$Plag(Scan_{\text{ by Turnitin}} \text{Resultsofplagiar} is \text{manaly} sisfrom 2023-06-2905:16 \text{UTC}$ 13.8%

 $Shortened-Disserta\_o\_Mestrado\_Engenharia\_Mecatronica\_UFRN\_\_jhonat.pdf$ 

Date:2023-06-2905:14UTC @repositorio.ufrn.br/bitstream/123456789/27512/1/Projetocontroladoressistemas\_Dantas\_2019.pdf 13.7% 32matches  $\textbf{Q} repositorio.ufrn.br/bitstream/123456789/22330/4/LeonardoRodrigues \textbf{D}eLima Teixeira\_TESE.pdf.txt$ [1] 1.5% 3matches www.passeidireto.com/arquivo/121706937/contribuicaomelhoramentooperacao-souza-2022 [2] 0.8% 1matches **⊘**repositorio.ufrn.br/jspui/handle/123456789/48320?mode=full [3] 0.7% 1matches ♥repositorio.ufrn.br/jspui/handle/123456789/18089?mode=full [4] 0.3% 1matches • www.passeidireto.com/arquivo/121730387/in-en-qii-a-12 0.3% 1matches Odialnet.unirioja.es/descarga/articulo/6068455.pdf 0.3% 1matches

#### 16pages,2000words

Averylighttext-colorwasdetectedthatmightconceallettersusedtomergewords.

#### PlagLevel:13.8%selected/13.8%overall

33matchesfrom7sources,ofwhich7areonlinesources.

#### Settings

Datapolicy: Comparewithwebs ources, Checkagains tmy documents

Sensitivity:Medium

Bibliography: Considertext

Citationdetection: Reduce PlagLeve I

Whitelist:1-149923675



#### Universidade Federal do Rio Grande do Norte Centro de Tecnologia Programa de Pós-Graduação em Engenharia Mecatrônica



# CONTROLE PID DE VIBRAÇÕES EM SISTEMAS DE SEGUNDA ORDEM COM ATRASO USANDO RECEPTÂNCIA COM ESTABILIDADE ROBUSTA E OTIMIZAÇÃO DE DESEMPENHO

#### JHONAT HEBERSON AVELINO DE SOUZA

ORIENTADOR: PROf. DR. CARLOS EDUARDO TRABUCO DÓREA

Co-ORIENTADOR: PROf. DR. JOSÉ MÁRIO ARAÚJO

DISSERTAÇÃO DE MESTRADO APRESENTADA AO PROGRAMA DE PÓS-GRADUAÇÃO EM ENGENHARIA MECATRÔNICA DA UFRN COMO PARTE DOS REQUISITOS PARA OBTENÇÃO DO TÍTULO DE MESTRE EM CIÊNCIAS.

Número de ordem PEM: M018
NATAL, RN, julho de 2023

### RESUMO

Fenômenos como vibrações mecânicas, ressonância e oscilações, podem ser CRITOS MATEMATICAMENTE POR SISTEMAS DE EQUAÇÕES DIFERENCIAIS DE SEGUNDA ORD SENDO ESTES SISTEMAS COMUMENTE DESIGNADOS COMO SISTEMAS DE SEGUNDA ORDEM. TR **b**alhar com esse ti**p**o de modelo, em ve**z** dos modelos de estado de **p**rimeira ord TRAZ DENEFÍCIOS NUMÉRICOS, MAS HÁ DIFICULDADES INERENTES À DETERMINAÇÃO DE parâmetros físicos. Os desafios são ainda mais significativos quando se considei EXISTÊNCIA DE ATRASOS ENTRE AS MEDIÇÕES DOS ESTADOS E OS SINAIS DE ATUAÇÃO, LEVAL gumas abordagens à necessidade de uma pós-análise para determinar a estabili das soluções calculadas. Uma alternativa para contornar as dificuldades de m DE PARÂMETROS É A ABORDAGEM POR RESPOSTA EM FREQUÊNCIA QUE USA MODELOS DA dos em receptância. Este trabalho trata do projeto de controladores Prope Integral Derivativo (PID) para sistemas dinâmicos lineares com atraso, modela por equações diferenciais matriciais de segund**a**c arbodemada a abordagem por receptância, que, por se basear na resposta em frequência do sistema, pef TRATAR DA ESTA**b**ILIDADE EM MALHA **f**ECHADA DE **f**ORMA **EX**ATA, SEM A NECESSIDADE recorrer a aproximações do termo de atraso nem a verificações a posteriori. U blema de otimização é formulado para a determinação dos ganhos do contro: que garantam robustez, por meio de uma margem de estabilidade pré-estabele e desem**p**enho, **p**or meio da minimi**z**ação da Integral do Erro **Ab**soluto relativo SEGUIMENTO DE UMA REFERÊNCIA CONSTANTE. UM ALGORITMO GENÉTICO É IMPLEMENTA PARA RESOLVER O PROBLEMA DE OTIMIZAÇÃO. DIFERENTEMENTE DE TRABALHOS CORREL. LITERATURA, O MÉTODO PROPOSTO PODE SER APLICADO IGUALMENTE A SISTEMAS COM PO MALHA A**b**ERTA NO SEMI**P**LANO DIREITO.

PALAVRAS-CHAVE: SISTEMAS DE SEGUNDA ORDEM, SISTEMAS COM ATRASO, CONTROLI PID, RECEPTÂNCIA, ALGORITMO GENÉTICO.

## **Ab**STRACT

Phenomena such as mechanical vibrations, resonance, and oscillations can mathematically described by second-order differential equation systems, which commonly referred to as second-order systems. Working with this type of mo instead of first-order state models, brings numerical benefits, but there are indufficulties in determining their physical parameters. The challenges are even significant when considering the existence of delays between state measurement actuation signals, leading some approaches to the need for post-analysis to det the stability of calculated solutions. An alternative to bypass the difficul parameter measurement is the frequency response approach that uses models be on receptance.

This work deals with the project of PID controllers - Proportional-Inte Derivative for linear dynamic systems with delay, modeled by second-order madifferential equations. Is adopted the receptance approach, which, because it sed on the frequency response of the system, allows dealing with closed-loop stexactly, without the need for Re-Run on delay term approximations or back-tial approblem of optimization is formulated for the determination of the controlle that guarantee robustness, through a pre-established stability margin, and pre-established stability margin, and pre-established through the minimization of the Absolute Error Integral Rei to the tracking of a constant reference. A Genetic Algorithm is implemente solve the problem of optimization. Unlike related works in the literature, the posed method can be applied equally to systems with open-loop poles in the 1 half-plane.

Keywords: Second-Order Systems, Time-Delay, PID Control, Receptance, Genetic Algorithm.

# **S**UMÁRIO

St	UMÁRIO	I
Lis	sta de Figuras	III
Lis	STA DE TA <b>b</b> ELAS	V
Lis	STA DE <b>S</b> ÍM <b>b</b> OLOS E <b>Ab</b> REVIATURAS	VII
1	Introdução	1
2	Fandamentação Teórica 2.1 Sistemas de Segunda Ordem 2.1.1 Representação de Primeira Ordem 2.1.2 O Método da Receptância 2.1.3 A Matriz de Receptância 2.1.4 Sistema com Atraso 2.2 Resposta em Frequência 2.2.1 O Diagrama Polar, ou Diagrama de Nyquist 2.2.2 Critério de Estabilidade de Nyquist 2.3 Controlador Proporcional Integrativo Derivativo 2.4 Indices de desempenho 2.5 Margem de Estabilidade	6
3	Formulação do Problema $ \begin{array}{lllllllllllllllllllllllllllllllllll$	20
4	IMPLEMENTAÇÃO DO MÉTODO PROPOSTO 4.1 SOLUÇÃO DO PROBLEMA DE OTIMIZAÇÃO	
5	EXPERIMENTOS E RESULTADOS  5.1 EXPERIMENTOS ESTUDADOS	41 44

	Ехемрьо 4	
6 Conclusão		59
Referências b	DIBLIOGRÁFICAS	60

# LISTA DE FIGURAS

2.1 2.2 2.3 2.4 2.5	$\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$
3.1 3.2	Diagrama de Nyquist Exemplo de Circunferência. M <sub>s</sub>
4 1 4 0 4 0 4 0 4 0 4 0 4 0	Simulação criada com MATLAB/Simulink®
5.2 5.3 5.4 5.5 5.0 5.7 5.8	SISTEMA MASSA-MOLA-AMORTECEDOR DE UM GRAU DE LIBERDADE
5. <mark>10</mark> 5.11	Resposta no tempo para uma referência constante com pertubação do Exemplo 5.1.3
5.12 5.13	Diagrama de Nyquist para o de caso não co-localizado, Exemplo 5.1.4 Resposta no tempo para uma referência constante para o caso não co-localizado, Exemplo 5.1.4
5175	DIAGRAMA DE NVOLIST DARA O EXEMPLO 5 1 5

# Lista de Tabelas

5.1	Ganhos ótimos e índice de desempenho para o Exemplo 5.1.1 4	12
	Ganhos ótimos e índice de desempenho para o Exemplo 5.1.2 4	
	Ganhos ótimos e índice de desempenho para o Exemplo 5.1.3 4	
5.4	Ganhos ótimos e índice de desem <b>p</b> enho <b>p</b> ara o caso co-locali <b>z</b> ado -	
	Exemplo 5.1.4	
5.5	Ganhos ótimos e índice de desem <b>p</b> enho <b>p</b> ara o caso não co-locali <b>z</b> ado	
	- Exemplo 5.1.4	
5.6	Ganhos ótimos e índice de desempenho para o Exemplo 5.1.5 5	58

# Lista de Símbolos e Abreviaturas

Ÿ	aceleração do bloco, veja equação (2.2), página 5
х	velocidade do bloco, veja equação (2.2), página 5
$\mathbf{C}$	matriz de amortecimento, veja equação (2.4), página 6
K	matriz de rigidez, veja equação (2.4), página 6
M	matriz de massa, veja equação (2.4), página 6
b	matriz de atuação, veja equação (2.4), página 6
ω	frequência natural, veja equação (2.10), página 8
ξ	fator de amortecimento, veja equação (2.10), página 8
D	coeficiente de amortecimento dos dashpots, veja equação (2.2), página
k	coeficiente de rigide <b>z</b> das molas, ve <b>j</b> a e <b>q</b> uação (2.2), página 5
$k_{\scriptscriptstyle D}$	Ganho derivativo, veja equação (2.18), página 9
$k_{\scriptscriptstyle \rm I}$	Ganho integral, veja equação (2.18), página 9
$k_p$	Ganho proporcional, veja equação (2.18), página 9
M	massa do bloco, veja equação (2.2), página 5
U	entrada, veja e <b>q</b> uação (2.2), página 5
Х	deslocamento do bloco, veja equação (2.2), página 5
$A\mathrm{G}$	Algoritmo Genético, veja equação (1.0), página 2
$AV\mathrm{C}$	Active Vibration Control, veja equação (2.0), página 5
GM	"Gain Margin", veja equação (3.10), página 21
IAE	Integrated Absolut Error, veja equação (1.0), página 2
ISE	Integrated squared Error, veja equação (2.28), página 16
ITAE	Integrates Timed Absolut Error, veja equação (2.30), página 16

ITSE INTEGRATED TIMED SQUARED ERROR, VEJA EQUAÇÃO (2.31), PÁGINA 17

PID PROPORCIONAL INTEGRAL DERIVATIVO, VEJA EQUAÇÃO (0), PÁGINA 3

PM "PHASE MARGIN", VEJA EQUAÇÃO (3.10), PÁGINA 21

SPD SEMIPLANO DIREITO, VEJA EQUAÇÃO (2.26), PÁGINA 13

SPE SEMIPLANO ESQUERDO, VEJA EQUAÇÃO (2.26), PÁGINA 13

## Capítulo 1

## INTRODUÇÃO

Uma diversidade de fenômenos físicos, a exemplo da ressonância em sistemas v bratórios, vibro-acústicos e elétricos, é ricamente representada por meio de m dinâmicos de segunda ordem BALAS (1982); VANDERVELDE (1986). Os sistemas de segunda ordem são amplamente encontrados em diversas áreas, desde a engel ria até a física e a biologia, tornando seu estudo fundamental para a comprei de uma ampla gama de fenômenos naturais e artificiais.

MODELOS MATEMÁTICOS QUE REPRESENTAM ESSES SISTEMAS PODEM SER ESCRITOS CO UM SISTEMA MATRICIAL DE EQUAÇÕES DIFERENCIAIS DE SEGUNDA ORDEM, ONDE AS CONSTAI E VARIÁVEIS DAS EQUAÇÕES TÊM RELAÇÕES FÍSICAS DIRETAS COM O MODELO REAL, OU FORMADAS EM EQUAÇÕES DIFERENCIAIS DE PRIMEIRA ORDEM. EM DATTA (2004), SÃO APRESENTADAS REPRESENTAÇÕES DE PRIMEIRA ORDEM PARA ALGUNS SISTEMAS DE SEG ORDEM E DISCUTIDAS ALGUMAS DEFICIÊNCIAS ASSOCIADAS AO USO DO MODELO ORIGINAL.

GANHADO CADA VEZ MAIS NOTORIEDADE NA COMUNIDADE DE ENGENHARIA, PROPORCIONA SOLUÇÕES PARA DIVERSOS DESAÍIOS. UMA DAS DIFICULDADES NA UTILIZAÇÃO DE MOD MATEMÁTICOS OBTIDOS A PARTIR DE EQUAÇÕES DIFERENCIAIS DE SEGUNDA ORDEM EST. DEFINIÇÃO DOS ELEMENTOS DAS MATRIZES QUE CARACTERIZAM O SISTEMA, COMO MASSA ELASTICIDADE, VISANDO SIMPLIFICAR O PROCESSO DE MODELAGEM DESSES SISTEMAS, EXI UMA ABORDAGEM QUE UTILIZA A IDEIA DE RECEPTÂNCIA, QUE FOI PROPOSTA POR RÂM E (2009) SE BASEIA NO USO DE INFORMAÇÕES EXPERIMENTAIS DO SISTEMA PARA DEFINIR ES MATRIZES.

MATRIZES.

NOS ÚLTIMOS ANOS, ALGUNS TRABALHOS UTILIZARAM ESSA IDEIA, COMO BASE PARA MELAGEM DE SISTEMA DE CONTROLE DE SEGUNDA ORDEM COM ATRASO, MICRE ELES ARA AND SANTOS (2018); ARMÓ (2018a,b); SANTOS ET AL. (2018); DANTAS (2019); DANTAS ET AL. (2020a); MARTINS ET AL. (2020); NUNES (2022); GONTIJO ET AL. (2022).

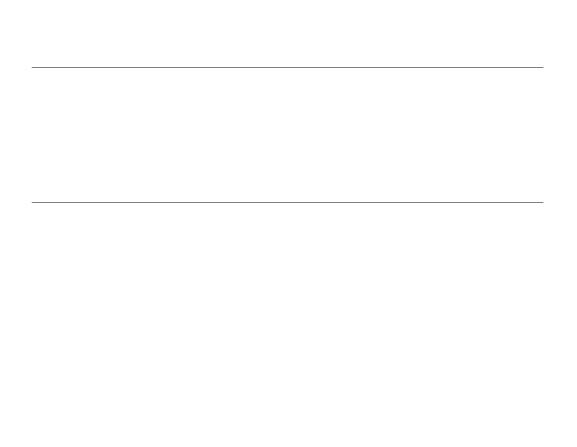
A UTILIZAÇÃO DO MÉTODO DA RECEPTÂNCIA, É POSSÍVEL ALOCAR OS POLOS DO SIS EM UMA POSIÇÃO SEGURA NO PLANO COMPLEXO E ALCANÇAR UM DESEMPENHO DESEJAI ENTRETANTO, QUANDO HÁ PRESENÇA DE ATRASO DE TRANSPORTE NO SISTEMA, AO UTILIZ MÉTODO, FAZ-SE NECESSÁRIO REALIZAR UM TRATAMENTO POSTERIORMENTE PARA GARAN'O SISTEMA CONTINUE ESTÁVEL EM MALHA FECHADA, COMO VISTO EM RAM ET AL. (2005 EM ARAÚJO AND SANTOS (2018).

Uma abordagem foi proposta por DANTAS et al. (2020a) para eliminar a aná

posterior do método de receptância na presença de atraso. Eles propuseram uma abordagem no domínio da frequência, utilizando conceitos como estabilidade de Nyquist, margem de ganho e função de sensibilidade. Por meio dessa abordagem, foi possível projetar um controlador robusto para sistema de segunda ordem com atraso.

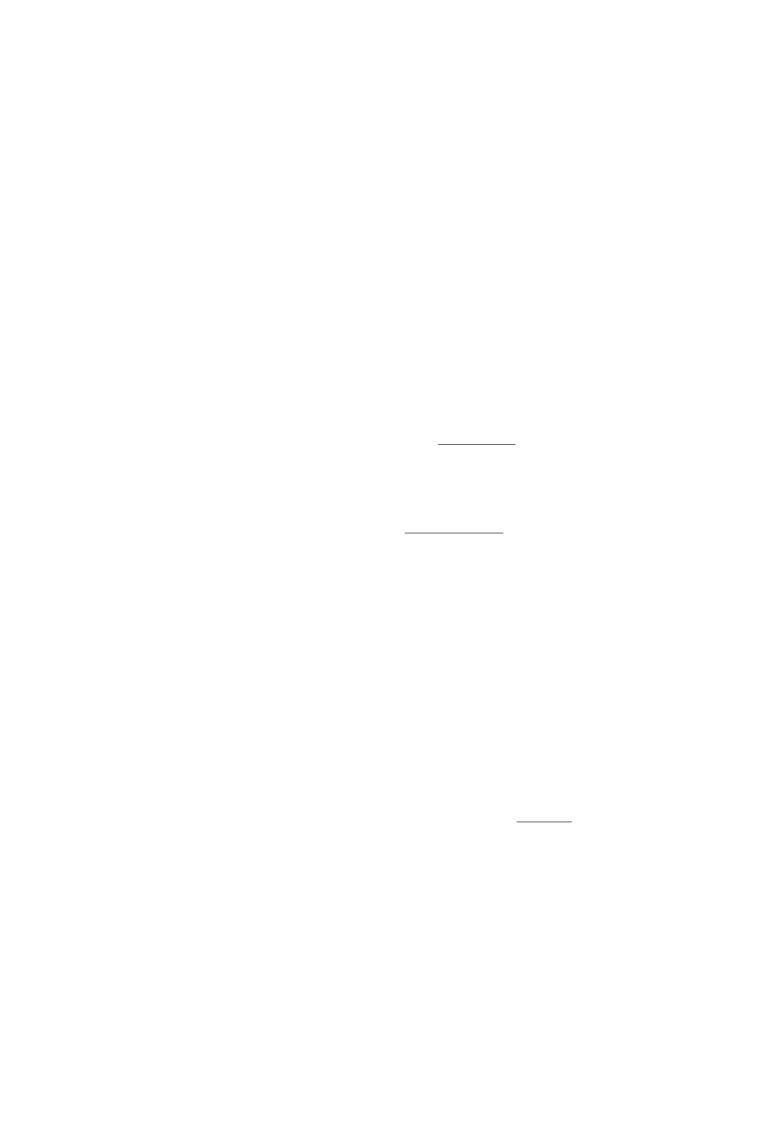
Também em NUNES (2022) foi desenvolvido um método para projetar um controle utilizando realimentação derivativa de estados, que modifica as matrizes mass e amortecimento. A realimentação derivativa oferece vantagens em relação à relimentação de estados, como o uso de acelerômetros como sensores, que são mais baratos e mais aplicáveis na indústria, maior precisão na leitura dos estados do sistema ABDELAZIZ and VANSÉK (2004) e a possibilidade de regularização e estabilização de sistemas com matriz de massa singular. Resultados deste método foram apresentados em um trabalho de Nunes et al. (2021).

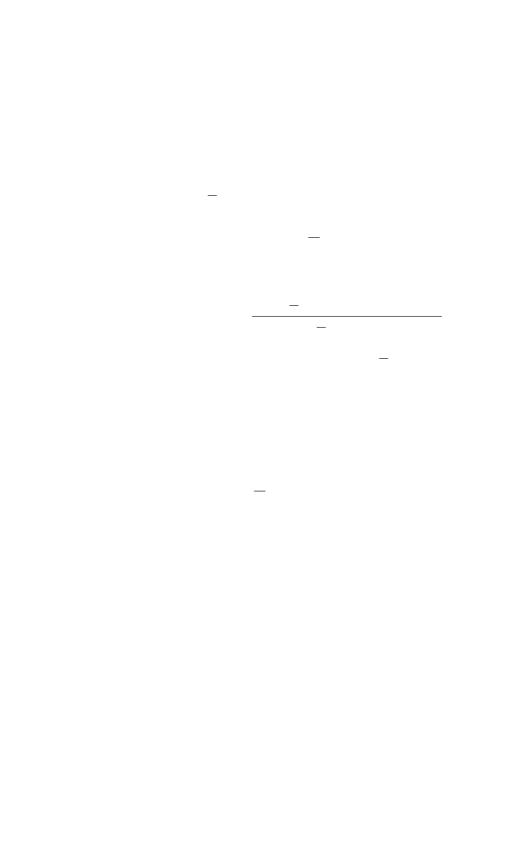
No trabalho GONTIJO et al. (2022), é apresentado um método robusto para a concepção de controladores PID para sistemas vibratórios de segunda ordem com incertezas paramétricas. Diferentemente de trabalhos correlatos baseados exclusi



 $\longrightarrow$ 

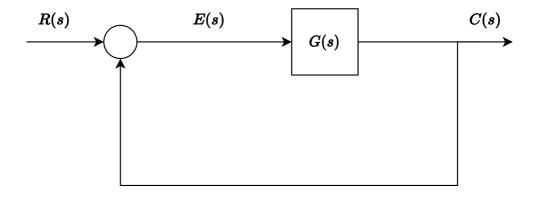


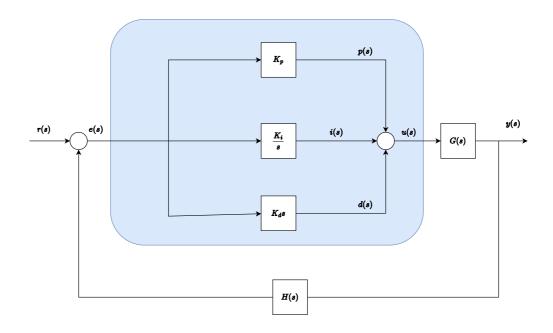












\_

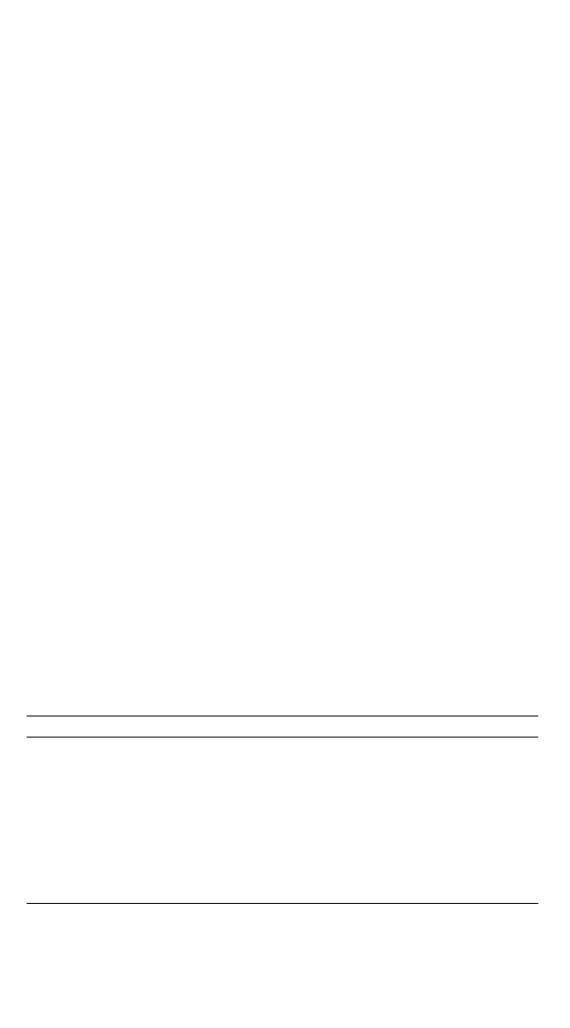
\_\_\_\_\_



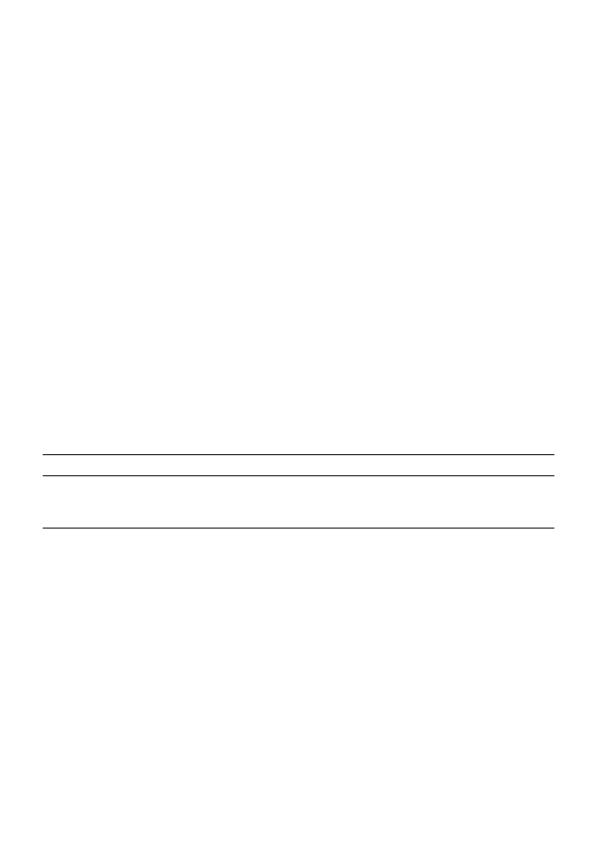




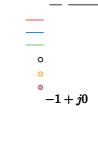


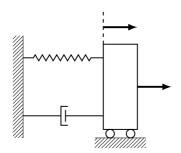


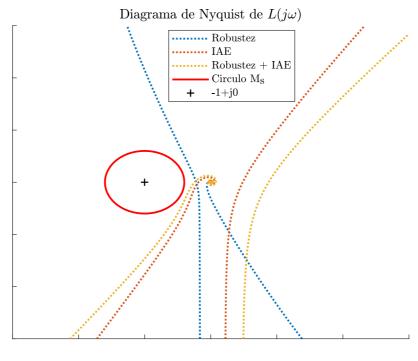




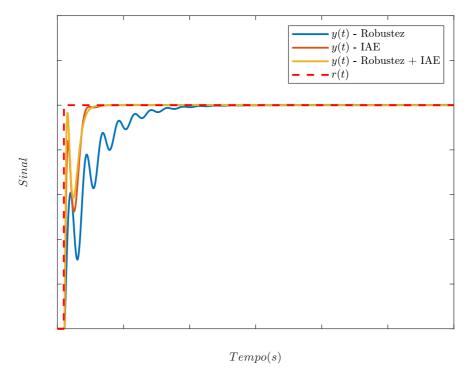


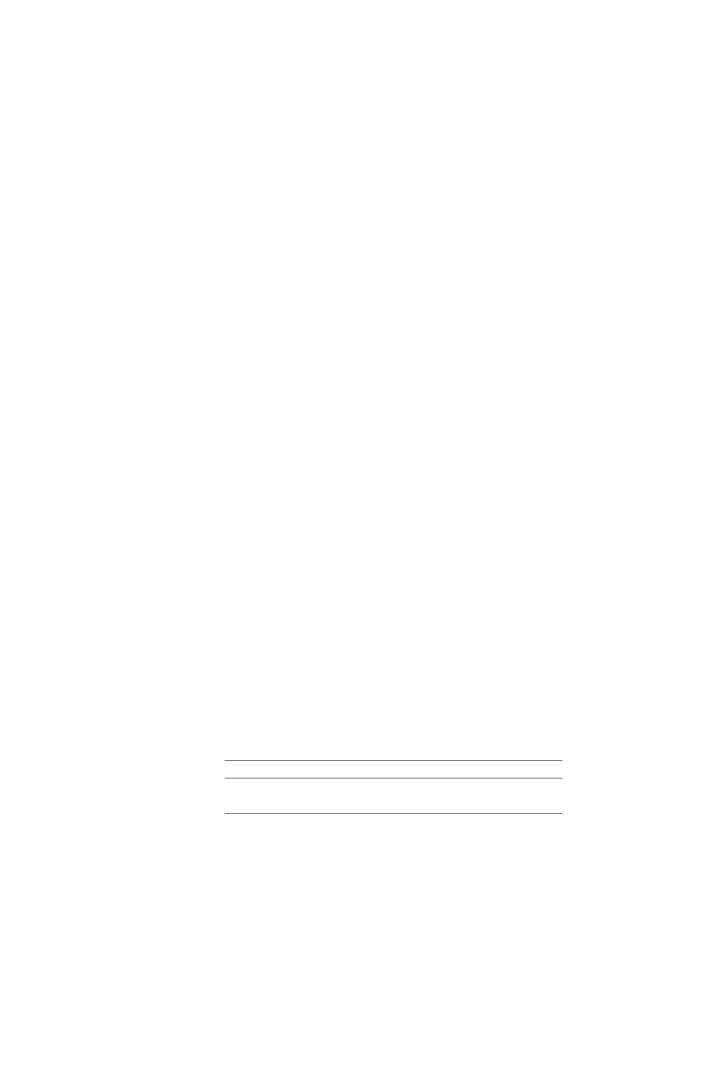


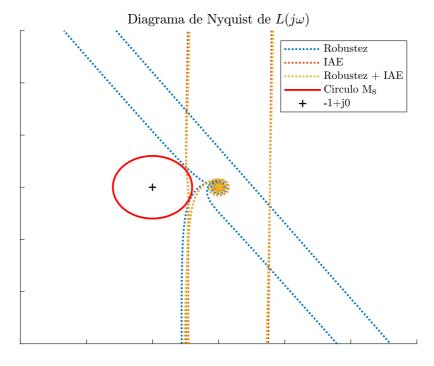




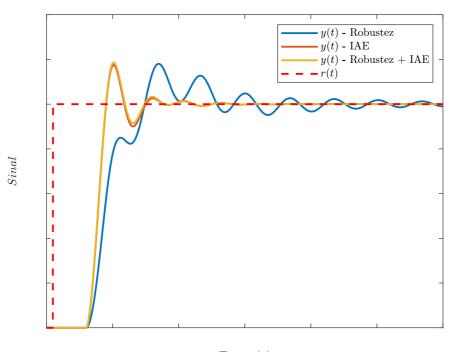
Eixo Real



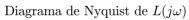


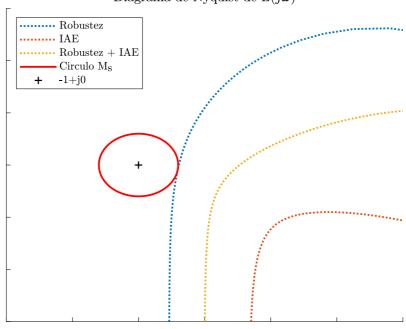


Eixo Real

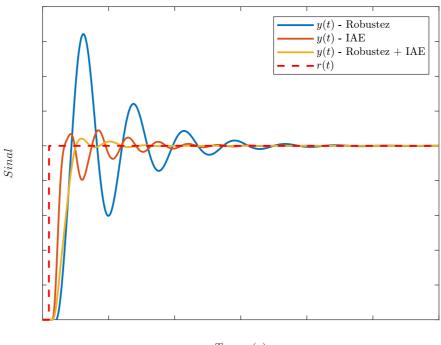


Tempo(s)



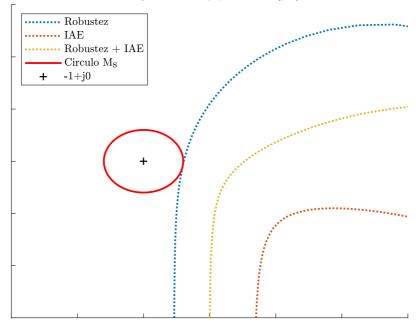


Eixo Real



Tempo(s)

## Diagrama de Nyquist de $L(j\omega)$



Eixo Real

