

PRIMJENA AKTIVNOG UPRAVLJANJA VIBRACIJAMA POMOĆU PID REGULATORA

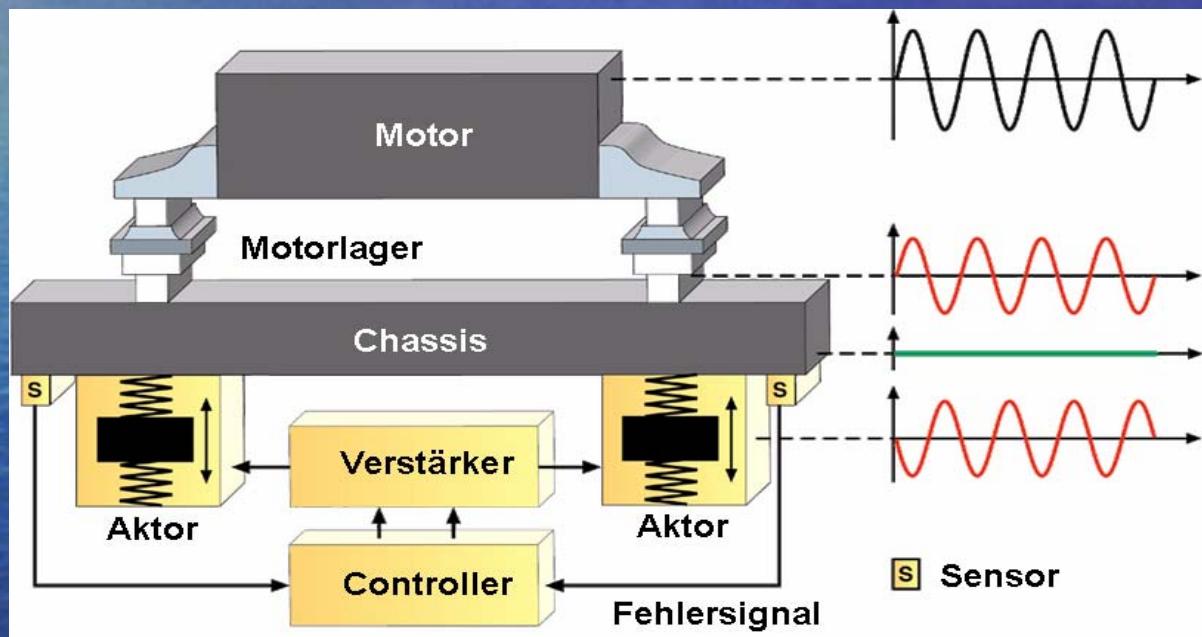
ANTE KOZINA

SPLIT veljača, 2009

SADRŽAJ

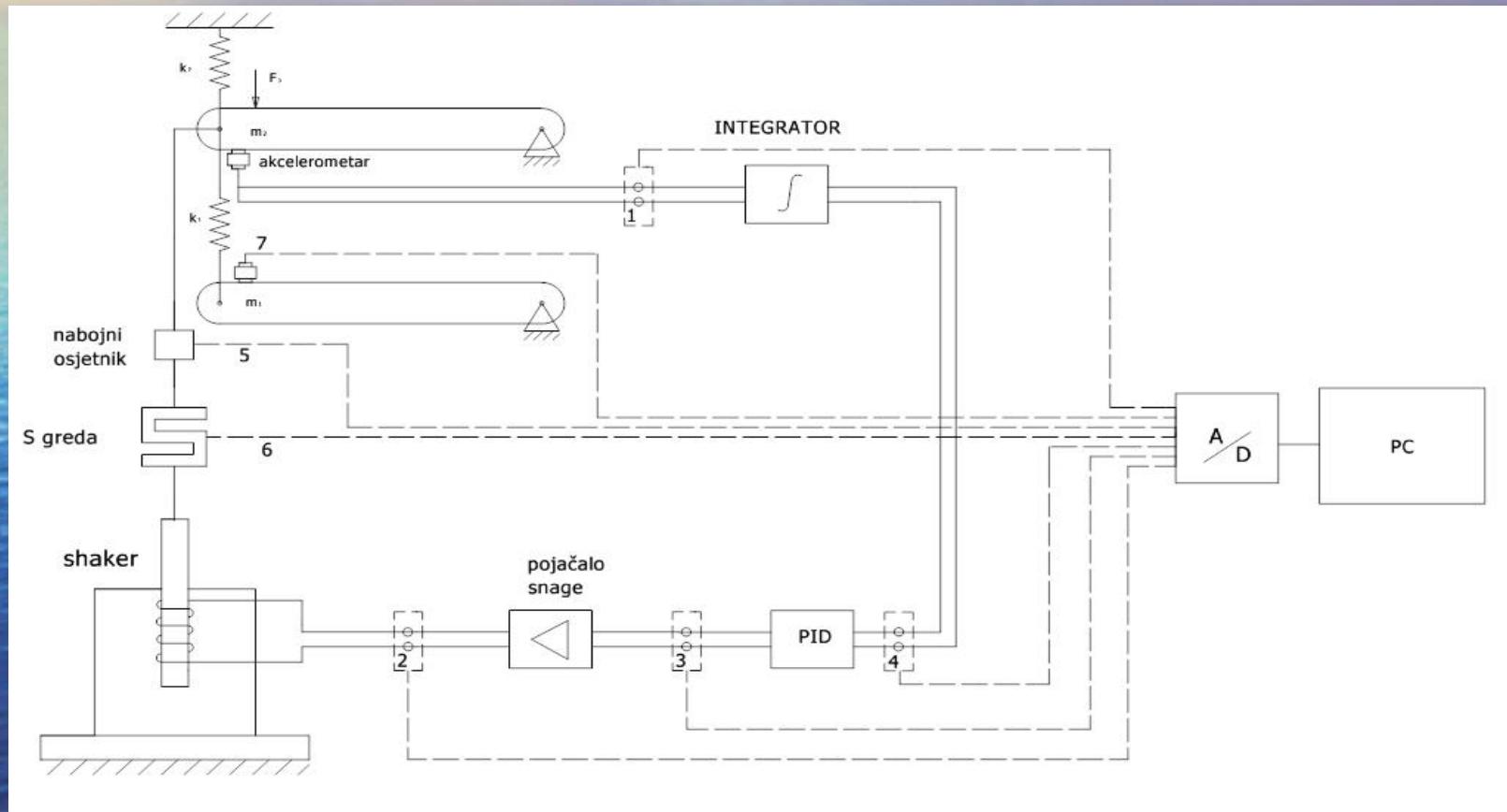
- Primjena
- Sastavni dijelovi i princip rada
- Svojstva sustava s obzirom na prijelazne pojave
- Mjerenje i tumačenje rezultata
- Zaključak

Primjena

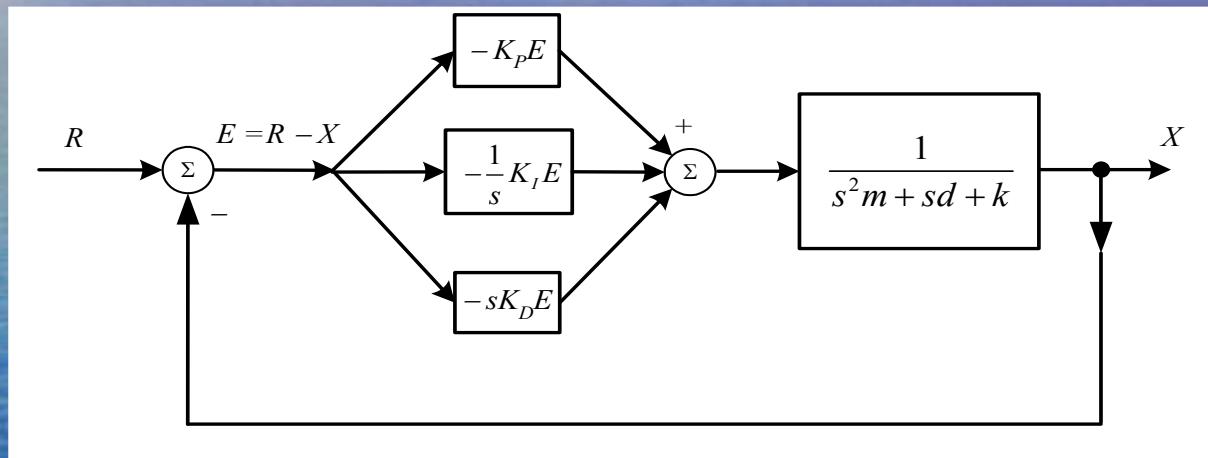


Izvor: www.contitech.de

Shematski prikaz mjerjenja i upravljanja mehaničkog sustava



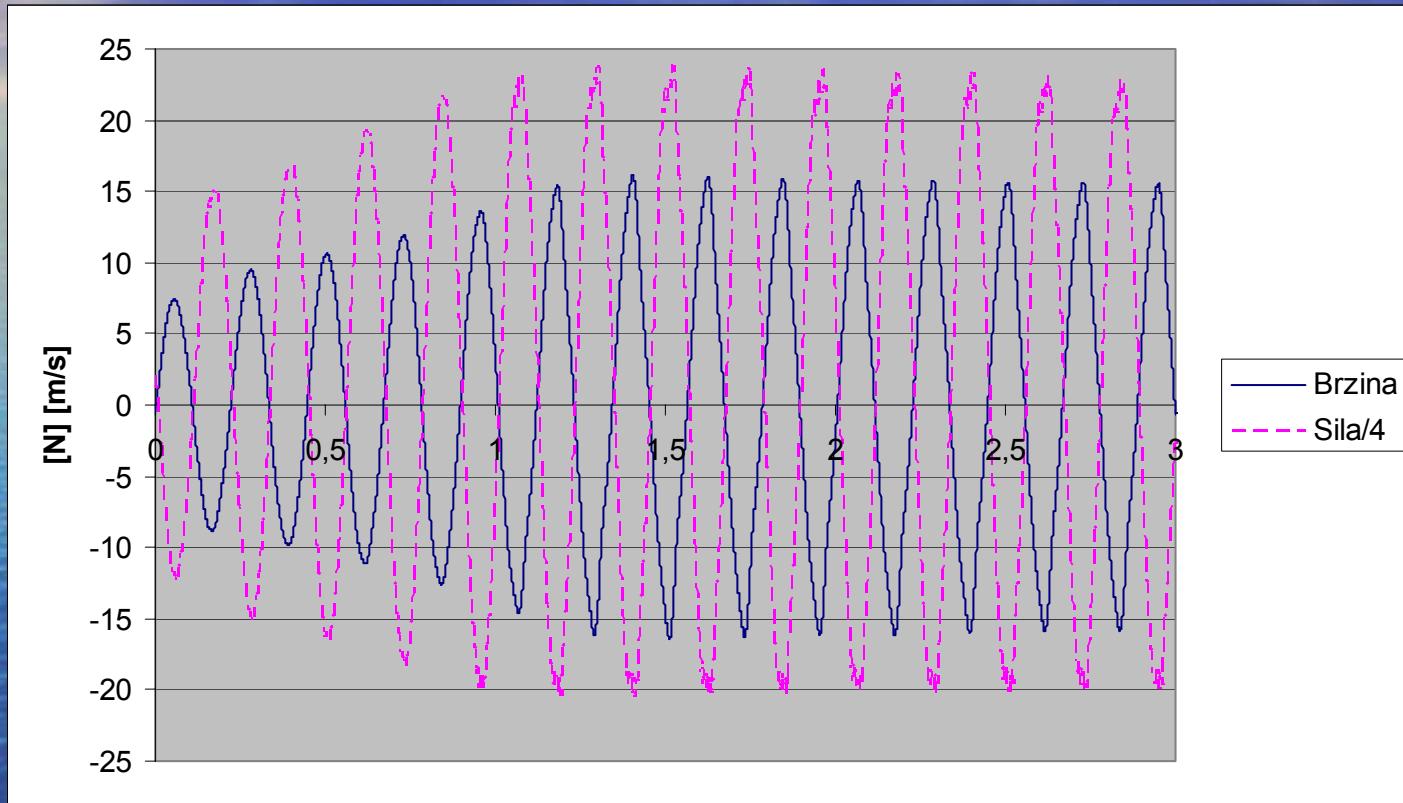
Blok shema upravljanog sustava zajedno sa povratnom vezom i PID kontrolerom



Prijenosna funkcija proširenog sustava sustava

$$G(s) = \frac{K_P + \frac{K_I}{s} + sK_D}{s^2 m + s(d + K_D) + (k + K_P) + \frac{K_I}{s}}$$

Određivanje kritične vrijednosti parametra K_p

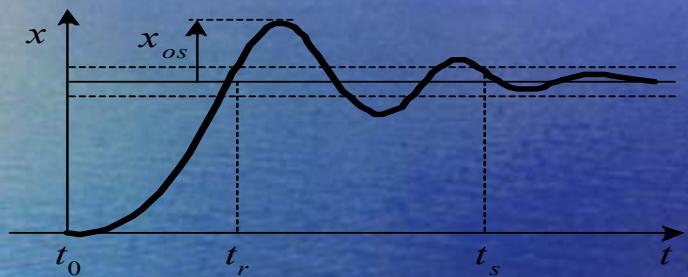


$$T = \frac{1}{f} = \frac{1}{4.6\text{Hz}} = 0.21\text{s}$$

$$K_c = 4.11$$

demonstracija

Svojstva sustava s obzirom na prolazne pojave

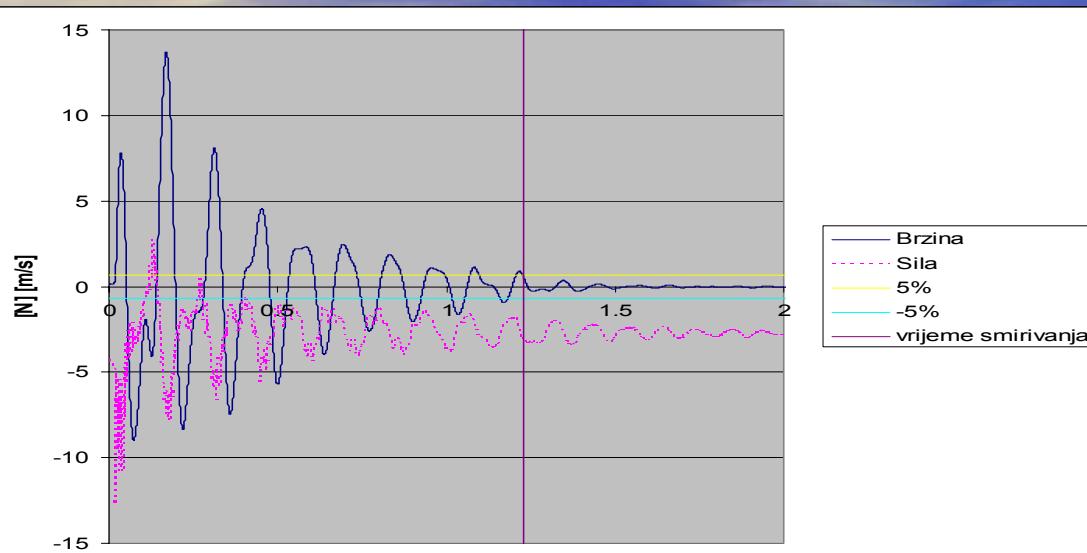


-Vrijeme podizanja: vrijeme potrebno da sustav postigne željenu vrijednost poslije poremećaja, t_r

-Vrh prebačaja: najviša postignuta vrijednost prije postizanja željene vrijednosti, slika: X_{os} .

-Vrijeme smirivanja: vrijeme potrebno da se odziv smiri u području željene vrijednosti (5%), t_s

Vibracije uzrokovane početnim položajem



Rezultati mjerenja bez aktivnog upravljanja

vrijeme smirivanja =

1,23s

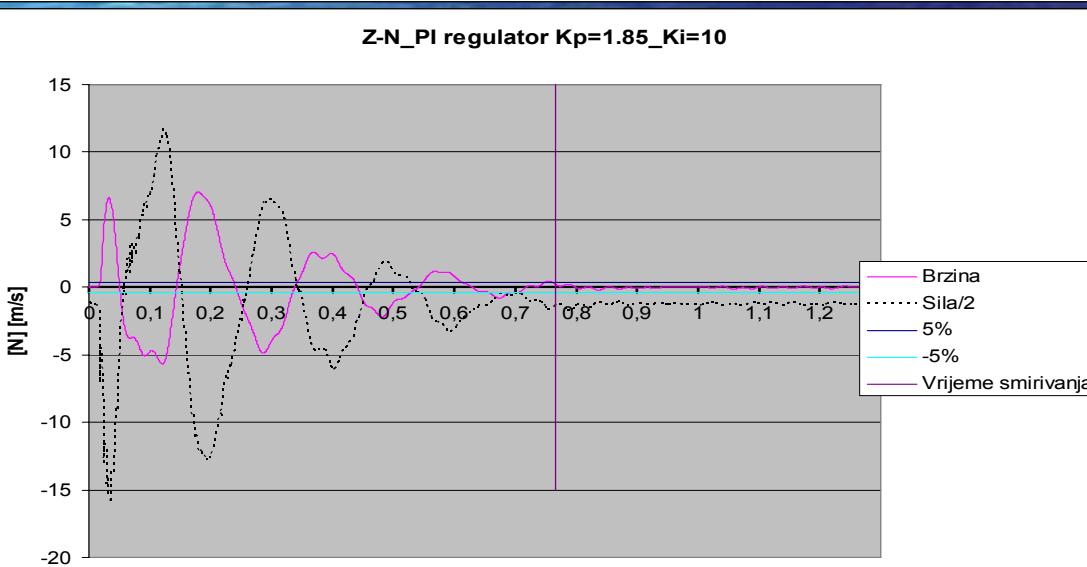
prebačaj =

13,7m/s

vrijeme podizanja =

0,052s

Z-N_PI regulator $K_p=1.85$ $K_i=10$



Rezultati mjerenja s $K_p=1.85$ i $K_i=10$

vrijeme smirivanja

0.765s

prebačaj

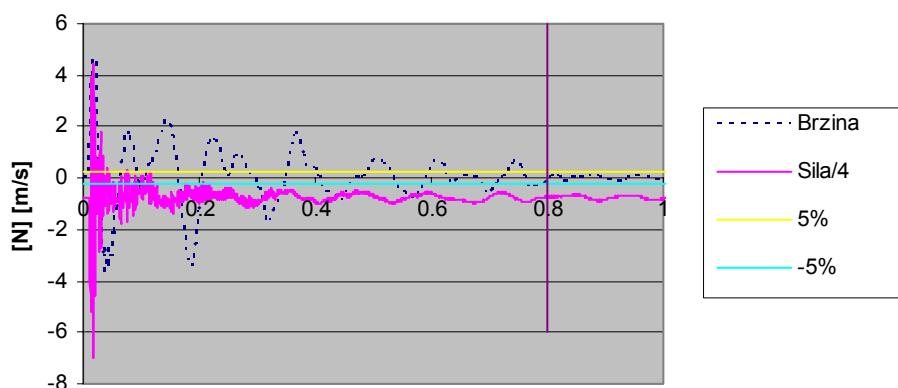
7m/s

vrijeme podizanja

0.05s

Vibracije uzrokovane udarcem čekića

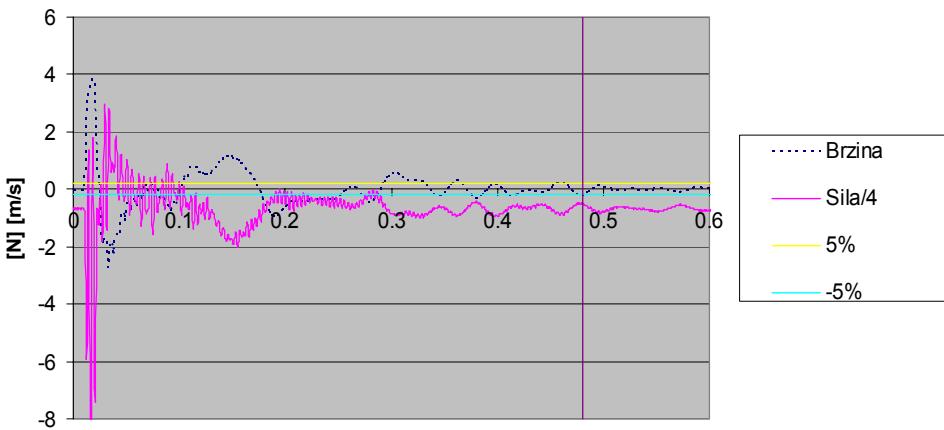
Čekić_bez regulacije



Rezultati mjerenja bez aktivnog upravljanja

vrijeme smirivanja= 0,8s
prebačaj= 4,7m/s
vrijeme podizanja= 0,026s

Čekić_Z-N_PI prigušenje

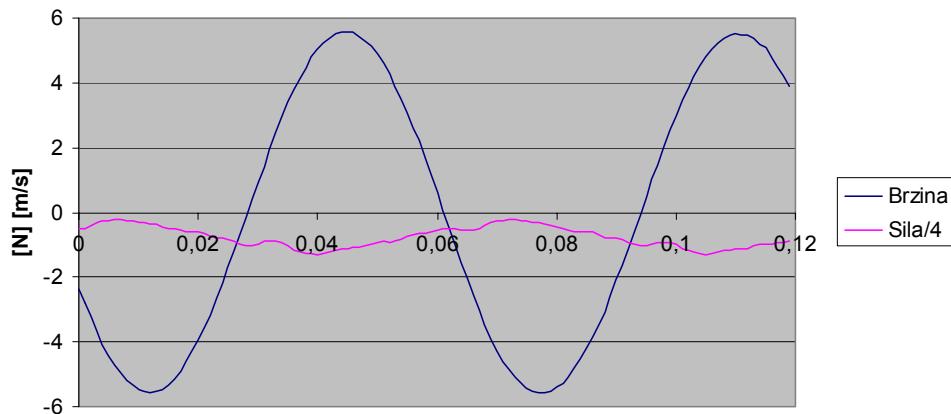


Rezultati mjerenja $K_p=1.85$, $K_i=10.6$

vrijeme smirivanja= 0,482s
prebačaj= 3,86m/s
vrijeme podizanja= 0,026s

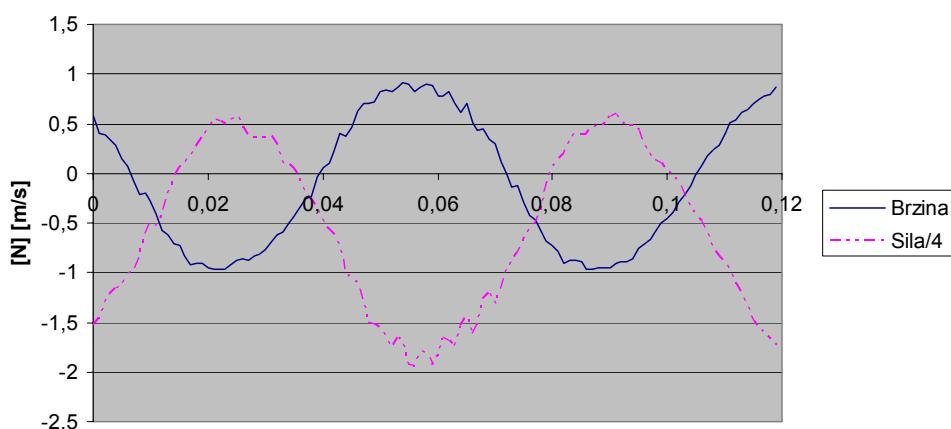
Vibracije uzrokovane centrifugalnom pobudom

Z-N_15Hz_bez regulacije



$$V_{\max} = 5,57956 \text{ m/s}$$

Z-N_15Hz_sa regulacijom



$$V_{\max} = 0,915443 \text{ m/s}$$

Zaključak

- U ovom radu je izrađen i testiran sustav aktivne kontrole vibracija na dinamičkom modelu.
- Sustav je uspješno testiran sa dva različita oblika pobude, prisilne vibracije uzrokovane centrifugalnom silom i slobodne vibracije uzrokovane početnim položajem i udarcem.
- Rezultati mjeranja pokazuju da se sustavi aktivne kontrole vibracija izvedeni pomoću PI(D) regulatora mogu učinkovito upotrijebiti za kontrolu različitih oblika vibracija.