

# Universidade Estadual de Campinas

FACULDADE DE ENGENHARIA MECÂNICA

# ES664 - Laboratório de Eletrônica para Automação Industrial

# Projeto Final Servo-acionamento de motor DC

Nome: RA Daniel Dello Russo Oliveira 101918 Marcelli Tiemi Kian 117892

## 1 Objetivos

Este projeto tem como objetivo realizar o acionamento de um motor DC utilizando conversor de potência, controlar a posição por meio de servo-acionamento, e integrar componentes elétricos e mecânicos por malha de controle.

#### 2 Motor e Conversor de Potência

Implementamos no Simulink o circuito apresentado na figura 1. Configuramos o bloco do motor DC disponível para que atuasse como motor DC de ímãs permanentes. Definimos os parâmetros do motor conforme especificado na tabela 1. Determinamos o torque nominal do motor utilizando a equação 1 e a constante de torque/corrente de armadura nominal resolvendo as equações 2 e 3. Existem duas combinações possíveis de constante de torque e corrente nominal que atingem os pré requisitos, escolhemos a menor corrente.

$$T_{nom} = \frac{P_{nom}}{\omega_{nom}} \tag{1}$$

$$V_{nom} = R_a * I_{nom} + k_t * \omega_{nom} \tag{2}$$

$$T_{nom} = k_t * I_{nom} \tag{3}$$

Tabela 1: Parâmetros do motor DC

Parâmetro	Valor
Potência nominal	5~HP
Velocidade nominal	$1750 \ rpm$
Tensão nominal	240 V
Torque nominal	$20.3455 \ Nm$
Corrente nominal	19.7128 A
Resistência de armadura $(R_a)$	$2,58 \Omega$
Indutância de armadura $(L_a)$	28~mH
Inércia $(J)$	$2,22 \times 10^{-2} \ kg \ m^2$
Atrito viscoso (B)	$2,95 \times 10^{-3} \ N \ m \ s$
Constante de Torque $(k_t)$	$1.0321 \ Nm/A$

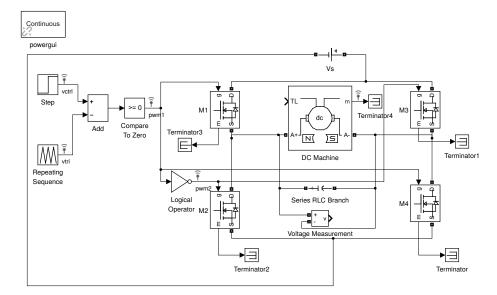
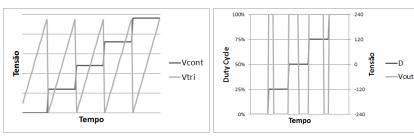


Figura 1: Esquemático da simulação para dimensionamento do motor DC e conversor

Para o acionamento do motor, utilizamos uma ponte H composta por MOS-FETs, sendo que o circuito de acionamento funciona com a diferença de potencial entre sinal de controle  $(v_{cont})$  e uma onda triangular  $(v_{tri})$ , com funcionamento explicado pela figura 2. Para fins de simulação utilizamos  $v_{cont}$  e  $v_{tri}$  variando entre 0 V e 100 V, mas este valor pode variar desde que atenda aos requisitos de acionamento do MOSFET.



- (a) Controle e onda triangular
- (b) Duty cycle e tensão de saída

Figura 2: Esquema de funcionamento do circuito de controle da ponte H

A fim de garantir um bom fator de forma na saída do conversor, colocamos um capacitor de filtro  $C_f$  em paralelo com a carga. Para o motor em questão chegamos ao seguinte valor:

$$C_f = 1000 \ \mu F \tag{4}$$

Fizemos a simulação da resposta do motor a um degrau com  $V_{out}=240~V$ , sem cargas, apenas com os parâmetros físicos definidos nele mesmo. Obtivemos os resultados de tensão e correntes de armadura  $(v_a \ e \ i_a)$ , e também curvas de torque e velocidade angular  $(T_{em} \ e \ \omega_m)$  conforme figura 3.

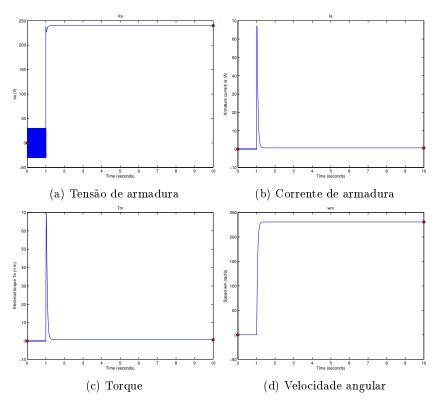
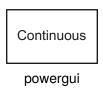


Figura 3: Resposta ao degrau de 240 V no motor DC

Podemos ver que ainda existe uma oscilação significativa na tensão de armadura, porém julgamos inviável aumentar a capacitância de filtro. Notamos também que a velocidade atingida supera a velocidade nominal, fator esperado uma vez que estamos trabalhando sem carga. Existe um pico de corrente que ultrapassa significativamente o valor nominal e que pode vir a danificar o motor.

### 3 Servo-acionamento

Iniciamos o projeto do servo-acionamento pelo controle PI de corrente. Utilizando o Simulink, conforme figura 4.



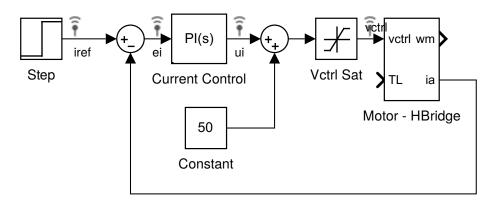


Figura 4: Esquemático da simulação do controlador de corrente

Para facilitar o controle somamos um offset de 50% no duty-cycle de saída, assim se o esforço de controle for negativo a tensão sobre o motor será negativa e se este for positivo a tensão será positiva. Dimensionamos o controlador PI para que ele responda a um degrau unitário com erro estacionário de menos de 0,2 A e com tempo de resposta menor do que 100 ms. Para isso escolhemos as constantes proporcional e integral de maneira iterativa, ajustando-as de para atingir nosso objetivo. As constantes escolhidas foram:

$$k_p = 3 \tag{5}$$

$$k_i = 100 \tag{6}$$

A resposta do controlador ao degrau unitário está apresentada na figura 5, podemos ver que ele tem uma resposta satisfatória considerando os requisitos de projeto.

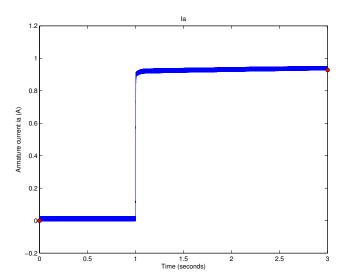


Figura 5: Resposta do controlador de corrente ao degrau unitário

Projetamos então um controlador PI para a velocidade angular do motor, cuja saída é saturada no valor de corrente nominal e serve de referência para nosso controlador de corrente. O esquema desse sistema pode ser visto na figura 6.



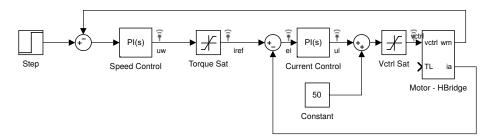


Figura 6: Esquemático da simulação do controlador de velocidade

Projetamos esse controlador para que ele possua um erro estacionário de menos do que  $0.2\ rad/s$  com tempo de resposta menor do que  $400\ ms$ . Para

isso encontramos as constantes:

$$k_p = 10 (7)$$

$$k_i = 1 \tag{8}$$

Simulamos a resposta do controlador a um degrau de velocidade de  $100 \ rad/s$  para um motor sem carga, encontrando os resultados apresentados na figura 7. Podemos ver que novamente o controlador cumpre os requisitos do projeto e que o problema do pico de corrente no motor foi resolvido.

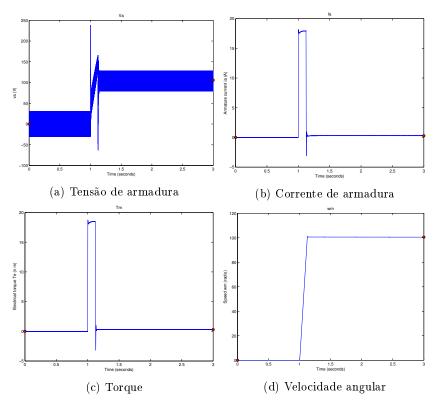


Figura 7: Resposta ao degrau de  $100 \ rad/s$  para controlador de velocidade

O dimensionamento dos ganhos de ambos controladores seguiram o mesmo procedimento, nós primeiro encontramos um valor para o ganho proporcional que atendia os pré requisitos de tempo de resposta e depois ajustamos a constante integral para controlar o erro estacionário.

## 4 Modelagem do Manipulador

Realizamos a modelagem mecânica do manipulador robótico simplificado, conforme especificado no roteiro. O sistema foi reduzido para uma junta rotacional cujo link tem massa 4~kg, comprimento 60~cm e que atua em um range de  $0~\grave{\rm a}$   $90^\circ$ , conforme apresentado na figura 8.

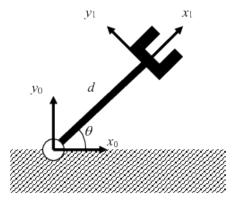


Figura 8: Manipulador robótico de 1 grau de liberdade

Encontramos o modelo cinemático direto notando que a posição (X,Y) da garra do robô é dada por:

$$X(\theta) = d \cdot \cos(\theta) \tag{9}$$

$$Y(\theta) = d \cdot \sin(\theta) \tag{10}$$

Podemos calcular o modelo cinemático inverso notando que:

$$\theta(x,y) = atan(\frac{y}{x}) \tag{11}$$

Encontramos então o modelo dinâmico da junta, encontrando o torque nela dada uma posição e aceleração, para isso calculamos primeiramente o momento de inércia do link, obtendo:

$$J_{link} = \frac{m \cdot d^2}{3} \tag{12}$$

Calculamos então o torque gerado pela força peso, obtendo:

$$\tau_P(\theta) = m \cdot g \cdot \frac{d \cdot \cos(\theta)}{2} \tag{13}$$

O modelo dinâmico pode então ser representado como:

$$\tau(\theta, \ddot{\theta}) = m \cdot g \cdot \frac{d \cdot \cos(\theta)}{2} + J_{link} \cdot \ddot{\theta}$$
 (14)

Para simplificar a simulação, consideramos que o torque da ferramenta é só causado pela força peso e somamos seu momento de inércia ao momento de inércia do motor. Simulamos a resposta do sistema para um perfil de velocidade trapezoidal com tempo de aceleração e desaceleração de 10% do tempo do movimento que leva o robô da posição  $\theta=0^\circ$  para  $\theta=90^\circ$  em um, cinco e dez segundos. O esquema da simulação pode ser visto na figura 9 e os resultados na figuras 10, 11 e 12.

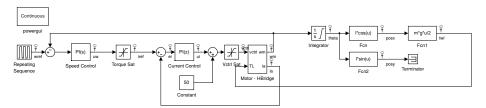


Figura 9: Esquemático da simulação do modelo dinâmico

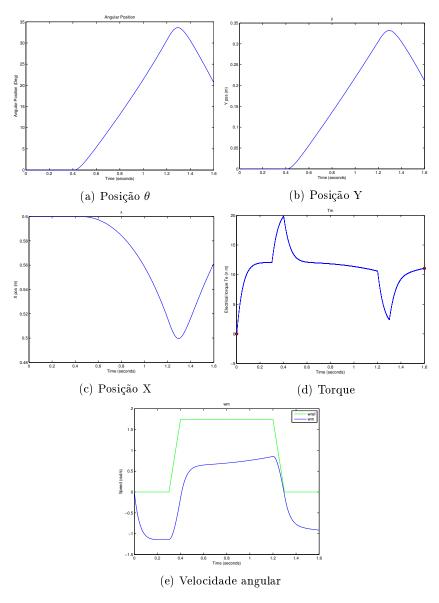


Figura 10: Resposta à perfil de velocidade trapezoidal de 1 segundo

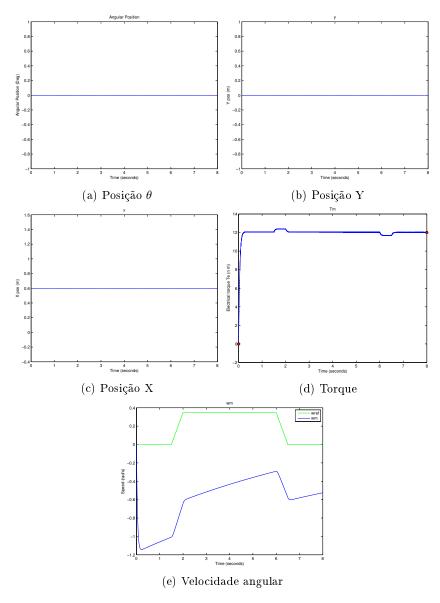


Figura 11: Resposta à perfil de velocidade trapezoidal de 5 segundos

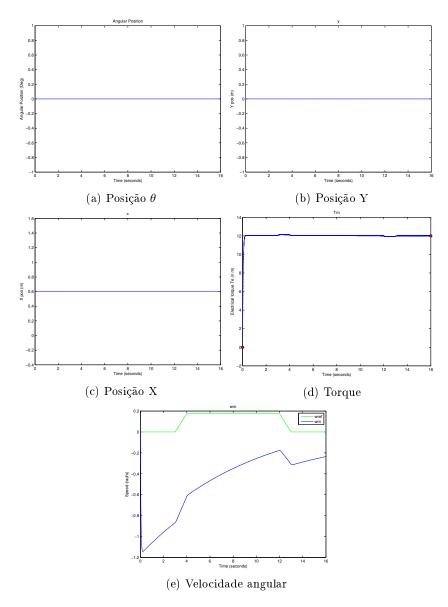


Figura 12: Resposta à perfil de velocidade trapezoidal de 10 segundos

Como podemos ver o erro estacionário de nosso controlador aumentou drasticamente, isso pois ele foi projetado na situação em que está sem carga. Notamos que embora o perfil de velocidade seja negativo, a posição  $\theta$  não fica menor que 0, isso acontece pois impomos um limite físico ao sistema. As curvas de velocidade requisitadas são muito menores do que a velocidade nominal do motor,

explicando o desempenho pobre.

# 5 Acoplamento Motor-Robô e Integração do sistema

Para aumentar o perfil de velocidades requisitado do motor e trabalhar dentro da faixa ideal para nosso servo-controlador, acoplamos o motor e o robô com uma transmissão que reduz a velocidade angular por um fator de 20 vezes. Adicionamos também um controlador P para a posição do robô de ganho proporcional  $k_p = 200$ . O esquema final do sistema pode ser visto na figura 13.

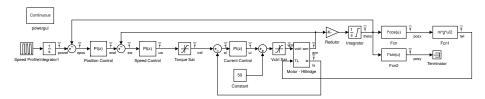


Figura 13: Esquemático da simulação do sistema completo

Requisitamos o mesmo perfil de velocidade trapezoidal para a ferramenta, indo de 0 à  $90^\circ$  em 10 segundos, os resultados da simulação são apresentados na figura 14

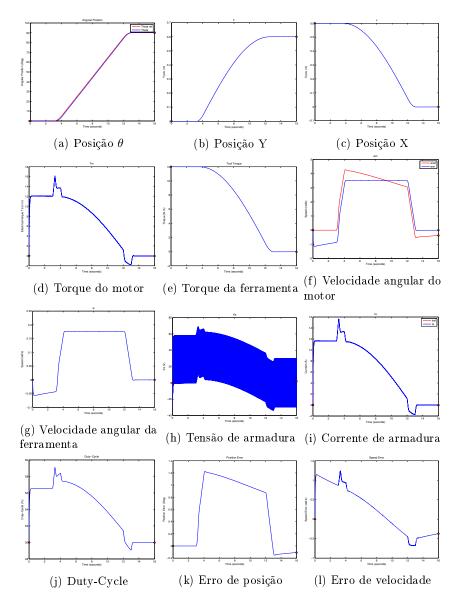


Figura 14: Resposta à perfil de velocidade trapezoidal de 10 segundos

Como podemos ver o sistema segue satisfatoriamente a curva desejada. O efeito da carga acoplada distorceu nossa curva de velocidade de referência, uma vez que o torque da posição inicial faz com que o motor adquira uma velocidade negativa, mas o controle em posição foi suficiente para corrigir esse erro.

Simulamos também a resposta do sistema à um perfil de velocidades trape-

zoidal que leva. o motor da posição 0 à  $70^\circ$  em 5 segundos e depois volta para posição  $30^\circ$  em mais 5 e a passos de  $10^\circ$  em  $10^\circ$  que levam o robô da posição 0 à  $90^\circ$ , pausando por dois segundos em cada posição intermediária. As respostas estão apresentadas nas figuras 15 e 16 respectivamente.

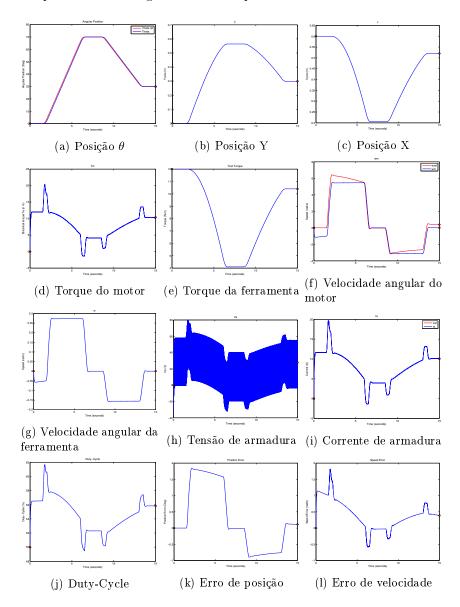


Figura 15: Resposta à perfil de velocidade trapezoidal com ida e volta em 5 segundos cada

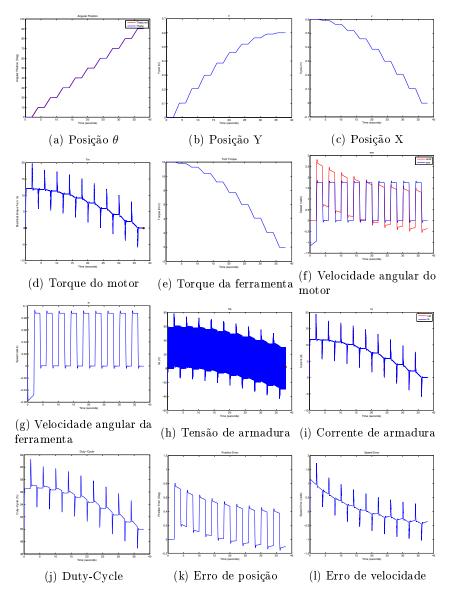


Figura 16: Resposta à degraus de posição