

$$\otimes C(s) = \frac{1}{s} - \frac{1}{s + 1/\tau}$$

$$\otimes c(t) = 1 - e^{-t/\tau} \rightarrow \text{referans çıkışı gösterir}$$

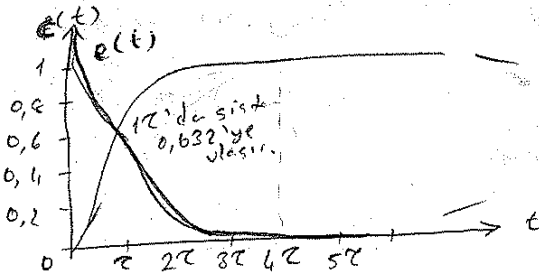
$t=0$	\Rightarrow	$c(t)=0$
$t=\tau$	\Rightarrow	$c(t)=0.632$
$t=2\tau$	\Rightarrow	$c(t)=0.865$
$t=3\tau$	\Rightarrow	$c(t)=0.950$
$t=4\tau$	\Rightarrow	$c(t)=0.982$
$t=\infty$	\Rightarrow	$c(t)=1$

τ zaman sabiti olup, 1. dereceden sistemde 1τ zamanında çıkışın olması gerekir. 2τ 'de %86 v.s. ulaşır.

τ ne kadar küçükse sistemin hızı artar. (ama tepkinin kontrolü zorlaşır.)

1. dereceden bir sistemde ölçme yapabilmek için 4τ kadar beklemek gerekir. (%98 doğruluk isteriyorsa)

4τ 'de %2, 3τ 'de %5 hata ile sistem çıkışı ölçülebilir.



$$\otimes e(t) = r(t) - c(t)$$

$$\Rightarrow e(t) = t - (1 - e^{-t/\tau})$$

$\Rightarrow e(t) = e^{-t/\tau}$ Yani $t \rightarrow \infty$ giderken $e(t)$ (hata) 0'a eşit olacaktır.

Havuzdaki c ne kadar küçükse sistem çıkışı (su çıkışı) daha hızlı olacaktır. Çünkü, zaman sabiti küçülür.

Bir $1e$ üssü ile ifade eder 1 üssünü -1 yapacak değere τ verir.

RAMPA CEVABI

$$C(s) = \frac{1/\tau}{(s+1/\tau)} \cdot \frac{1}{s^2} \quad \left(\begin{array}{l} \text{KURULU} \\ \text{Laplace} \\ \text{Tablosundan} \end{array} \right)$$

$$C(s) = \frac{A}{s^2} + \frac{B}{s} + \frac{C}{(s+1/\tau)}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} \left[s^2 \frac{1/\tau}{(s+1/\tau)s^2} \right] = 1$$

$$B = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left[s^2 \frac{1/\tau}{(s+1/\tau)s^2} \right]$$

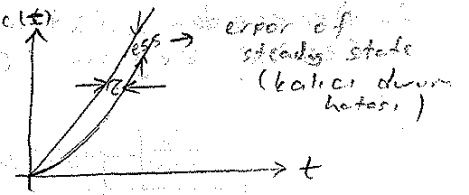
$$\Rightarrow B = \lim_{s \rightarrow 0} \left[\frac{0(s+1/\tau) - 1 \cdot \frac{1}{\tau}}{(s+1/\tau)^2} \right] = -\tau$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -1/\tau} \left[(s+1/\tau) \frac{1/\tau}{(s+1/\tau)s^2} \right] = \tau$$

$$C(s) = \frac{1}{s^2} - \frac{\tau}{s} + \frac{\tau}{s+1/\tau}$$

$$\otimes c(t) = t - \tau + \tau e^{-t/\tau}$$

Zaman sonsuza giderken e üstü terimlerle gider ve sonsuza kadar mutlak sistemin rampa cevabı ile ideal rampa arasında 1τ kadar aralık (hata) kalır. Kesintile rampa cevabı, ideal rampa üzerine oturmaz.



Birim basamaklı sistem referansa sonsuza da oturur ama, birim rampa da oturamaz. Mutlak aralık farkı olur.

$$e(t) = r(t) - c(t) = t - (t - \tau + \tau e^{-t/\tau}) = \tau - \tau e^{-t/\tau}$$

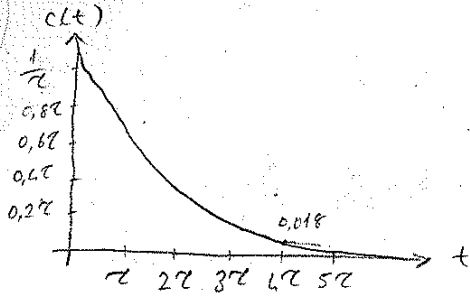
$$\Rightarrow e(t) = \tau(1 - e^{-t/\tau})$$

$t \rightarrow \infty \Rightarrow e(t) = \tau$
kaldırıldı
kaldırıldı
sonsuzda
birim rampa için hata

IMPULSE (ANI DARBE) CEVABI

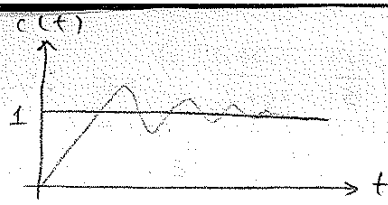
$$C(s) = \frac{1/\tau}{(s + 1/\tau)} \cdot 1$$

$$\Rightarrow c(t) = \frac{1}{\tau} \cdot e^{-t/\tau}$$



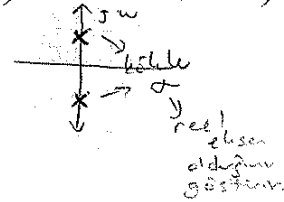
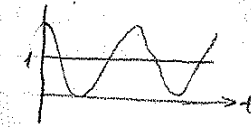
Lütfen Herkese Selam olsun

mesela bir hücresinin ξ 'si 0 ve bir dukkan banyosu gibidir. Saniye saniye olarak ölçülür.



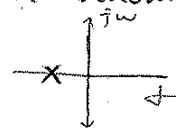
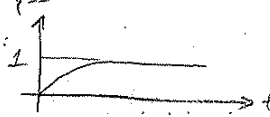
1) Kisi $\Rightarrow \xi = 0$ ise (sönümsüz hal)

$$s_{1,2} = \pm j\omega_n$$



2) $\xi = 1$ (kritik sönümlü hal)

$$s_1 = -\omega_n$$

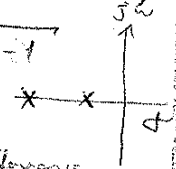
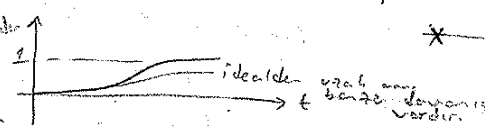


Bir havuza birim impulse uygulandı anda su bir anda dökmek istendiği iştir.

Varanın kapalı olması 2. mün olmaması yani $\tau = 0$ dir. Varsa ne kadar çok acılırsa ideal rampaya o kadar çok τ geriden takip eder. Peki rampa cevabında ilk kısım iştir ne yorum yapabiliriz? O kısım varsa oaki olduğu düşünülerek bir yardım havuzun boşalması ve bir yardım da dolması düşünülebilir.

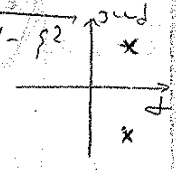
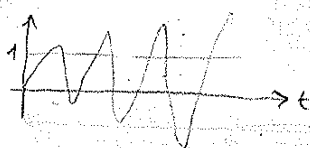
3) $\xi > 1$ (aşırı sönümlü hal)

$$s_{1,2} = -\xi\omega_n \pm \omega_n \sqrt{\xi^2 - 1}$$



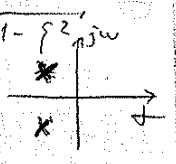
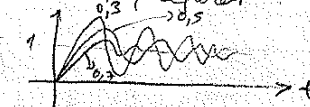
4) $\xi < 0$ (negatif sönümlü hal)

$$s_{1,2} = +\xi\omega_n \pm j\omega_n \sqrt{1 - \xi^2}$$



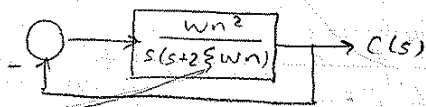
5) $0 < \xi < 1$ (az sönümlü hal)

$$s_{1,2} = -\xi\omega_n \pm j\omega_n \sqrt{1 - \xi^2}$$

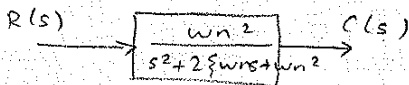


ξ degeri yükseldikçe iyidir ama 0 ile 1 arasında olmalıdır.

2. Dereceden Sistemlerin Geçici Regim Cevabı



kisi diye olur (sönüm katsayısı)



$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{wn^2}{s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2}$$

$$s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2 = 0$$

$$s_{1,2} = -\xi\omega_n \pm j\omega_n \sqrt{1 - \xi^2}$$

$$\alpha = \xi\omega_n \quad \omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2}$$

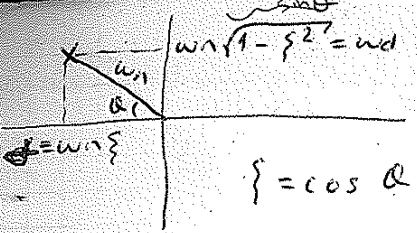
$$s_{1,2} = -\alpha \pm j\omega_d$$

Bir genelleştirme 2. derece sistemler için geçerli değil. Yani bir motor bile bu alınmaz.

kritik sönümlü hal için sönüm katsayısı 1 olmalıdır.

Kontrolün amacı kökle imajine eklenen olabilirliği uzaklaştırmaktır ama bunu da sol tarafta yapılmalıdır.

2. derece sistemi 1. derece gibi kullanmaya çalışmak sistemi zarlama gerektirir. Peki kullanılmaz?



$\xi = \cos Q$

kök imajiner elemanla yapılabiliyor. osilasyon basla kontrol zayıflar. kök reel elemanla yapıyor. 1. basamak gibi davranır ama birim üzer bu birim isinini getirir.

$e(t)$ 'yi bulalım
 $r(t) = 1$ dir. referans elemanıdır.
 $e(t) = r(t) - c(t)$
 $e(t) = 1 - (1 - e^{-\xi \omega_n t})$
 $\Rightarrow e(t) = \frac{e^{-\xi \omega_n t} - 1}{-1}$

Köbün orijine uzaklığına (ω_n 'nin) yatayla yaptığımız (Q'nun) boşlukta sönüm katsayısı, (kisi, ξ) deriz.

Ağırı sönümlü sistemin birim basamak girişinde olan cevabını bulup, birim basamak girişi izleyip izlenemediğini ($e(t)$ 'nin ∞ 'de bir durumu gözleyip sıfır, 0) olup olmadığını bakmalıdır ama.

Exp: $\xi = 1$ ise $\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2}$
 $\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{\omega_n^2}{(s + \omega_n)^2}$

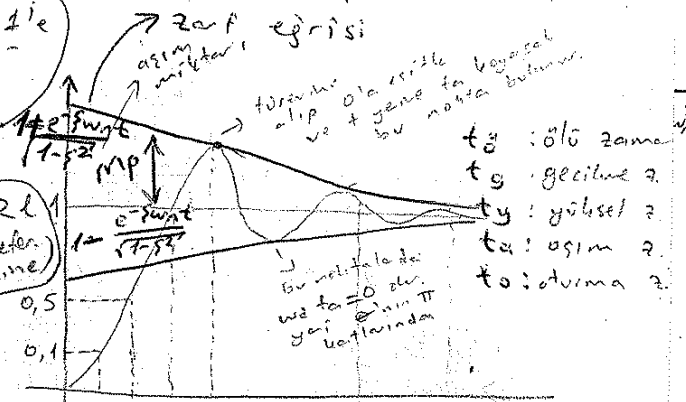
$\Rightarrow C(s) = \frac{1}{s} \frac{\omega_n^2}{(s + \omega_n)^2}$
 $\Rightarrow c(t) = 1 - e^{-\omega_n t} (1 + \omega_n t)$

Not: Kontrolçüde amaç, sensörün de $e(t)$ 'nin (hatanın) 0 olmasıdır.

$t \rightarrow \infty$ giderken $c(t) \rightarrow 1$ e gider yani birim basamağa ulaşır.
 2) durumu görmüş oldu

Exp: $\xi < 1$ ise

$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + \omega_n^2}$ ve $R(s) = \frac{1}{s}$ (Referans line)
 $\Rightarrow C(s) = \frac{\omega_n^2}{(s^2 + \omega_n^2)s}$
 $\Rightarrow c(t) = 1 - \cos \omega_n t \Rightarrow$ 1) durumu görmüş oldu



Exp: $0 < \xi < 1$ olmalı ise,

$s_{1,2} = -\xi\omega_n \pm j\omega_n\sqrt{1-\xi^2}$
 $s_{1,2} = -\alpha \pm j\omega_d$

$C(s) = \frac{\omega_n^2}{(s + \xi\omega_n + j\omega_d)(s + \xi\omega_n - j\omega_d)} \frac{1}{s}$
 $\Rightarrow C(s) = \frac{A}{s} + \frac{Kc}{(s + \xi\omega_n - j\omega_d)} + \frac{Kc - 1}{(s + \xi\omega_n + j\omega_d)}$

$\Rightarrow c(t) = 1 - \frac{e^{-\xi\omega_n t}}{\sqrt{1-\xi^2}} \sin(\omega_d t + Q)$
 $Q = \tan^{-1} \frac{\sqrt{1-\xi^2}}{\xi}$

$\Rightarrow c(t) = 1 - e^{-\xi\omega_n t} \left(\cos \omega_d t + \frac{\xi}{\sqrt{1-\xi^2}} \sin \omega_d t \right)$

Gecikme zamanı (delay time) (t_g, t_d)
 $t_g = \frac{1 + 0.7\xi}{\omega_n}$

Yükselme zamanı (rise time) (t_r, t_y)
 $t_y = \frac{1}{\omega_d} \tan^{-1} \frac{\sqrt{1-\xi^2}}{\xi}$

veya $t_y = \frac{\pi - \beta}{\omega_d}$ $\beta = \tan^{-1} \frac{\omega_d}{\xi}$
 $\omega_d = \omega_n \sqrt{1-\xi^2}$

\Rightarrow 2) durumunu görmüş oldu

$t_g = \frac{1 + 0.7\xi}{\omega_n}$
 $t_y = \frac{\pi - \beta}{\omega_d}$ ($\beta = \tan^{-1} \frac{\omega_d}{\xi}$)
 $\omega_d = \omega_n \sqrt{1-\xi^2}$

Aşım (Mp) → Hata
 Aşım Zamanı (Magn of Peak Time) (ta) ⇒ 0 = e^{-ξωnt} (cos ωdt + \frac{ξ}{\sqrt{1-ξ^2}} sin ωdt)

t_a = \frac{\pi}{\omega d} \quad M_p = e^{-\frac{\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}}

(Oturma) Yerleşme Zamanı (t_0) [Setting Time (t_s)]
 bir nokta bu kullandırı (yerleşme kullandırı) (cos ωdt + \frac{ξ}{\sqrt{1-ξ^2}} sin ωdt) = 0

%2'ye göre ⇒ t_0 = \frac{4}{ξ}

%5'e göre ⇒ t_0 = \frac{3}{ξ}

Exp: Burada max maliz etmel depi nasil sistem anliyord
 referans noktasında alitiğini gösterir max noktayı bulmal için görevini alip (1. derece olacakt) t_0'yi yeme koymak lazim bu ifade de.

\frac{sin ωdt}{cos ωdt} = \frac{-\sqrt{1-ξ^2}}{ξ}

tan ωdt

⇒ tan ωdt = -\frac{\sqrt{1-ξ^2}}{ξ}

t_y = \frac{1}{\omega d} \tan^{-1} \left(-\frac{\sqrt{1-ξ^2}}{ξ} \right)

c(t) = 1 - \frac{e^{-ξ\omega nt}}{\sqrt{1-ξ^2}} \sin(\omega dt + \tan^{-1} \frac{\sqrt{1-ξ^2}}{ξ})

0 zaman birim basamak uygulayalım c(t)'ye

C(s) = \frac{1}{s} \frac{\omega_n^2}{s(s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2)}

⇒ \frac{dc(t)}{dt} \Big|_{t=t_0} = \frac{(\sin \omega dt) \omega_n}{\sqrt{1-\xi^2}} e^{-\xi\omega nt} = 0

\omega d t_a = \pi ⇒ t_a = \frac{\pi}{\omega d}

0, \pi, 2\pi - noktalar elestrinin olup, türevi burda 0'da sıfır olur. bu noktalar sıfıra eşitlenir bu noktaları bulmuş oluruz. %5 sonra geliler kontrol için.

bu formülü adan bir bulmuş.

c(t) = 1 - e^{-\xi\omega nt} \left(\cos \omega dt + \frac{\xi}{\sqrt{1-\xi^2}} \sin \omega dt \right)

c(t) = 1 - e^{-\xi\omega nt}

c(t) = 1 + e^{-\xi\omega nt}

M_p = c(t) - 1

M_p = e^{-\xi\omega nt}

M_p = e^{-\xi\omega n \frac{\pi}{\omega d}} ⇒ M_p = e^{-\frac{\xi\pi}{\sqrt{1-\xi^2}}}

Exp: t_y'nin tanımını bulmal için sinyalın 1 olduğu noktayı bulmal, y=1.2 (sinyalın ilk 1 olduğu nokta) 0 zaman bu sistemin fonks. ile eşitleriz.

1 = 1 - e^{-\xi\omega nt} \left(\cos \omega dt + \frac{\xi}{\sqrt{1-\xi^2}} \sin \omega dt \right)

Exp: Zarf eğrisi bu ifadelerden çıkar ve eğriyi ieme alır.

üstü ifadenin üssünü -1 yapan değeri (zama sabitini) bulalım.

e^{-\xi\omega nt} ⇒ üstü ifade

-\xi\omega nt = -1

⇒ t = \frac{1}{\xi\omega n}

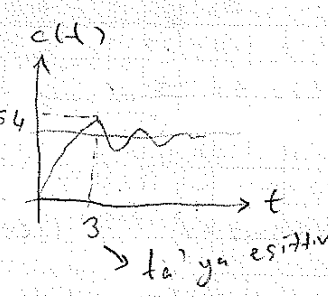
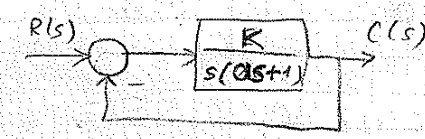
⇒ \tau = \frac{1}{\xi\omega n}

bu 3\tau, 4\tau'lar tabloda bulunur. b: 1 d: 3\tau geçmeli. %5 için 3\tau

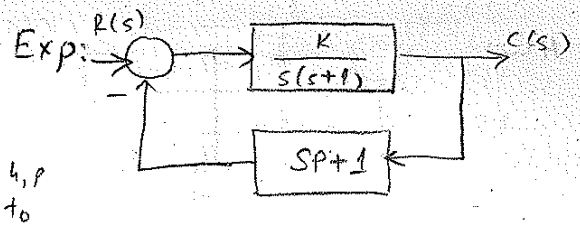
%5 ⇒ 3\tau ⇒ t_0 = 3\tau = \frac{3}{\xi\omega n}

%2 ⇒ 4\tau ⇒ t_0 = 4\tau = \frac{4}{\xi\omega n}

Exp:



Aşağıda blok diyagramı ve birim basam. cevabı verilen sistemin K ve α değerini ve %5 kritere göre oturma zamanını bulunuz.



Ans:
$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s^2 + s + K}$$

$$\Rightarrow \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\frac{K}{\alpha}}{s^2 + \frac{s}{\alpha} + \frac{K}{\alpha}} = \frac{K}{s^2 + s + K}$$

$$\Rightarrow \omega_n^2 = \frac{K}{\alpha} \text{ ve } 2\zeta\omega_n = \frac{1}{\alpha}$$

$$M_p = \frac{C(t)_{mp}}{1} = e^{-\frac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow 0,254 = e^{-\frac{3,14 \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow \ln 0,254 = \frac{-3,14 \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\Rightarrow \zeta^2 = 0,159 \Rightarrow \zeta = 0,4$$

$$t_d = \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$t_d = 3$$

$$\Rightarrow 3 = \frac{3,14}{\omega_n \sqrt{1-0,159}}$$

$$\Rightarrow \omega_n = 1,142$$

$$\alpha = \frac{1}{2\zeta\omega_n} = \frac{1}{2 \cdot 0,4 \cdot 1,142}$$

$$\Rightarrow \alpha = 1,29 \text{ sn}$$

$$K = \omega_n^2 \alpha \Rightarrow K = (1,142)^2 (1,29)$$

$$\Rightarrow K = 1,42$$

$$\tau = \frac{1}{\zeta\omega_n} = \frac{1}{(0,4)(1,142)}$$

$$\Rightarrow \tau = 2,19 \text{ sn}$$

%5 için $3\tau = 3 \cdot 2,19 = 6,56 \text{ sn}$ gerek.

$t_d = 1 \text{ sn}$
 $M_p = 0,4$
 %5'e göre K, P, t_d, ζ değerlerini bulunuz.

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s(s+1)}$$

$$\Rightarrow \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{1}{s^2 + s(PK+1) + K}$$

Sadeleştirilene yapmadan yazınız.

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s^2 + s(PK+1) + K} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

$$K = \omega_n^2$$

$$PK+1 = 2\zeta\omega_n$$

$$M_p = e^{-\frac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow 0,4 = e^{-\frac{3,14 \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow \ln 0,4 = \frac{-3,14 \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\Rightarrow \zeta = 0,28$$

$$t_d = \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\Rightarrow 1 = \frac{3,14}{\omega_n \sqrt{1-0,28^2}}$$

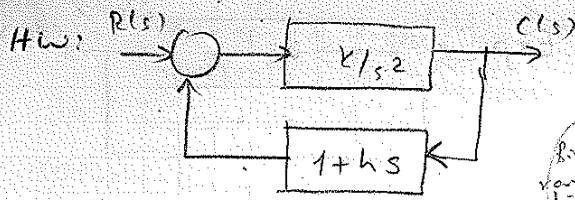
$$\Rightarrow \omega_n = 3,27$$

$$K = \omega_n^2 \Rightarrow K = 10,71$$

$$PK+1 = 2\zeta\omega_n \Rightarrow P = 0,265$$

%5 için $3\tau = 3 \cdot \frac{1}{\zeta\omega_n}$
 $\Rightarrow t_d = 3,27 \text{ sn}$
 oturma zamanı

bu ifade aslında bir 2. derecedendir.
 payda kısmında sadeleştirilene yazınız.
 payda kısmında sadeleştirilene yazınız.
 payda kısmında sadeleştirilene yazınız.
 payda kısmında sadeleştirilene yazınız.
 payda kısmında sadeleştirilene yazınız.



Birbir basamak girişinde max aşım %25 (ref ± itaolu) edilir ve $0,25 = M_p$ olur ise ve $t_{a0,25}$ ise K, h, t_0 ve ζ değerlerini %2 oturma için bulunur.

Ans:
$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s^2 + \frac{K}{s^2}(1+hs)}$$

$$= \frac{K}{s^2 + Khs + K}$$

$$\Rightarrow \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{K}{s^2 + Khs + K}$$

$$\Rightarrow \omega_n^2 = K$$

$$\Rightarrow Kh = 2\zeta\omega_n$$

$$M_p = e^{-\frac{\pi\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow 0,25 = e^{-\frac{3,14\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow \ln 0,25 = -\frac{3,14\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\Rightarrow \frac{\zeta^2}{1-\zeta^2} = 0,195$$

$$\Rightarrow 1,195\zeta^2 - 0,195 = 0$$

$$\Rightarrow \zeta = 0,4$$

$$\sqrt{2} t_a = \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\Rightarrow 2 = \frac{3,14}{\omega_n \sqrt{1-0,16}}$$

$$\omega_n = 1,71$$

$$\Rightarrow K = \omega_n^2 = 2,93$$

$$Kh = 2\zeta\omega_n \Rightarrow h = 0,47$$

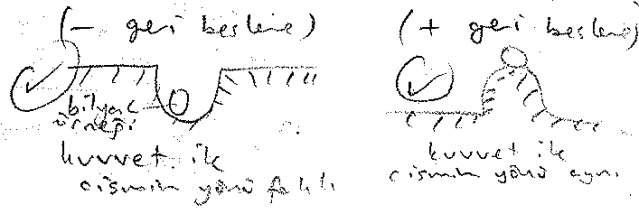
$$t_c = \frac{1}{\zeta\omega_n} = 1,66sn \Rightarrow \%2$$
 için $2\tau = 2,92sn$ geç

Kararlılık Analizi:

Zaman sınırsız girdilerle sınırlı bir sisteme belirli sınırlı bir çıkış elde edilirse "sistem kararlıdır." denir.

Bir basamak girişinde max aşım %25 (ref ± itaolu) edilir ve $0,25 = M_p$ olur ise ve $t_{a0,25}$ ise K, h, t_0 ve ζ değerlerini %2 oturma için bulunur.

Bir sistemin kararlılık olması için sistemin kökleri y ekseninin sol tarafında olmalıdır.



(- geri besleme) (+ geri besleme)
 (kuvvet ile cismin yavaşlığı) (kuvvet ile cismin yavaşlığı)
 (kuvvet ile cismin yavaşlığı) (kuvvet ile cismin yavaşlığı)
 (kuvvet ile cismin yavaşlığı) (kuvvet ile cismin yavaşlığı)

Kararlılık analizi için sistemin transfer fonksiyonunun kökleri bulunur. Kökler solda ise sistem kararlı sağda ise kararsızdır.

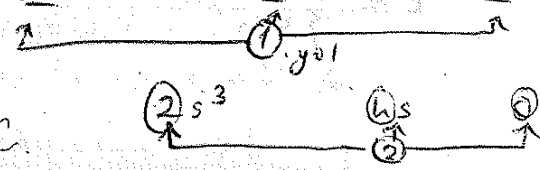
Sistem 5. veya 6. derecede ise nasıl bulacağız? İste sarm burada belirir?

Kökler kökleri bulma işlemi Ruffini bölümü adının sadece s deneminde kullanılan sistemin kararlılık analizi yöntemi ile yapılır. Bir tabloda yarılar ile bu yöntemde kökleri bulmanın adımları vardır.

$$s^4 + 2s^3 + s^2 + 4s + 2 = 0$$

Bu sistemin köklerini bularak kararlılığa bakalım.

$$1s^4 + 2s^3 + 1s^2 + 4s + 2 = 0$$



Bir sistemin kararlı olabilmesi için ilk sütunda hiç değişim (+ → -'ye veya - → +'ya) yoksa ya da hepsi - (eksi) ise sistem **KARARSIZ** dir denilir.

Yollar:

①	s^4	1	1	2	bunları (ilk iki taneyi) direkt yazalım. sağ
②	s^3	2	4	0	
③	s^2	-1	2		bunları determinant hesabı ile bir bulmuşuz
	s^1	8	0		
	s^0	2			

$$s^2 \Rightarrow -1 = \frac{2 \cdot 1 - 1 \cdot 4}{2}$$

$$2 = \frac{2 \cdot 2 - 1 \cdot 0}{2}$$

$$s^1 \Rightarrow 8 = \frac{(-1) \cdot 4 - 2 \cdot 2}{-1}$$

$$0 = \frac{(-1) \cdot 0 - 2 \cdot 0}{-1}$$

$$s^0 \Rightarrow 2 = \frac{8 \cdot 2 - (-1) \cdot 0}{8}$$

~~1, 2, -1, 8, 2~~ satırında işaret değişimi 2 tane olduğu için (2 → -1 ve -1 → 8'e)

2 kökü s düzleminin sağında olur. (Toplam 4 kökü var.)

Bu sistem **KARARSIZ** dir.

Not: $-2s^4 + \dots$ Bu sistem direkt kararsızdır diyebiliriz, çünkü s^4 'ün katsayısı negatiftir.

Exp: $2s^4 + s^3 + 3s^2 + 5s + 10 = 0$

s^4	2	3	10	$a_1 = \frac{1 \cdot 3 - 2 \cdot 5}{1} = -7$
s^3	1	5	0	$a_2 = \frac{1 \cdot 10 - 2 \cdot 0}{1} = 10$
s^2	$a_1 = 7$	$a_2 = 10$		$b_1 = \frac{-7 \cdot 5 - 10 \cdot 0}{-7} = 6,43$
s^1	$b_1 = 6,43$	$b_2 = 0$		$b_2 = \frac{7 \cdot 0 - 1 \cdot 0}{-2} = 0$
s^0	$c_1 = 10$			$c_1 = \frac{6,43 \cdot 10 - 7 \cdot 0}{6,43} = 10$

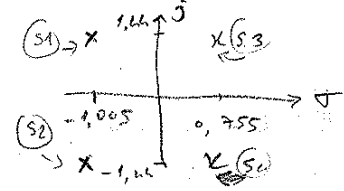
Bu denklemin kökleri MathLab programını kullanarak bulursak,

$$s_{12} = -1,0005 \pm j 0,9331$$

$$s_{34} = 0,755 \pm j 1,4644$$

olarak bulunmuş olsun.

Görüldüğü gibi 2 tane kökü vardır. Yani sistem kararsızdır.



"Routh-Hurwitz" yöntemi sistemin köklerini değil kararlılığı hakkında işaretlere bakarak yorumda bulunmamıza yarar. (Kökleri MathLab'ten bulduk.)

Exp: $s^5 + 2s^4 + 2s^3 + 4s^2 + 11s + 10 = 0$

Bu sistemin kararlılığı hakkında yorum yapınız. Ans: Bu sistemin kökleri pozitif dir. (Eksik kökleri bulun.)

s^5	1	2	11
s^4	2	4	10
s^3	$a_1 = 8$	$a_2 = 6$	0
s^2	$b_1 = -12$	$b_2 = 10$	
s^1	$c_1 = 6$		
s^0	$d_1 = 10$		

2 kez değişim var. Sistem **KARARSIZ** dir.

ilk kolonda 0 çıkarsa onda bir sonsuz daha veririz ve E deriz. (E = 0,00000...0004 gibi bir sayıdır.)

$$a_1 = \frac{2 \cdot 2 - 1 \cdot 4}{2} = 0 \Rightarrow a_1 \approx E$$

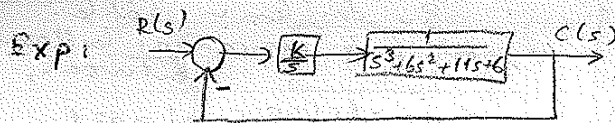
$$a_2 = \frac{2 \cdot 11 - 10 \cdot 1}{2} = 6$$

$$b_1 = \frac{E \cdot 4 - 6 \cdot 2}{E} = \frac{4E - 12}{E} = -\frac{12}{E}$$

$$b_2 = \frac{E \cdot 10 - 2 \cdot 0}{E} = 10$$

$$c_1 = \frac{-12}{E} \cdot 6 - E \cdot 10 = 6$$

$$d_1 = \frac{6 \cdot 10 - (\frac{12}{E} \cdot 6)}{6} = 10$$



K'nin hangi aralığında bu sistem kararlıdır?

Ans:
$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s^4 + 6s^3 + 11s^2 + 6s + K}$$

$$\Rightarrow \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s^4 + 6s^3 + 11s^2 + 6s + K}$$

Bu sistemin kararlılık denkleminin

$$\Rightarrow s^4 + 6s^3 + 11s^2 + 6s + K = 0$$

s^4	1	11	K
s^3	6	6	0
s^2	$a_1=10$	$a_2=K$	
s^1	$b_1=60-6K$	$b_2=0$	
s^0	$c_1=K$		

$$a_1 = \frac{6 \cdot 11 - 1 \cdot 6}{6} = 10$$

$$a_2 = \frac{6 \cdot K - 1 \cdot 0}{6} = K$$

$$b_1 = \frac{10 \cdot 6 - 6 \cdot K}{10}$$

$$b_2 = \frac{10 \cdot 0 - 6 \cdot 0}{10} = 0$$

$$c_1 = \frac{60 - 6K}{10} - K - 0 \cdot 10 = \frac{60 - 6K}{10} - K$$

$$\frac{60 - 6K}{10} > 0 \Rightarrow K < 10$$

Bu soruların cevabı bu kural ile bulunabilir. Bu kuralın adı Routh-Hurwitz kuralıdır. Bu kuralın amacı, bir sistemin kararlılığını belirlemektir. Bu kuralın kullanılması için, sistemin transfer fonksiyonunun pay ve paydasının katsayılarını belirlemek gerekir. Bu kuralın adı Routh-Hurwitz kuralıdır. Bu kuralın amacı, bir sistemin kararlılığını belirlemektir. Bu kuralın kullanılması için, sistemin transfer fonksiyonunun pay ve paydasının katsayılarını belirlemek gerekir.

$$0 < K < 10$$

K pozitif olmalı, yani $K > 0$ olması gerekir.

Exp: $F(s) = \frac{1}{s^6 + 3s^5 + 3s^4 + 6s^3 + 3s^2 + 3s + 1} = 0$ sisteminin kararlılığını yorumlayınız.

Ans:

s^6	1	3	3	1
s^5	3	6	3	0
s^4	$a_1=1$	$a_2=2$	$a_3=1$	0
s^3	$b_1=0$	$b_2=0$	$b_3=0$	
s^2				
s^1				
s^0				

$$a_1 = \frac{3 \cdot 3 - 1 \cdot 6}{3} = 1$$

$$a_2 = \frac{3 \cdot 3 - 1 \cdot 3}{3} = 2$$

$$a_3 = \frac{3 \cdot 1 - 1 \cdot 0}{3} = 1$$

$$b_1 = \frac{1 \cdot 6 - 3 \cdot 2}{4} = 0$$

$$b_2 = \frac{1 \cdot 3 - 3 \cdot 1}{1} = 0$$

$$b_3 = \frac{1 \cdot 0 - 3 \cdot 0}{1} = 0$$

Dikkat! Bir satırın tümü 0 ise onun bir üstündeki yardımcı denklemin türevinden alarak katsayıları bu satıra (b_1, b_2, b_3 gibi) yerine koyulur (0'ların yerine).

$$F_1(s) = s^4 + 2s^2 + 1$$

$$\frac{dF_1(s)}{ds} = 4s^3 + 4s$$

Bu denklemin katsayılarını s^3 satırına yazalım.

s^4	1	2	1
s^3	4	4	0
s^2	$c_1=1$	$c_2=1$	0
s^1	$d_1=0$	$d_2=0$	0
s^0	$e_1=1$		

$$c_1 = \frac{4 \cdot 2 - 1 \cdot 4}{4} = 1$$

$$c_2 = \frac{4 \cdot 1 - 1 \cdot 0}{4} = 1$$

$$d_1 = \frac{1 \cdot 4 - 4 \cdot 1}{1} = 0$$

$$d_2 = \frac{1 \cdot 0 - 4 \cdot 0}{1} = 0$$

$$F_2(s) = s^2 + 1$$

$$\frac{dF_2(s)}{ds} = 2s$$

$$e_1 = \frac{2 \cdot 1 - 1 \cdot 0}{2} = 1$$

Bu sistem KARARLI'dır.

Exp: $s^3 + 15s^2 + 50s + 250K = 0$

sistem için K hangi aralıkta olmalıdır?

s^3	1	50	0	
s^2	15	250K	0	\rightarrow divan ya da k
s^1	a_1	$a_2 = 0$		
s^0	$b_1 = 250K$			

$a_1 = \frac{15 \cdot 50 - 1 \cdot 250K}{15} = \frac{150 - 50K}{3}$

$a_2 = \frac{15 \cdot 0 - 1 \cdot 0}{15} = 0$

$b_1 = \frac{15 \cdot 250K - 1 \cdot 0}{3} = \frac{150 \cdot 50K}{3}$

$\Rightarrow b_1 = 250K$

$a_1 = \frac{150 - 50K}{3} > 0$ olmalıdır

K için sistem kararlı olsun.

$K < 3$ olmalı } $0 < K < 3$
 $K > 0$ olmalı } olmalıdır.

Bu sistemlerde kararlılık için E'den kaçınalım. Çünkü E neredeyse 0 (sıfır) demektir ve e kadar hassas bir değeri sisteme zaten verilir. 0 yüzünden de $0 < -$ ibaresi kullanılır. (Ayrıca, bir sistemde genelde genel olarak E hassas değil tepki vermez, ya da vermez kabul edilir.)

Exp: $s^5 + 3s^4 + 10s^3 + 16s^2 + 26s + 16$ sistemin kararlılığını bulunuz.

s^5	1	10	26	0	
s^4	3	16	16	0	
s^3	$a_1 = 1$	$a_2 = 4$	0		
s^2	$b_1 = 4$	$b_2 = 16$			
s^1	$c_1 = 0$	$c_2 = 0$	$\Rightarrow c_1 = 8$	$c_2 = 0$	
s^0	$d_1 = 16$				

$a_1 = \frac{3 \cdot 10 - 1 \cdot 16}{3} = \frac{14}{3} \Rightarrow 1 \frac{1}{3}$ (16 ile 3 bölülür)

$a_2 = \frac{3 \cdot 26 - 1 \cdot 16}{3} = \frac{56}{3} \Rightarrow 18 \frac{2}{3}$ (56 ile 3 bölülür)

$b_1 = \frac{1 \cdot 16 - 3 \cdot 4}{1} = 4$

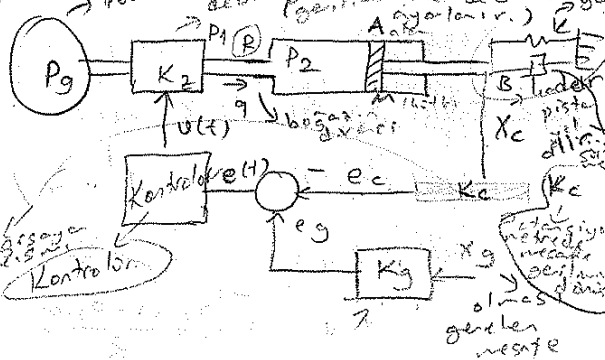
$b_2 = \frac{1 \cdot 16 - 3 \cdot 0}{1} = 16$

$c_1 = \frac{4 \cdot 4 - 1 \cdot 16}{4} = 0$ } $F_1(s) = 6s^2 + 16$
 $\frac{dF_1(s)}{ds} = 8s$

$c_2 = \frac{4 \cdot 0 - 1 \cdot 0}{4} = 0$ } \hookrightarrow yani $c_1 = 8$
 $c_2 = 0$ olur.

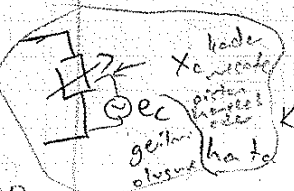
$6s^2 + 16 = 0 \Rightarrow s^2 + 4 = 0$
 $\Rightarrow s_{1,2} = \pm 2j$

Sistem kararlıdır, yani bu sistem "KRİTİK KARARLI" dir. (Sistem kararlıdır, yani bu sistem kararlıdır.)



Verilen blokta mekaniksel sistem negatif geri besleme olup X_g 'ye hassaslık $e_g = K_g X_g$ çekirtilse gerilimi elde edilmiştir.

Buna hassaslık hata sonucu geri besleme elemanı da gelen elemt. isaret e'den



$e_c = K_c X_c$
 Kontrolör ise bu sinyalinden

$u(t) = K_p \cdot e(t) + K_d \frac{de(t)}{dt}$

Kontrolör kat sayısı K_p ile K_d ile $u(t)$ gerilimi oluşturur. $u(t)$ geriliminde debi valf çıkışında $P_1(t) = K_b u(t)$ basıncı oluşturur.