودی پتانسیومتر از بازه صفر تا ۱۵ به بازه -۱۵ تا +۱۵ چه تغییری حاصل می شود؟

نتیجه گیری

مکان هندسی سروموتور برای کنترل موقعیت را رسم کنید.



قسمت دوم- کنترل حلقه بسته موقعیت موتور با کنترل کننده تناسبی

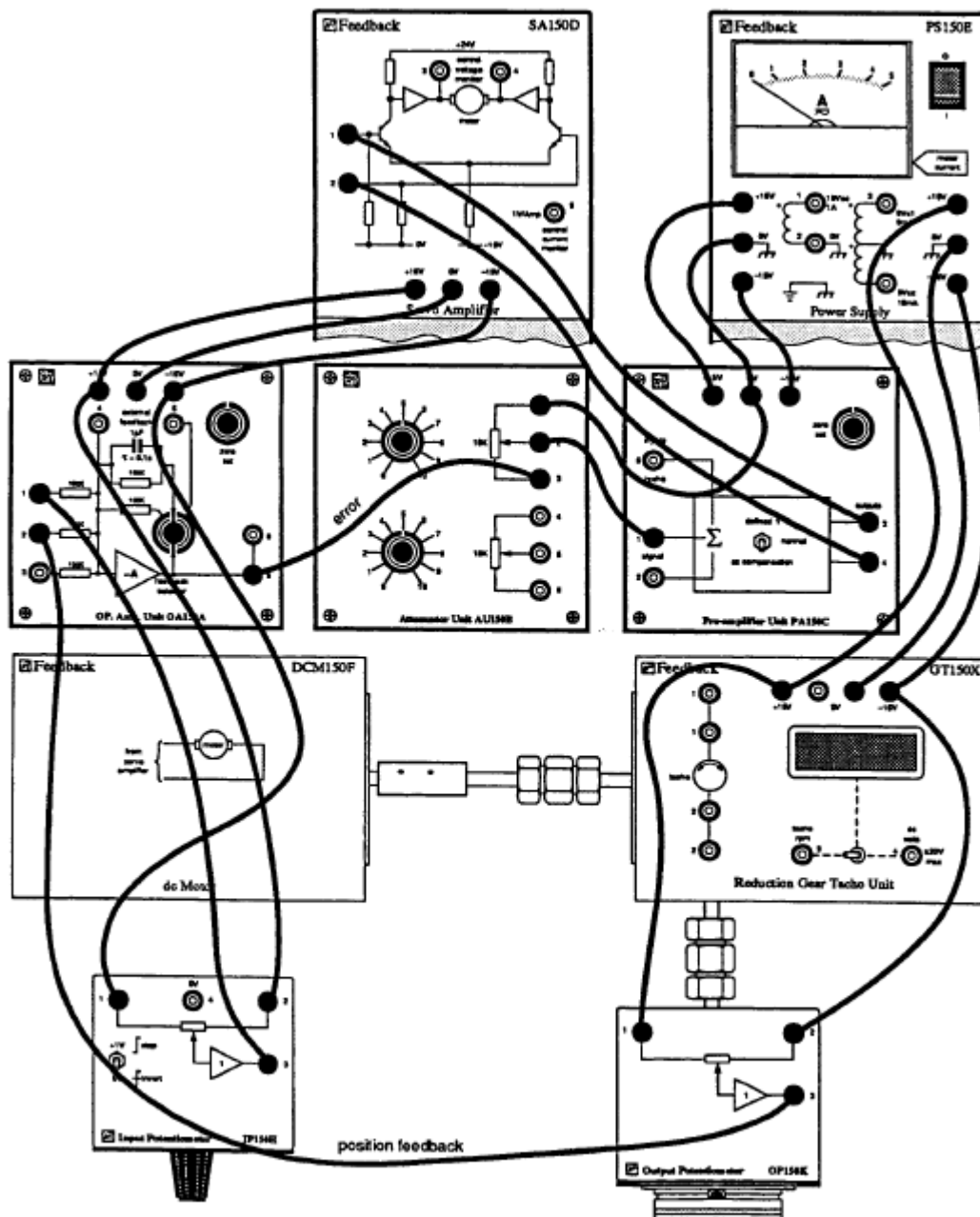
مقدمه

پتانسیومتر های چرخان ورودی و خروجی را می توان برای تولید سیگنال خطا به کار برد. این سیگنال خطا متناسب با اختلاف زاویه این دو پتانسیومتر می باشد. حال اگر این سیگنال خطا را به یک کنترل کننده اعمال کرده و خروجی کنترل کننده را به عنوان ولتاژ ورودی موتور اعمال نمائیم و پتانسیومتر خروجی را به شفت موتور متصل نمائیم، یک سیستم کنترل موقعیت اتوماتیک خواهیم داشت. به عبارتی، از سیگنال خطای موقعیت،

برای چرخاندن موتور به نحوی استفاده می کنیم که تفاوت زوایای دو پتانسیومتر به صفر برسد. در اینجا با اعمال ولتاژهای پتانسیومتر های ورودی و خروجی به آپ امپ، سیگنال خطا را تولید می نمائیم. سپس با اعمال سیگنال خطا به واحد تضعیف کننده، می توانیم یک بهره تناسبی قابل تنظیم به سیگنال خطا اعمال نموده و سپس با اعمال سیگنال خروجی به واحد پیش تقویت کننده، خروجی جهت دار (با دامنه ثابت) جهت چرخاندن موتور در جهتی که خطای موقعیت صفر شده، داشته باشیم.

شرح آزمایش

- سیستم حلقه بسته را مطابق شکل ببندید.



بلوک اپ امپ OA150A وظیفه تشکیل سیگنال خطا را برعهده دارد. با توجه به اتصال وارونه پتاسیومتر چرخان ورودی این بلوک تفاضل بین این دو سیگنال (سیگنال خطا) را تولید می کند (چرا؟)

توجه: به وضعیت کلید روی این بلوک توجه کنید تا گین اپ امپ برابر ۱ باشد. بلوک پیش تقویت کننده PA150C با توجه به سیگنال دریافتی از ورودی، در صورت مثبت بودن این سیگنال، خروجی پین ۳ را مثبت و خروجی پین ۴ را صفر می کند. و در صورت منفی بودن این سیگنال خروجی پین ۳ را صفر و خروجی پین ۴ را مثبت می کند. کلید موجود بر روی این بلوک می تواند در سه حالت قرار گیرد. توجه داشته باشید که این کلید روی حالت ac compensation قرار گرفته باشد.

- قبل از روشن نمودن منبع تغذیه، بهره را برابر صفر قرار دهید تا با روشن کردن آن، موتور حرکت نکند.
- حال با چرخش پتانسیومتر ورودی به یک زاویه دلخواه و افزایش بهره، پتانسیومتر خروجی می بایست به زاویه ای نزدیک به زاویه پتانسیومتر ورودی بچرخد.
- برای کاهش خطای حالت دائم می توانیم با افزایش بهره، سیگنال کنترلی را افزایش دهیم تا موتور به آن پاسخ داده و خطا کاهش یابد.
- حال با توجه به اتصالات سیستم، بلوک دیاگرام سیستم حلقه بسته را رسم نمائید و تابع تبدیل حلقه باز و حلقه بسته سیستم را بدست آورید.

توجه: در رسم بلوک دیاگرام به ضریب کاهش جعبه دنده، ضریب زاویه به ولتاژ پتانسیومترها و نیز ضریب تبدیل دور موتور به رادیان بر ثانیه دقت کنید.

نکته: در سیستم کنترل موقعیت، توقف آرام موتور در هر موقعیت، از اهمیت بالایی برخوردار است. اگر فرا جهش (overshoot) اتفاق بیافتد، می بایست سیگنالی برای جبران آن تولید شود. اگر این سیگنال بزرگ باشد (با توجه به بهره سیستم)، رسیدن به توقف آرام، هموار و صحیح، بسیار مشکل می شود و در نهایت سیستم حول نقطه تعادل خود نوسان خواهد کرد. لذا با افزایش بهره، سیستم به سمت ناپایداری سوق پیدا خواهد کرد.

- با توجه به تابع تبدیل به دست آمده، محدوده k_p (بهره تناسبی) را که به ازای آن سیستم فوق میرای بحرانی، فوق میرا و زیر میرا است، بدست آورید.
- حال با قرار دادن پتانسیومتر ورودی در زاویه ۶۰ درجه و پتانسیومتر خروجی در صفر درجه، بهره تناسبی را از ۰/۱ تا ۰/۵ با گام ۰/۱ تغییر داده و مقادیر فراجهش، زمان نشست و خطای حالت ماندگار را در جدول ۳/۲ یادداشت نمائید.

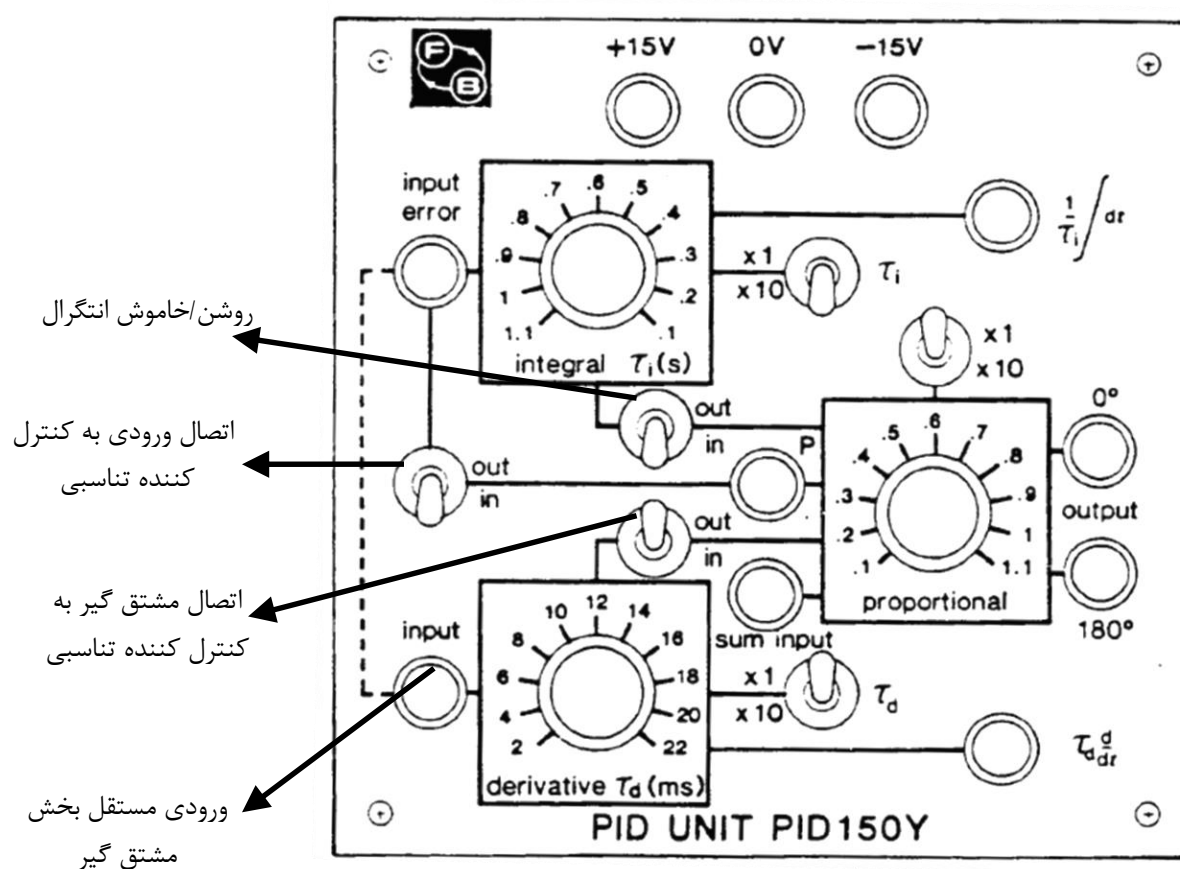
نتیجه گیری

- ۱- مهمترین دلایل برای وجود اختلاف بین پتانسیومتر ورودی و خروجی در کنترل کننده حلقه بسته چیست؟
- ۲- عملکرد کنترل کننده حلقه باز و حلقه بسته را با هم مقایسه کنید.
- ۳- به نظر شما با توجه به تابع تبدیل سیستم، با افزایش بهره تناسبی، سرعت سیستم و میزان فرا جهش آن چه تغییری خواهند کرد؟
- ۴- نتایج بدست آمده از جدول ذیل را با نتایج تئوری مقایسه کنید.

زمان نشت	فراجهش	بهره تناسبی

آزمایش سوم: کنترل موقعیت موتور با کنترل کننده های PI, PD

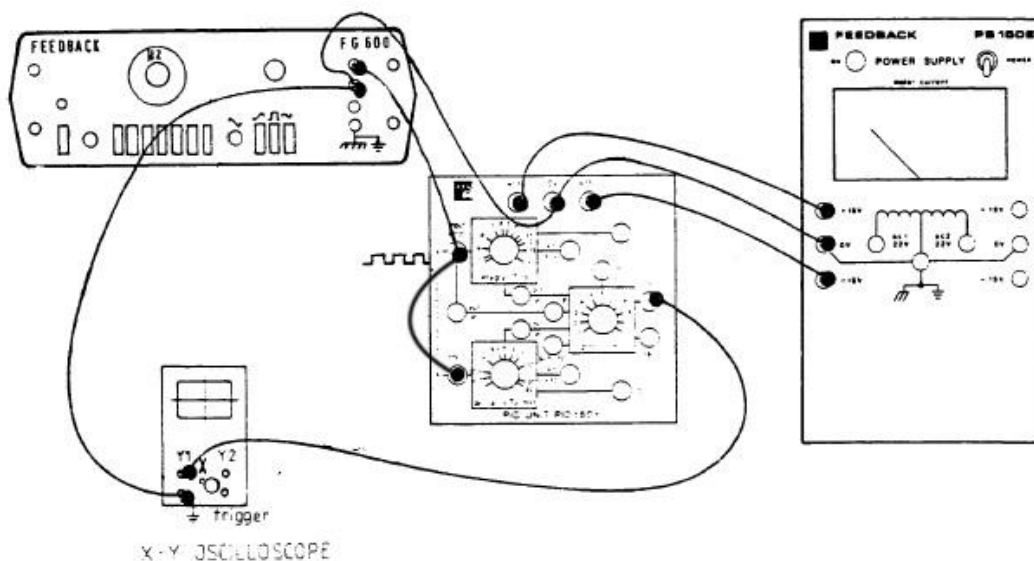
قسمت اول- آشنایی با بلوک PID 150Y



این بلوک وظیفه پیاده سازی کنترل کننده PID را برعهده دارد. بدین ترتیب سیگنال خطا (Deviation) به ورودی input error وارد می شود و با قرار دادن کلید هر قسمت (انتگرال گیر، مشتق گیر و تناسبی) در حالت in می توان خروجی متناسب با آن قسمت را دریافت کرد.

توجه: ورودی قسمت مشتق گیر مستقل از ورودی input error بوده (چرا؟) و در صورت لزوم این دو ورودی باید به هم متصل گردند.

توجه: به منظور استفاده از گین منفی از خروجی ۱۸۰° استفاده نمایید.



شرح آزمایش

- مدار را طبق شکل بالا ببندید.
- با اعمال ورودی پالس مربعی با دامنه $1V_{pp}$ و فرکانس $50Hz$ ، به $input\ error$ ، کلید انتگرال گیر را در حالت out قرار داده و خروجی 0° را به $scope$ متصل نمایید و با تغییر وضعیت پیچ $proportional$ به شکل موج حاصله دقت کنید.
- حال کلید انتگرال گیر را در وضعیت in قرار داده و خروجی را مستقیماً از بخش انتگرال گیر گرفته و چاپ کنید.
- در این مرحله با اعمال موج مثلی به ورودی $input$ خروجی مشتق گیر را مستقیماً به $scope$ متصل نموده، و در نهایت شکل موج ورودی و خروجی مشتق گیر را چاپ کنید.

نتیجه گیری

- ۱- چرا دامنه سیگنال خروجی انتگرال گیر مشاهده شده در مد dc (ورودی $scope$) به طور مداوم در حال کاهش یا افزایش است؟
- ۲- با نوشتن روابط مشتق گیر و انتگرال گیر شکل موج های چاپ شده را توجیه نمایید.

قسمت دوم- کنترل حلقه بسته موقعیت موتور با کنترل کننده مشتق گیر - تناسبی همانگونه که در آزمایش دوم دیدیم، که با افزایش بهره سیستم میزان فرجهش افزایش یافته و با کاهش بهره، سرعت سیستم کاهش می یابد. تابع تبدیل این کنترل کننده می بایست به صورت $K_p(1 + \tau_d s)$ باشد.

مشخصه مطلوب سیستم معمولاً بر اساس میزان فرجهش و زمان نشست سیستم بیان می شوند. با توجه به این مشخصات برای یک سیستم مرتبه دو، می توانیم میزان ξ و ω_n مرتبط با این مشخصات را بدست آوریم. روشهای متعددی برای طراحی کنترل کننده PD ارائه شده است. در ادامه یکی از روشهای متداول با استفاده از روش مکان هندسی عنوان می شود:

روش طراحی

- با استفاده از مقادیر مطلوب پاسخ گذرا ξ و ω_n مرتبط با مشخصات مطلوب را بدست آورید.
- به عنوان مثال اگر زمان نشست و حداکثر فرجهش مطلوب معلوم باشد از روابط زیر می توان ξ و ω_n را بدست آورد.

$$t_s = \frac{\xi}{\xi \omega_n}, \quad MP = 1.0 \cdot e^{-\frac{\pi \xi}{\sqrt{1-\xi^2}}}$$

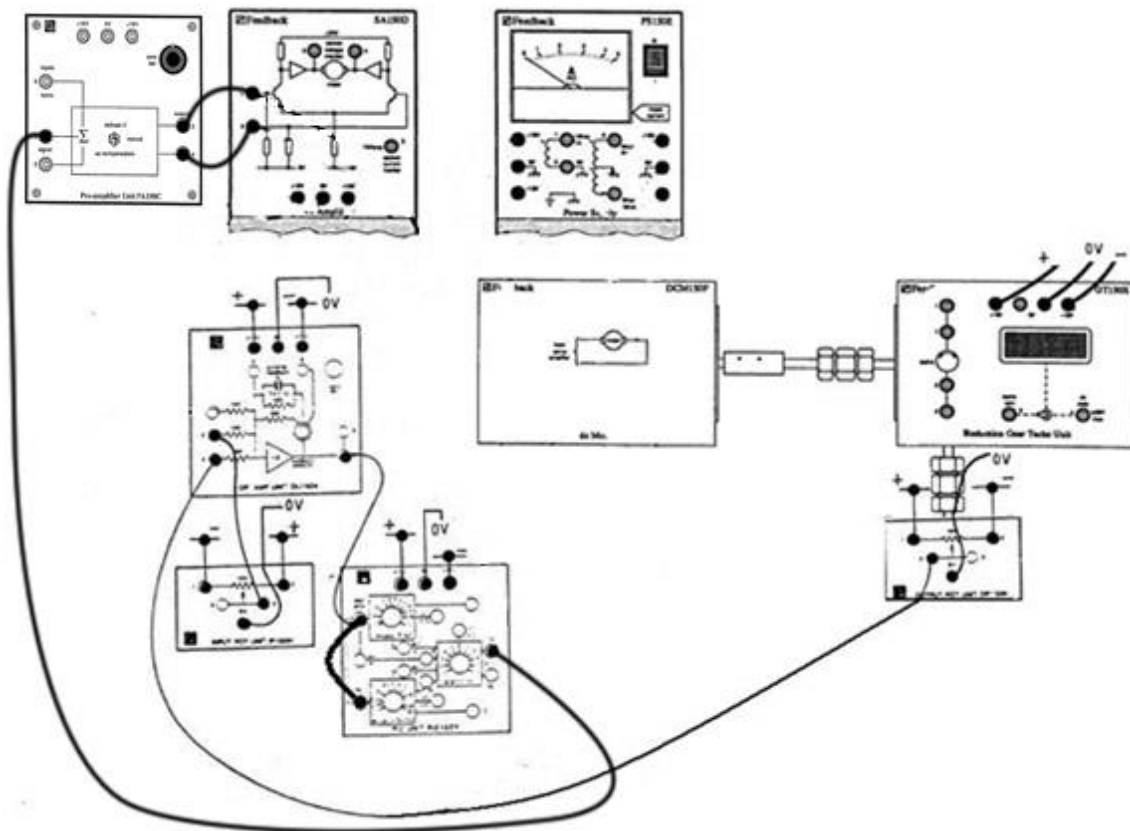
- با استفاده از معادله مشخصه سیستم $s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2 = 0$ قطب های (غالب) مطلوب حلقه بسته را بدست آورید.
- نمودار مکان ریشه سیستم حلقه باز را رسم نمائید.
- کنترل کننده PD را به صورت زیر در نظر بگیرید:

$$k_p + kd \cdot s = k_p \left(1 + \frac{kd}{k_p} s\right) = k_p (1 + \tau_d s)$$

- بنابراین کنترل کننده دارای یک صفر در $s = -\frac{1}{\tau_d}$ می باشد. حال می بایست مکان صفر و بهره k_p را به گونه ای انتخاب نمائیم تا مکان ریشه سیستم از قطب های حلقه بسته مطلوب عبور نماید.
- مکان صفر را با توجه به شرط زاویه در مکان ریشه ها بدست آورید.
 - بهره k_p را با توجه به شرط اندازه بدست آورید.
- توجه: مقادیر ممکن در این سیستم برای τ_d بین ۲ تا ۲۲۰ می باشد.

شرح آزمایش

۱. سیستم حلقه بسته را مطابق شکل ذیل ببینید.



۲. با استفاده از تابع تبدیل بدست آمده، و روش عنوان شده برای طراحی کنترل کننده، یک کنترل کننده PD برای مشخصات زیر طراحی و شبیه سازی نمایید.

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{ثانیه } 0.3 : \text{زمان نشست} \\ 5\% : \text{حداکثر فراجش} \end{array} \right.$$

توجه: با در نظر گرفتن مشخصات غیرخطی بلوک Preamplifier گین بلوک PID را کمتر از مقدار محاسبه شده قرار دهید.

۳. پس از طراحی، با استفاده از نرم افزار MATLAB مکان هندسی ریشه های سیستم حلقه بسته را رسم کرده و نتیجه را به مسئول آزمایشگاه نشان دهید.

۴. کلید وضعیت بلوک PID را در حالت PD قرار دهید.

۵. ضریب کنترل کننده مشتق گیر را تغییر داده و مقادیر فراجش و زمان نشست را در هر حالت اندازه گرفته و جدول انتهای آزمایش را کامل کنید.

نتیجه گیری

۱- با توجه به نمودار مکان ریشه سیستم، اثر افزودن صفر به سیستم حلقه باز را در پاسخ حلقه بسته سیستم را بررسی کرده و با نتایج بدست آمده از روش عملی مقایسه کنید.

قسمت دوم- کنترل حلقه بسته موقعیت موتور با استفاده از کنترل کننده انتگرال گیر- تناسبی

از کنترل کننده PI معمولاً در جهت حذف خطای حالت ماندگار سیستم و حذف اغتشاش استفاده می شود. این کنترل کننده با اضافه نمودن یک قطب در مبدأ و بالا بردن مرتبه سیستم، باعث حذف خطای حالت ماندگار می گردد. تابع تبدیل کنترل PI به صورت $K_p + \frac{K_I}{s}$ می باشد. برای اینکه این کنترل کننده تأثیر زیادی در مکان ریشه های سیستم و پاسخ گذرا نگذارد، می بایست صفر آنرا نیز نزدیک به مبدأ انتخاب کنیم تا کاهش زاویه ای که به سیستم اعمال می شود، قابل صرف نظر کردن باشد. کنترل کننده PI را به صورت زیر در نظر بگیرید:

$$K_p + \frac{K_I}{s} = K_p \left(1 + \frac{\frac{K_I}{s}}{K_p} \right) = K_p \left(1 + \frac{1}{\tau_i s} \right) = K_p \left(\frac{\tau_i s + 1}{\tau_i s} \right)$$

همانگونه که می بینیم کنترل کننده فوق دارای یک صفر در $s = -\frac{1}{\tau_i}$ و یک قطب در $s=0$ بوده و بهره dc آن برابر k_p می باشد.

نکته: در طراحی کنترل کننده انتگرالگیر فرض بر این است که پاسخ گذرای سیستم مطلوب است و تنها بهبود پاسخ ماندگار با حفظ پاسخ گذرا، مطلوب می باشد. در ادامه یکی از روشهای طراحی کنترل کننده PI با استفاده از روش مکان هندسی بیان شده است:

روش طراحی

- ۲- ابتدا مکان ریشه های سیستم کنترل نشده را رسم نمائید.
- ۳- با توجه به مشخصات مطلوب مکان ریشه های مطلوب را پیدا کنید.
- ۴- با فرض اینکه قطبهای مطلوب متعلق به مکان ریشه ها هستند (در غیر این صورت باید ابتدا یک کنترل کننده PD طراحی کنید)، یک قطب در مبدأ اضافه نمائید.

- ۵- یک صفر در نزدیکی مبدأ به گونه‌ای اضافه نمائید که زاویه صفر و قطب کوچک (کمتر از 10°) باشد و تغییر شکل مکان ریشه‌های جدید، قابل صرفنظر باشد.
- ۶- آنگاه با توجه به شرط اندازه، مقدار k_p را محاسبه نمائید.

در این قسمت با فرض اینکه پاسخ گذرای مطلوب با استفاده از کنترل کننده مشتق گیر قسمت قبل به دست آمده، کنترل کننده انتگرال گیری به آن اضافه می‌کنیم که خطای ماندگار را صفر کند.

شرح آزمایش

- ۱- سیستم حلقه بسته با کنترل کننده انتگرال گیر را مطابق شکل ۲۳/۲ ببندید.
- ۲- کلید وضعیت واحد PID را در حالت PID قرار دهید
- ۳- با استفاده از روش عنوان شده ضرایب کنترل کننده انتگرال گیر را محاسبه کنید.
- ۴- حال کنترل کننده بدست آمده را پس از شبیه‌سازی، به سیستم واقعی اعمال نمائید و نتایج بدست آمده را ثبت نمایید.
- ۵- پس از طراحی، با استفاده از نرم‌افزار MATLAB مکان هندسی ریشه‌های سیستم حلقه بسته را رسم کرده و نتیجه را به مسئول آزمایشگاه نشان دهید.
- ۶- آیا می‌توانیم ضرایب کنترل کننده را به گونه‌ای تعیین نمائیم که سرعت و فراجاهش هر دو بهبود یابند؟ چرا؟
- ۷- آزمایش را برای ضرایب دیگر کنترل کننده انتگرال گیر تکرار و تاثیر این تغییر را توجیه کنید.

نتیجه گیری

- ۱- نتایج عملی و تئوری را با هم مقایسه و بحث نمائید.

τ_d	زمان نشست	حداکثر فراجاهش

آزمایش چهارم: کنترل سرعت حلقه بسته موتور

هدف

هدف از این آزمایش کنترل حلقه بسته سرعت با کنترل کننده تناسبی است.

شرح آزمایش

در آزمایش قبلی، نحوه عملکرد سیستم کنترل حلقه بسته موقعیت را مورد بررسی قرار دادیم. در این آزمایش، به کنترل سرعت موتور از طریق فراهم نمودن یک سیستم حلقه بسته خواهیم پرداخت.

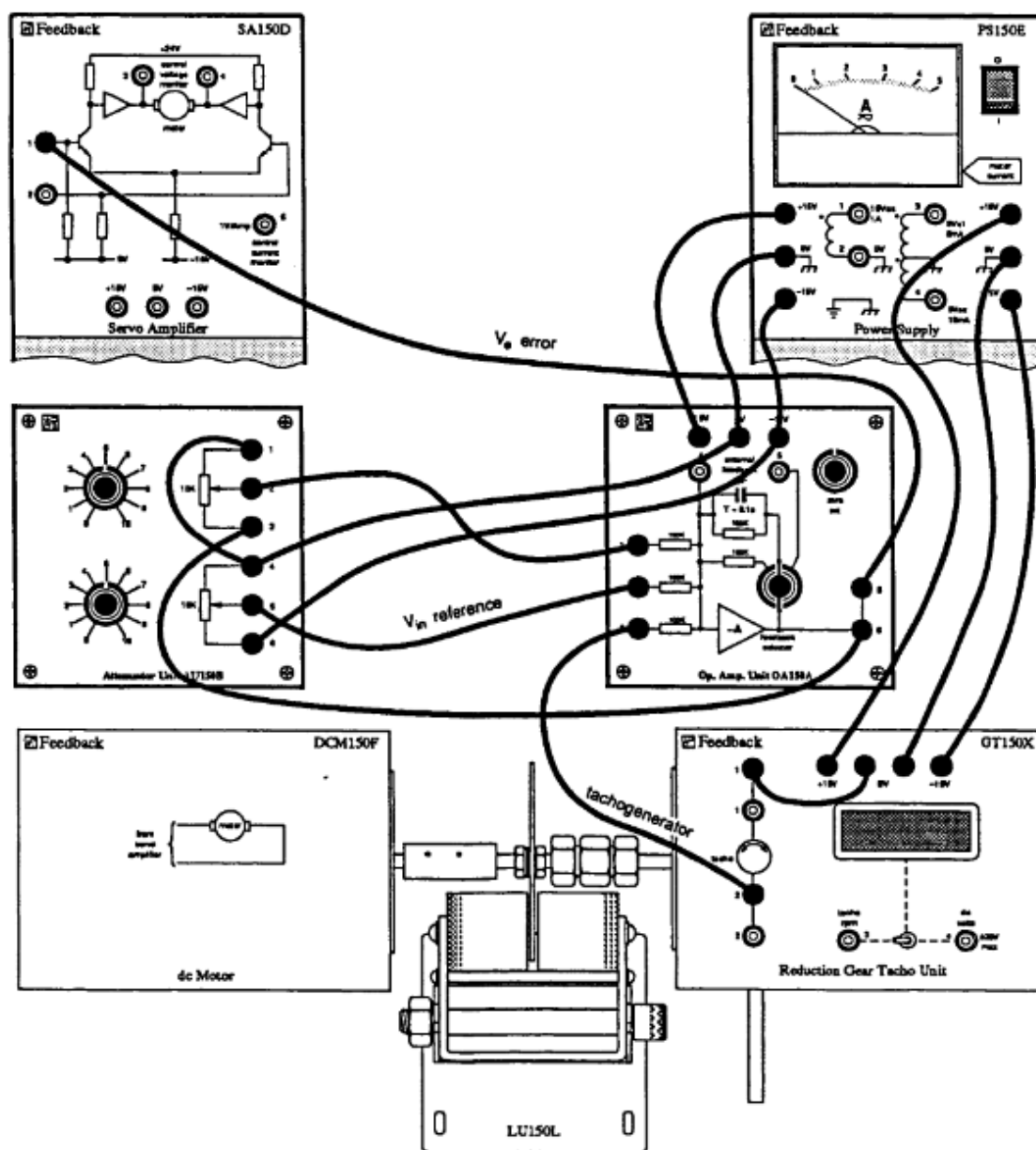
در آزمایش اول، مشخصه سرعت - ولتاژ موتور را بدست آوردیم. این بدان معنی است که بدون هیچ گونه باری، می‌توانیم موتور را با تغییر ولتاژ ورودی به سرعت دلخواه خود (در محدوده سرعت مجاز) برسانیم.

سوال: با توجه به مشخصه گشتاور - ولتاژ موتور در آزمایش اول، اگر بر روی شفت موتور بار متغیر قرار دهیم، چه اتفاقی خواهد افتاد؟

با توجه به پاسخ سوال فوق، در این آزمایش بهبود حاصل از بستن حلقه و ایجاد فیدبک را در کنترل سرعت نشان می‌دهیم. در این حالت، سرعت واقعی با سرعت مطلوب مقایسه شده (از طریق واحد آپ-امپ) و سیگنال خطا را تولید خواهد نمود که این سیگنال به تقویت کننده سرو فرستاده شده و موتور را در سرعت مورد نظر می‌چرخاند.

در ابتدا، یک سیگنال متناسب با سرعت را که از تاکو ژنراتور بدست می‌آید به واحد مقایسه کننده (آپ امپ) فرستاده و آنرا با سیگنال مرجع با قطبیت معکوس مقایسه می‌نمائیم و سیگنال خروجی را به یکی از پتانسیومترهای واحد تضعیف کننده اعمال می‌کنیم و خروجی آن را (سیگنال خطای تقویت شده) به تقویت کننده سرو اعمال می‌نمائیم. سیگنال مرجع را می‌توانیم توسط پتانسیومترهای بهره، به صورت کسری از سیگنال منبع تغذیه انتخاب نمائیم.

- مدار را مطابق شکل ذیل و بدون ترمز مغناطیسی ببندید.



- در واحد آپ امپ، کلید انتخاب فیدبک را روی حالت External Feedback قرار دهید.
- قبل از اتصال تاکو ژنراتور به ورودی آپ امپ، تغذیه را روشن نموده و ولتاژ مرجع را افزایش دهید تا زمانی که موتور شروع به چرخش نماید.

توجه: به مقدار zero set در واحد آپ امپ توجه کنید. در صورتی که ورودی صفر است، خروجی نیز باید برابر صفر باشد.

توجه: پلاریته ولتاژ رفرنس باید در جهت معکوس نسبت به ولتاژ تاکوژنراتور اعمال شود. قبل از اتصال موتور، از صحت سیگنال خطا مطمئن شوید.

- حال ولتاژ مرجع را صفر کرده و با افزایش تدریجی این ولتاژ، جدول انتهایی را کامل نمایید.
- در ادامه با اعمال بار بر روی موتور، به ازای دو مقدار بار مختلف قسمت قبل را تکرار کنید.

نتیجه گیری

۱. ولتاژ خطا را برحسب سرعت در حالت بی باری رسم نمائید.
۲. اگر اتصال تا کوژنراتور برعکس بسته می‌شد، چه اتفاقی می‌افتاد و چه نوع فیدبکی ایجاد می‌شد؟
۳. تغییر دادن بار چه تاثیری بر مشخصه سرعت موتور داشت؟ توضیح دهید.
۴. دلایل وجود خطا بین مقدار ولتاژ تا کوژنراتور و ولتاژ رفرنس در حالت ماندگار چیست؟
۵. دیاگرام بلوکی سیستم را رسم کنید.

ولتاژ مرجع	ولتاژ تا کو	ولتاژ خطا	سرعت rpm