Análise e Modelagem de Sistemas Dinâmicos - 2023/2

Nome: Thamya Vieira Hashimoto Donadia

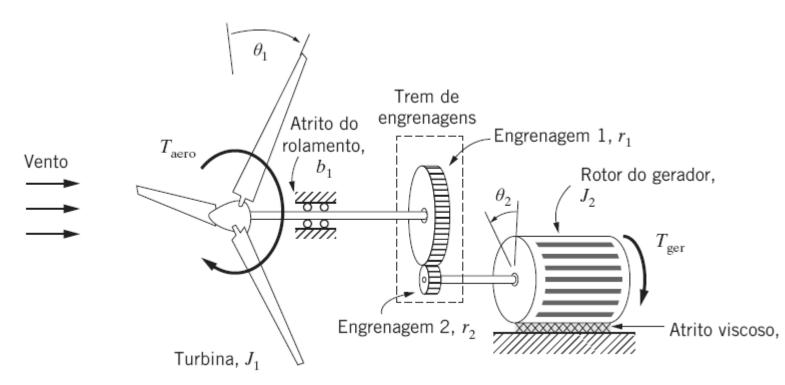
Data limite para entrega: 06/09/2023

A entrega deverá ser feita pelo Google ClassRoom

Trabalho 1 - Modelagem de Sistemas

Modelagem de Turbina-Gerador Eólico

A figura a seguir mostra um sistema turbina-gerador eólico usado para transformar energia mecânica em energia elétrica. Para esse problema, assume-se que a inércia da turbina J_1 e a do gerador J_2 são conectadas rigidamente às suas engrenagens no trem de engrenagens. O vento gera um torques aerodinâmico $T_{\rm aero}$ na turbina, fazendo o gerador rotacionar. O giro do rotor do gerador sobre o campo magnético produz uma força contra-eletromotriz no rotor, e consequentemente um torque $T_{\rm ger}$.



Os parâmetros do sistema turbina eólica-gerador são:

Momento de inércia da turbina J_1 [kg. m^2]

Momento de inércia do gerador J_2 [kg. m^2]

Raio da turbina (da extremidade das pás ao cubo) R [m]

Coeficiente de atrito da turbina $b_1 [N \cdot m \cdot s/rad]$

Coeficiente de atrito do gerador $b_2 [N \cdot m \cdot s/rad]$

Relação de transmissão $N = r_2/r_1$

Funções úteis do Matlab: tf, step, stepDataOptions, lsim, figure, plot, grid, yyaxis, title, xlabel, ylabel, sprintf, linspace.

1.1 Assumindo como entrada do sistema um torque $T_1(t) = T_{\rm aero}(t) - \frac{1}{N} T_{\rm ger}(t)$, apresente o modelo matemático dinâmico desse sistema em termos da velocidade angular da turbina (ω_1).

Analisando o conjunto turbina-engrenagem 1, pela Lei de Newton-Euler, obtemos:

 $J_1\ddot{\theta_1} = T_{\text{aero}} + T_{\text{r}1} - b_1\dot{\theta_1}$ (1) , sendo $T_{\text{r}1}$, o torque da engrenagem 1 e $b_1\dot{\theta_1}$, o torque gerado pelo atrito de rolamento.

Analisando o conjunto rotor-engrenagem 2, pela Lei de Newton-Euler, temos:

 $J_2\ddot{ heta_2} = T_{\rm r2} - T_{\rm ger} - b_2\dot{ heta_2} \Rightarrow T_{\rm r2} = J_2\ddot{ heta_2} + T_{\rm ger} + b_2\dot{ heta_2}$ (2), sendo $T_{\rm r2}$, o torque da engrenagem 2 e $b_2\dot{ heta_2}$ o torque gerado pelo atrito viscoso.

Analisando a relação de transmissão entre as engrenagens, observamos:

$$\frac{|T_{\rm r1}|}{|T_{\rm r2}|} = \frac{r_1}{r_2} = \frac{1}{N} \Rightarrow |T_{\rm r1}| = \frac{|T_{\rm r2}|}{N} \Rightarrow T_{\rm r1} = -\frac{T_{\rm r2}}{N} \ (3) \ \ {\rm e} \ \ V_1 = V_2 \ \Rightarrow \omega_1 r_1 = \omega_2 r_2 \ \Rightarrow \omega_2 = \frac{\omega_1 r_1}{r_2} \Rightarrow \omega_2 = \frac{\omega_1}{N} = \frac{\omega_1 r_1}{N} = \frac{\omega_1 r_2}{N} = \frac{\omega_1 r_1}{N} = \frac{\omega_1 r_2}{N} = \frac{\omega_1 r_1}{N} = \frac{\omega_1 r_2}{N} = \frac{\omega_1 r_2}{$$

Substituindo (2) em (1) pela relação (3):

$$J_{1}\ddot{\theta_{1}} = T_{\text{aero}} - \frac{T_{\text{r2}}}{N} - b_{1}\dot{\theta_{1}} \Rightarrow J_{1}\ddot{\theta_{1}} = T_{\text{aero}} - \frac{\left(J_{2}\ddot{\theta_{2}} + T_{\text{ger}} + b_{2}\dot{\theta_{2}}\right)}{N} - b_{1}\dot{\theta_{1}} \Rightarrow J_{1}\ddot{\theta_{1}} + b_{1}\dot{\theta_{1}} + \frac{\left(J_{2}\ddot{\theta_{2}} + b_{2}\dot{\theta_{2}}\right)}{N} = T_{\text{aero}} - \frac{T_{\text{ger}}}{N}$$
(4)

2

Como $T_1 = T_{\text{aero}} - \frac{T_{\text{ger}}}{N}$ e $\omega_2 = \frac{\omega_1}{N} \Rightarrow \dot{\omega_2} = \frac{\dot{\omega_1}}{N}$, considerando $\omega_1 = \dot{\theta_1}$ e $\omega_2 = \dot{\theta_2}$, obtemos em (4):

$$T_{1} = J_{1}\ddot{\theta_{1}} + b_{1}\dot{\theta_{1}} + \frac{\left(J_{2}\ddot{\theta_{1}} + b_{2}\dot{\theta_{1}}\right)}{N} \Rightarrow T_{1} = \left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right)\dot{\omega_{1}} + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\omega_{1}$$
(5)

1.2 Apresente a Função de Transferência $G_1(s) = rac{\Omega_1(s)}{T_1(s)}.$

Na equação (5), aplicando Laplace com condições iniciais nulas, obtemos:

$$T_{1}(s) = s \left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) \Omega_{1}(s) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right) \Omega_{1}(s) \Rightarrow T_{1}(s) = \left[s \left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right] \Omega_{1}(s)$$

$$\Rightarrow G_{1}(s) = \frac{\Omega_{1}(s)}{T_{1}(s)} = \frac{1}{\left[s \left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right]}$$
(6)

1.3 Considere que o torque aerodinâmico é dado por:

$$T_{\text{aero}}(t) = \frac{1}{2} \rho \pi R^3 C_t V_v(t) [N \cdot m] ,$$

que é função da massa específica do ar ρ (em kg/m^3), do raio da turbina R (em m), da velocidade do vento V_{ν} (em m/s), e do coeficiente de torque C_t .

E que o torque gerado pela força contra-eletromotriz é dado por:

$$T_{\text{ger}}(t) = 158, 7\omega_2(t) [N \cdot m]$$
.

Apresente a Função de Transferência $G_V(s) = rac{\Omega_{\mathbf{1}}(s)}{V_{\mathbf{v}}(s)}.$

Aplicando Laplace em $T_{\rm aero}(t) = \frac{1}{2} \rho \pi R^3 C_t V_{\nu}(t) \ [N \cdot m]$ e em $T_{\rm ger}(t) = 158, 7\omega_2(t) \ [N \cdot m]$ com condições iniciais nulas, obtemos:

$$T_{\text{aero}}(s) = \frac{1}{2} \rho \pi R^3 C_t V_v(s)$$
 e $T_{\text{ger}}(s) = 158, 7\Omega_2(s)$

Como $T_1(s) = T_{\text{aero}}(s) - \frac{T_{\text{ger}}(s)}{N}$, temos $T_1(s) = \frac{1}{2} \rho \pi R^3 C_t V_v(s) - \frac{158,7\Omega_2(s)}{N}$, subtituindo as relações fornecidas transformadas para o domínio de Laplace. Assim, substituindo $T_1(s)$ em $G_1(s)$, obtemos:

$$\begin{split} &\frac{\Omega_{1}(s)}{T_{1}(s)} = \frac{1}{\left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right]} \Rightarrow T_{1}(s) = \left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right]\Omega_{1}(s) \\ &\Rightarrow \frac{1}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}V_{\nu}(s) - \frac{158,7\Omega_{2}(s)}{N} = \left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right]\Omega_{1}(s) \end{split}$$

Aplicando Laplace na relação das engrenagens: $\mathscr{L}\left\{\omega_2 = \frac{\omega_1}{N}\right\} \Rightarrow \Omega_2(s) = \frac{\Omega_1(s)}{N}$. Substituindo na equação acima, obtemos:

$$\frac{1}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}V_{\nu}(s) - \frac{158,7\Omega_{1}(s)}{N^{2}} = \left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right]\Omega_{1}(s)$$

$$\Rightarrow \frac{1}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}V_{\nu}(s) = \left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right) + \frac{158,7}{N^{2}}\right]\Omega_{1}(s)$$

$$\Rightarrow G_{V}(s) = \frac{\Omega_{1}(s)}{V_{v}(s)} = \frac{\frac{1}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}}{\left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right) + \frac{158,7}{N^{2}}\right]} (7)$$

1.4 Mostre as Funções de Transferência ($G_1(s)$ e $G_v(s)$) com os valores referentes ao seu número I.

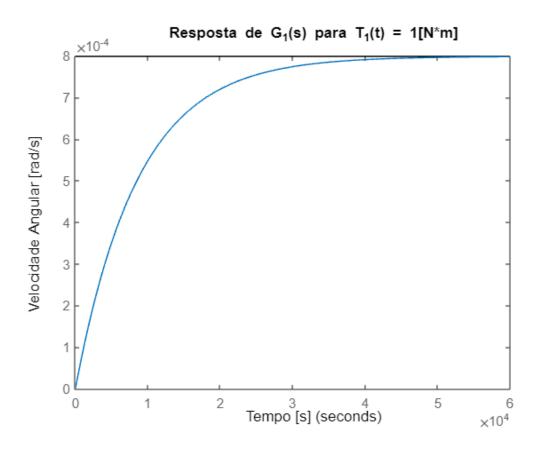
4769
----1.081e07 s + 1.27e05

Continuous-time transfer function.
Model Properties

1.5 Plote a resposta de $G_1(s)$ para $T_1(t) = 1[N \cdot m]$.

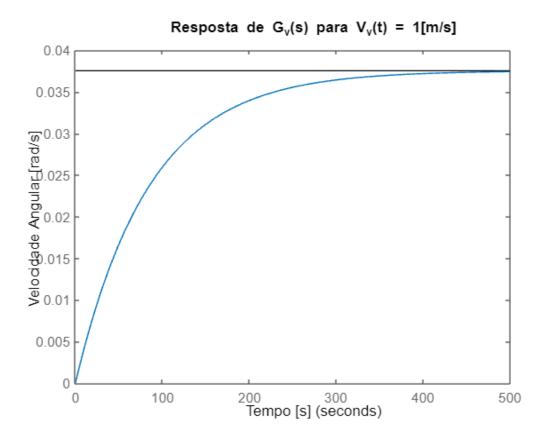
```
% comandos do matlab
```

```
figure, step(G1);
xlabel('Tempo [s]'), ylabel('Velocidade Angular [rad/s]',
VerticalAlignment='baseline'),
title('Resposta de G_1(s) para T_1(t) = 1[N*m]'),
```



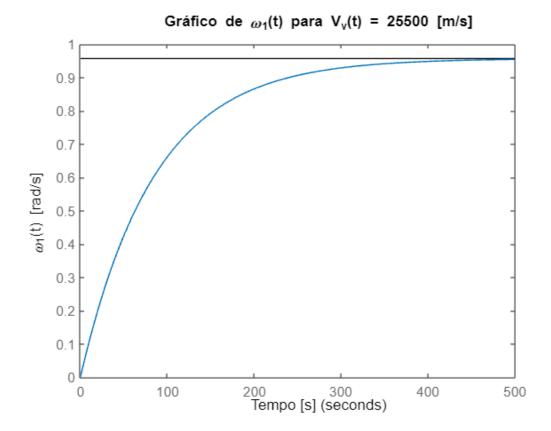
1.6 Plote a resposta de $G_v(s)$ para $V_v(t) = 1[m/s]$.

```
% comandos do matlab
figure, step(Gv);
xlabel('Tempo [s]'),ylabel('Velocidade Angular [rad/s]')
title('Resposta de G_v(s) para V_v(t) = 1[m/s]'),
```



1.7 Faça os gráficos da velocidade angular da turbina ($\omega_1(t)$) e do gerador ($\omega_2(t)$) com o valor de $V_{\nu}(t)$ referente ao seu número I.

```
% comandos do matlab
figure, step(Gv*Vv); % gráfico de w1(t)
xlabel('Tempo [s]'),ylabel('\omega_{1}(t) [rad/s]'),
title('Gráfico de \omega_1(t) para V_v(t) = 25500 [m/s]'),
```

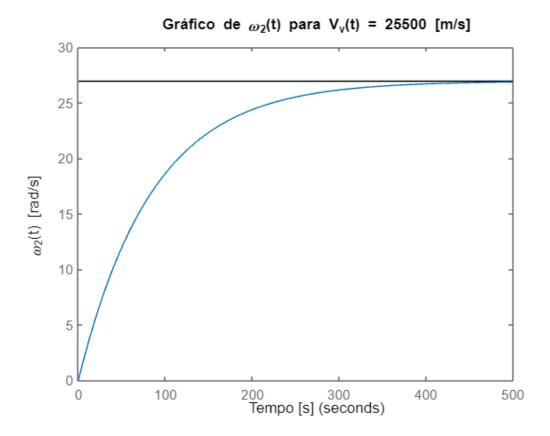


Para encontrar a função de transferência entre $\Omega_2(s)$ e $V_V(s)$, partiu-se da função $G_v(s) = \frac{\Omega_1(s)}{V_v(s)}$ fornecida em (7).

Assim, substituindo a relação das engrenagens $\mathscr{L}\left\{\omega_2=\frac{\omega_1}{N}\right\}\Rightarrow\Omega_2(s)=\frac{\Omega_1(s)}{N}$ em $G_{\nu}(s)$, obtemos:

$$G_{V2}(s) = \frac{\frac{\Omega_2(s)}{N}}{V_v(s)} = \frac{\Omega_2(s)}{NV_v(s)} = \frac{\Omega_2(s)}{V_v(s)} = \frac{1}{N} \left[\frac{\frac{1}{2} \rho \pi R^3 C_t}{s \left(J_1 + \frac{J_2}{N^2}\right) + \left(b_1 + \frac{b_2}{N^2}\right) + \frac{158,7}{N^2}} \right]$$

$$\Rightarrow G_{V2}(s) = \frac{\Omega_2(s)}{V_{\nu}(s)} = \frac{\frac{1}{2}\rho\pi R^3 C_t}{N s \left(J_1 + \frac{J_2}{N^2}\right) + N\left(b_1 + \frac{b_2}{N^2}\right) + \frac{158,7}{N}}$$
(8)



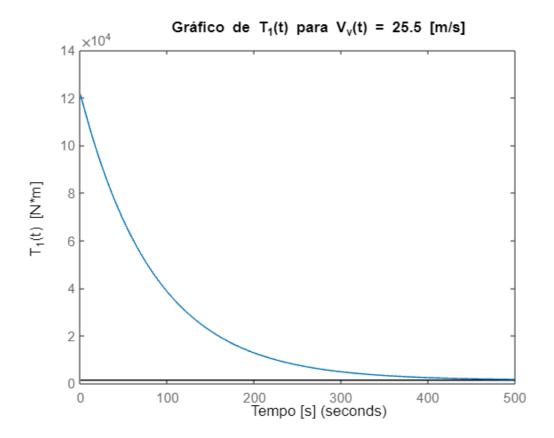
1.8 Obtenha os gráficos de $T_{ m ger}(t)$ e $T_1(t)$ para $V_{ m v}(t)$ referente ao seu número I.

Para encontrar a função de transferência entre $T_1(s)$ e $V_V(s)$, partiu-se das funções

$$G_1(s) = \frac{\Omega_1(s)}{T_1(s)} \ (6) \Rightarrow \Omega_1(s) = \ G_1(s) \\ T_1(s) \ \ \text{e} \ \ G_\nu(s) = \frac{\Omega_1(s)}{V_\nu(s)} \ (7) \Rightarrow \Omega_1(s) = G_V(s) \\ V_\nu(s) \ \ . \ \text{Assim, obtemos:}$$

$$G_{V}(s)V_{\nu}(s) = G_{I}(s)T_{I}(s) \Rightarrow G_{TI}(s) \Rightarrow G_{TI}(s) = \frac{T_{I}(s)}{V_{\nu}(s)} = \frac{G_{V}(s)}{G_{I}(s)} = \frac{\frac{1}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}\left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right)\right]}{s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right) + \frac{158,7}{N^{2}}}$$
(9)

```
% comandos do matlab
GT1 = Gv/G1;
figure, step(GT1*Vv);
xlabel('Tempo [s]'),ylabel('T_{1}(t) [N*m]'),
title('Gráfico de T_1(t) para V_v(t) = 25.5 [m/s]'),
```



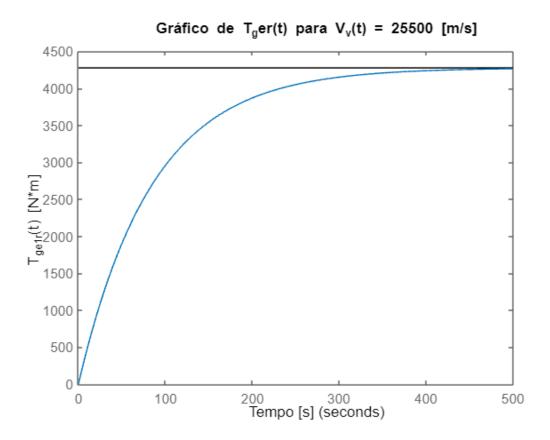
Para encontrar a função de transferência entre $T_{ger}(s) e V_V(s)$, partiu-se das funções

$$T_{\rm ger}(s) = 158.7\Omega_2(s) = 158.7\frac{\Omega_1(s)}{N} \Rightarrow \Omega_1(s) = T_{\rm ger}(s)\frac{N}{158.7} \ \ {\rm e} \ \ G_{\nu}(s) = \frac{\Omega_1(s)}{V_{\nu}(s)} \ (7) \Rightarrow \Omega_1(s) = G_V(s)V_{\nu}(s) \ .$$
 Assim, substituindo $\Omega_1(s)$ em $G_{\nu}(s)$:

$$G_{V}(s) = \frac{\Omega_{1}(s)}{V_{v}(s)} \Rightarrow \Omega_{1}(s) = G_{v}(s)V_{v}(s) \Rightarrow T_{ger}(s)\frac{N}{158.7} = \frac{\frac{1}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}}{\left[s\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + \left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right) + \frac{158.7}{N^{2}}\right]}V_{v}(s)$$

$$\Rightarrow G_{Tger}(s) = G_{v}(s)\frac{158.7}{N} = \frac{T_{ger}(s)}{V_{v}(s)} = \frac{\frac{158.7}{2}\rho\pi R^{3}C_{t}}{Ns\left(J_{1} + \frac{J_{2}}{N^{2}}\right) + N\left(b_{1} + \frac{b_{2}}{N^{2}}\right) + \frac{158.7}{N}}$$

```
GTger = Gv * (158.7/N); % GTger = Tger(s) / Vv(s)
figure, step(GTger*Vv);
xlabel('Tempo [s]'), ylabel('T_{gelr}(t) [N*m]');
title('Gráfico de T_ger(t) para V_v(t) = 25500 [m/s]'),
```



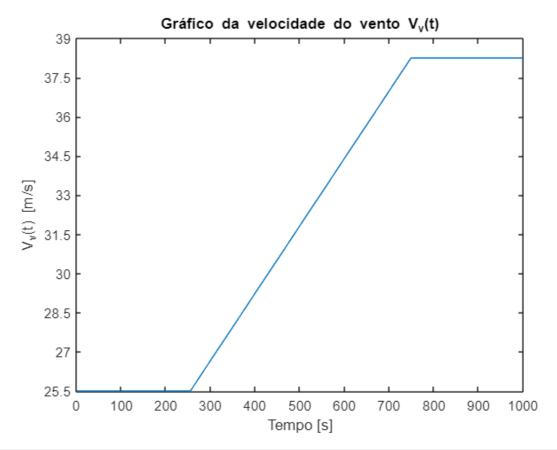
1.9 No instante t_n , a velocidade do vento aumenta de $V_v[m/s]$ para $V_{vf}[m/s]$ com aceleração constante de $a[m/s^2]$ (na forma de uma rampa), sendo t_n , V_v , V_{vf} e a fornecidos pelo seu número I. Trace os gráficos das velocidades angulares da turbina, $\omega_1(t)$, e do eixo do gerador, $\omega_2(t)$, versus o tempo.

```
% comandos do matlab
t_final = (Vvf - Vv)/a; % tempo final

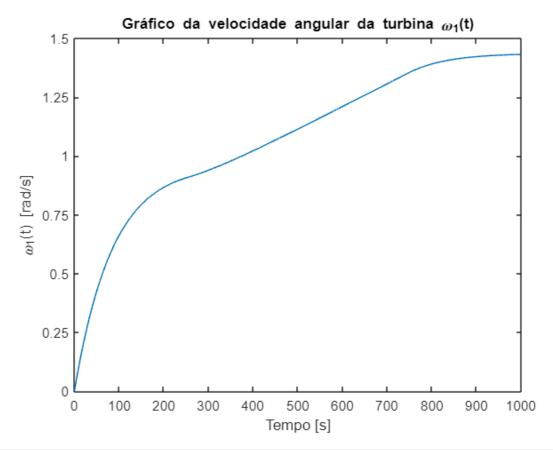
% vetores de velocidades
vetor_velocidade_inicial = linspace(Vv, Vv, tn);
vetor_velocidades_aceleracao = linspace(Vv, Vvf, t_final-tn);
vetor_velocidade_final = linspace(Vvf, Vvf, 255);
velocidades = [vetor_velocidade_inicial, vetor_velocidades_aceleracao,
vetor_velocidade_final];

% vetor de tempos
vetor_tempos = 0:1:length(velocidades)-1;

% gráfico da função de entrada (rampa)
plot(vetor_tempos, velocidades),
axis([0 1000 25.5 39]), xticks(0:100:1000), yticks(25.5:1.5:39)
xlabel('Tempo [s]'),ylabel('V_v(t) [m/s]');
title('Gráfico da velocidade do vento V_v(t)'),
```



```
% gráfico da velocidade angular da turbina
plot(vetor_tempos, lsim(Gv, velocidades, vetor_tempos)),
axis([0 1000 0 1.5]), xticks(0:100:1000), yticks(0:0.25:1.5)
xlabel('Tempo [s]'),ylabel('\omega_{1}(t) [rad/s]');
title('Gráfico da velocidade angular da turbina \omega_{1}(t)'),
```



```
% gráfico da velocidade angular do eixo do gerador
plot(vetor_tempos, lsim(Gv2, velocidades, vetor_tempos)),
axis([0 1000 0 42]), xticks(0:100:1000), yticks(0:5:40)
xlabel('Tempo [s]'), ylabel('\omega_{2}(t) [rad/s]');
title('Gráfico da velocidade angular do eixo do gerador \omega_{2}(t)'),
```

