## 5 Estudo Paramétrico do Sistema Coluna-Pêndulo

Um estudo paramétrico detalhado para investigar o desempenho do pêndulo absorsor na redução das amplitudes da coluna, bem como o comportamento do próprio pêndulo, é apresentado na seqüência. Utilizando as equações de estado (4.14), obtêm-se os deslocamentos, velocidades e/ou acelerações da coluna e do pêndulo absorsor por integração numérica, através do método de Runge-Kutta.

Inicialmente, é apresentado um estudo do comportamento das amplitudes do sistema com a variação da freqüência de excitação. Posteriormente, é mostrado um estudo de como o sistema se comporta alterando-se os parâmetros do pêndulo absorsor, tais como a freqüência natural, o amortecimento e a rigidez.

# 5.1. Influência da Freqüência da Excitação no Comportamento do Sistema

Partindo das equações de estado (4.14), são obtidas as respostas no tempo e os planos fase, bem como os diagramas de bifurcação através do método da força bruta e as seções de Poincaré para esses diagramas de bifurcação, dos quais podese compreender o funcionamento do pêndulo absorsor, para o sistema submetido a um carregamento harmônico senoidal.

Conhecendo a freqüência da coluna  $(\omega_c)$  pode-se variar as freqüências da excitação  $(\omega_e)$  e do pêndulo  $(\omega_p)$  de modo que todos os casos possíveis em termos de relações de freqüências  $(\omega_e / \omega_c, \omega_p / \omega_e = \omega_p / \omega_c)$  possam ocorrer, verificando, posteriormente, quais dessas relações promovem o controle de vibrações da coluna original.

A análise é referente ao exemplo do item 4.2, que possui os seguintes parâmetros:

- $\omega_c = 1.255428$  rad/s, que representa o freqüência natural da coluna;
- $\xi_c = 0.7\%$ , é a taxa de amortecimento da coluna;

- $\xi_p = 0.0\%$ , é a taxa de amortecimento do pêndulo absorsor;
- $\mu = 0.04$ , relação de massas (representa 4.0% da massa modal);
- $\zeta_s = 0.007$ , amplitude da força de excitação (adimensional);
- $K_p = 0.0$ , rigidez do absorsor pendular.

Inicialmente, são apresentados os espectros de resposta das amplitudes de deslocamento da coluna e do pêndulo em função da freqüência de excitação, usando tanto a formulação linear como a não-linear. As Figuras 5.1, 5.2 e 5.3 mostram os espectros para os casos  $\omega_p < \omega_c$ ,  $\omega_p = \omega_c$ ,  $\omega_p > \omega_c$ , respectivamente.



Figura 5.1: Espectro de resposta de deslocamento do sistema para  $\omega_p / \omega_c = 0.7965$ .



Figura 5.2: Espectro de resposta de deslocamento do sistema para  $\omega_{_{p}}$  /  $\omega_{_{c}}$  = 1.00 .



Figura 5.3: Espectro de resposta de deslocamento do sistema para  $\omega_p / \omega_c = 1.1151$ .

Nesse conjunto de resultados tem-se o comportamento das amplitudes de deslocamento do sistema em relação a freqüência de excitação, donde observa-se os picos de ressonância para o sistema acoplado em três casos distintos. Embora apresentem as mesmas ressonâncias, a não-linearidade afeta de modo positivo as vibrações da torre, diminuindo as amplitudes de vibração na região mais crítica.

As Figuras 5.4, 5.5 e 5.6 apresentam uma comparação entre os espectros de resposta de deslocamento da coluna com absorsor e da coluna original, para os mesmos casos estudados anteriormente.



Figura 5.4: Espectro de resposta de deslocamento da coluna para  $\omega_{_p}$  /  $\omega_{_c}$  = 0.7965 .



Figura 5.5: Espectro de resposta de deslocamento da coluna para  $\,\omega_{_{p}}\,/\,\omega_{_{c}}\,$  = 1.00 .



Figura 5.6: Espectro de resposta de deslocamento da coluna para  $\omega_p$  /  $\omega_c$  =1.1151.

Observa-se nesses resultados que o desempenho do absorsor pendular está intimamente ligado as relações de freqüências. No caso  $\omega_p < \omega_c$  tem-se que o pico de ressonância da coluna original coincide com o segundo pico de ressonância do sistema acoplado, já para  $\omega_p > \omega_c$  tem-se que o pico de ressonância da coluna original coincide com o primeiro pico do sistema acoplado, em ambos os casos o absorsor pendular é eficiente para uma pequena faixa de freqüências de excitação. Como esperado, no caso em que  $\omega_p = \omega_c$  a eficiência

do absorsor pendular é maior, pois o pico de ressonância da coluna original está na região onde a coluna com absorsor atinge suas menores amplitudes.

Para melhor compreensão do funcionamento do absorsor pendular é apresentado no decorrer desse capítulo um estudo detalhado do comportamento do pêndulo bem como da coluna.

Na Figura 5.7 mostra-se o comportamento das amplitudes máximas de deslocamento da coluna no estado permanente para diferentes magnitudes da freqüência de excitação. Para referência, mostra-se também o valor do deslocamento da coluna original em comparação com a coluna com absorsor. Analisando esses resultados, conclui-se que quando  $\omega_e < \omega_c$ , se  $\omega_p < \omega_e$  há uma redução na magnitude das oscilações, mas se  $\omega_p > \omega_e$ , não há redução, mas sim um aumento das amplitudes de vibração da coluna com absorsor. Já para  $\omega_e > \omega_c$  há uma inversão desse comportamento, se  $\omega_p < \omega_e$  não há redução, mas se  $\omega_p > \omega_e$ , há redução. Finalmente observa-se que, quando  $\omega_e = \omega_c$ , há sempre redução (Figura 5.7 (d)).

A Figura 5.8 apresenta os respectivos diagramas de bifurcação, que ilustram o comportamento da coluna com absorsor no estado permanente. Observando esses diagramas, conclui-se que para  $\omega_e < \omega_c$  a maior não-linearidade da resposta ocorre na região em que  $\omega_p \approx \omega_e$ , com uma região de comportamento particularmente complexa quando  $\omega_p < \omega_e$ . Quando  $\omega_e > \omega_c$  a resposta apresenta sempre o mesmo período da excitação (representada por um ponto na seção de Poincaré).

Já Figura 5.9 exemplifica o comportamento não-linear da coluna através das respostas no tempo (fase permanente), dos planos fase e das seções de Poincaré de pontos obtidos nos diagramas de bifurcação da Figura 5.8 para valores selecionados de  $\omega_p$  e  $\omega_e / \omega_c$ .



Figura 5.7: Variação das amplitudes máximas de deslocamento da coluna original e com absorsor na resposta permanente.



Figura 5.8: Diagramas de bifurcação para o deslocamento da coluna na resposta permanente.





(f)  $\omega_p = 0.6 \text{ rad/s e } \omega_e / \omega_c = 1.3541$ 

Figura 5.9: Resposta no tempo, plano fase e seção de Poincaré da resposta permanente da coluna.

0.015

0.01 0.005

-0.005

-0.01

-0.015

0.02

0.01

-0.01

ζ 0 τ

ζ 0 ł



(g)  $\omega_{\scriptscriptstyle e} = 2.0\,{\rm rad/s}$  e  $\,\omega_{\scriptscriptstyle e}\,/\,\omega_{\scriptscriptstyle c} = 1.5931$ 

Figura 5.10: Diagramas de bifurcação para o deslocamento angular do pêndulo na resposta permanente.



Figura 5.11: Resposta no tempo, plano fase e seção de Poincaré da resposta permanente do pêndulo.

A Figura 5.10 ilustra a variação do deslocamento angular do pêndulo através dos seus diagramas de bifurcação. É interessante notar que na região em torno de  $\omega_p \approx (1/3)\omega_e$  há sempre a presença de soluções eminentemente não-lineares, possivelmente em virtude da presença de um sub-harmônico de ordem três.

Já o comportamento não-linear do pêndulo absorsor é apresentado na Figura 5.11, que mostra as respostas no tempo, planos fase e seções de Poincaré para os mesmos valores de  $\omega_p$  e  $\omega_e / \omega_c$  estudados na Figura 5.10.

Os resultados demonstram que o sistema passivo de absorção pendular pode reduzir ou amplificar as amplitudes de deslocamento da coluna, conforme alteram-se as relações entre as freqüências natural da coluna, natural do pêndulo e da excitação.

## 5.2. Influência da Freqüência do Pêndulo no Comportamento do Sistema

Com base nas equações de estado (4.14), estuda-se a resposta do sistema, com a variação da relação  $\omega_p / \omega_c$ . São apresentadas as amplitudes máximas da reposta total como da permanente, tanto para a coluna quanto para o pêndulo. Também é mostrada a reposta permanente para diferentes valores de  $\omega_p$ .

Os resultado foram obtidos com os parâmetros apresentados no item 5.1, considerando, agora,  $\omega_e = \omega_c$ . Na Figura 5.12 mostra-se a variação das amplitudes máximas de deslocamento, velocidade e aceleração da coluna e do pêndulo em função da relação  $\omega_p / \omega_c$ . Cabe ressaltar que, em todos os casos, a amplitude máxima ocorre nos instantes iniciais da resposta transiente. Para a coluna, como esperado, as menores amplitudes ocorrem para  $\omega_p = \omega_c$ . Entretanto, pode-se verificar que o pêndulo é eficiente para uma ampla faixa do parâmetro  $\omega_p / \omega_c$ , tanto na fase transiente quanto na permanente. Os valores máximos da resposta não controlada são dados para efeito de comparação na Tabela 5.1.



Figura 5.12: Amplitudes máximas da resposta total e permanente da coluna e do pêndulo.

Tabela 5.1: Valores máximos da resposta não controlada.

ζ (máximo)		$\zeta,_{\tau}$ (máximo)		ζ, <sub>π</sub> (máximo)	
Total	Permanente	Total	Permanente	Total	Permanente
0.499999	0.499999	0.499999	0.499999	0.4999999	0.499999

A Figura 5.13 mostra o comportamento da resposta permanente no tempo das amplitudes da coluna e do absorsor pendular para três relações de  $\omega_p / \omega_c$ .

A estrutura é excitada por um carregamento harmônico senoidal dado, em sua forma adimensional, por:



Figura 5.13: Comportamento das amplitudes durante a resposta permanente.



Figura 5.14: Comportamento da força adimensional F.

Para  $\omega_p < \omega_c$ , a coluna está em fase com a força e o pêndulo encontra-se fora de fase (180°). Para  $\omega_p > \omega_c$ , a coluna e o pêndulo estão em fase e ambos encontram-se fora de fase com relação a excitação.

## 5.3. Influência das Condições Iniciais do Pêndulo Absorsor no Comportamento do Sistema

Para isso, buscou-se variar o parâmetro de entrada, que representa o deslocamento angular do pêndulo, de  $-\pi/2$  até  $\pi/2$ , e observou-se o comportamento das amplitudes do sistema para diferentes tipos de excitação.

Os parâmetros do sistema são os mesmos utilizados no item 5.1, sendo que agora  $\omega_e = \omega_c = \omega_p$ , pois é onde o pêndulo apresenta seu melhor desempenho na redução das amplitudes da coluna.

#### 5.3.1. Resposta do Sistema a um Carregamento Senoidal

Nessa análise são utilizadas as equações de estado (4.14). Na Figura 5.15 observa-se o comportamento das amplitudes máximas da coluna na resposta total. Independente das condições iniciais, há sempre redução dos valores máximas de deslocamento, velocidade e aceleração. A máxima redução ocorre para  $\theta_0 = 0$ .



Figura 5.15: Comportamento das amplitudes máximas da coluna na resposta total para um carregamento harmônico senoidal.

A Figura 5.16 apresenta o comportamento das amplitudes máximas da coluna na resposta permanente. Como esperado, as condições iniciais do pêndulo não interferem na redução na resposta permanente.



Figura 5.16: Comportamento das amplitudes máximas da coluna na resposta permanente para um carregamento harmônico senoidal.

Na Figura 5.17 ilustra-se a resposta no tempo da coluna sujeita a um carregamento harmônico senoidal, para alguns valores da condição inicial  $\theta_0$ .



Figura 5.17: Resposta da coluna no tempo para um carregamento harmônico senoidal.

As Figuras 5.18 e 5.19 ilustram, respectivamente, o comportamento das amplitudes máximas do pêndulo na resposta total e na reposta permanente para diferentes valores do deslocamento inicial do pêndulo,  $\theta_0$ .



Figura 5.18: Comportamento das amplitudes máximas do pêndulo na resposta total para um carregamento harmônico senoidal.



Figura 5.19: Comportamento das amplitudes máximas do pêndulo na resposta permanente para um carregamento harmônico senoidal.

Na Figura 5.20 pode-se observar a resposta no tempo do pêndulo para a coluna sujeita ao carregamento senoidal e diferentes valores de  $\theta_0$ . Observa-se que  $\theta_0$  influência de forma marcante a fase transiente.



Figura 5.20: Resposta do pêndulo no tempo para um carregamento harmônico senoidal.

#### 5.3.2. Comportamento do Sistema sob um Pulso Senoidal

A Figura 5.21 ilustra o pulso senoidal.



Figura 5.21: Pulso senoidal.

O pulso senoidal atua na estrutura até o instante  $\tau_1$ , sendo  $\tau_1$  equivalente a um período do sistema, dado por  $2\pi$ . As equações de estado utilizadas são as dadas pela expressão (4.14).

A Figura 5.22 representa o comportamento das amplitudes máximas da coluna para diferentes valores de condições iniciais do deslocamento angular do pêndulo.



Figura 5.22: Comportamento das amplitudes máximas da coluna para um pulso senoidal.

Na Figura 5.23 mostra-se o comportamento das amplitudes máximas de deslocamento angular do pêndulo absorsor quando a coluna está sujeita a um pulso senoidal, isso para diferentes valores das condições iniciais do pêndulo.



Figura 5.23: Comportamento das amplitudes máximas do pêndulo para um pulso senoidal.

Nessas condições a coluna com absorsor apresenta valores máximos superiores ao da coluna original sem absorsor. Verifica-se também que uma condição inicial não-nula piora o comportamento do sistema.

## 5.3.3. Comportamento do Sistema sob um Pulso Retangular

O pulso retangular é ilustrado na Figura 5.24.



Figura 5.24: Pulso retangular.

O pulso retangular atua até o instante  $\tau_1$ , duração de um período do sistema. Para esse caso as equações de estado (4.14) tomam a forma:

$$\dot{y}_1 = y_2$$
 (5.2a)

$$\dot{y}_{2} = \frac{\zeta_{s} - 2\xi_{s} \frac{\omega_{s}}{\omega_{e}} y_{2} - \left(\frac{\omega_{s}}{\omega_{e}}\right)^{2} y_{1} - \mu \dot{y}_{4} \cos(y_{3}) + \mu y_{4}^{2} \sin(y_{3})}{(1+\mu)}$$
(5.2b)

$$\dot{y}_3 = y_4$$
 (5.2c)

$$\dot{y}_4 = -2\xi_p \frac{\omega_p}{\omega_e} y_4 - \dot{y}_2 \cos(y_3) - \left(\frac{\omega_p}{\omega_e}\right)^2 \sin(y_3)$$
(5.2d)

Observa-se na Figura 5.25 o comportamento da coluna em função da condição inicial do pêndulo  $\theta_0$ . Sendo a força de pequena duração, o absorsor não consegue controlar as vibrações. Novamente  $\theta_0$  piora o comportamento do sistema.



Figura 5.25: Comportamento das amplitudes máximas da coluna para um pulso retangular.

#### 5.3.4. Comportamento do Sistema para uma Velocidade Inicial

Para estudar o comportamento do sistema quando a estrutura é posta em movimento por uma velocidade inicial, ou seja, por exemplo uma rajada de vento, é necessário alterar-se o parâmetro de entrada que representa a velocidade inicial da coluna, sendo que esta assumiu a magnitude de 0.2.

Na Figura 5.26 mostra-se o comportamento das amplitudes máximas da coluna na resposta total conforme varia a condição inicial de deslocamento angular do absorsor pendular.



Figura 5.26: Comportamento das amplitudes máximas da coluna para uma velocidade inicial.

# 5.4. Influência do Amortecimento do Pêndulo no Comportamento do Sistema

Os parâmetros do sistema são os mesmos utilizados no item 5.1, sendo que nessa análise  $\omega_e = \omega_c = \omega_p$ . São utilizadas as equações de estado (4.14) e o sistema está sujeito a um carregamento harmônico senoidal.

A Figura 5.27 demonstra o comportamento das amplitudes de deslocamento da coluna na resposta transiente. Na seqüência, a Tabela 5.2 mostra as amplitudes máximas da coluna, para os mesmos casos apresentados na Figura 5.27. Os resultados indicam que o amortecimento do pêndulo,  $\xi_p$ , é desfavorável durante a resposta transiente do sistema.



Figura 5.27: Amplitudes de deslocamento da coluna na resposta transiente para diferentes valores de  $\xi_p$ .

Tabela 5.2: Amplitudes de deslocamento da coluna na resposta transiente para diferentes  $\xi_p$ .

$\xi_p$ (%)	ζ (máximo)	$\zeta$ ,, (máximo)	$\zeta,_{\pi}$ (máximo)
0.0	0.033228	0.032752	0.033239
5.0	0.037015	0.036456	0.036381

Na Figura 5.28 apresenta-se o comportamento das amplitudes máximas da coluna e do pêndulo absorsor com a variação da taxa de amortecimento do pêndulo.



Figura 5.28: Influência da variação da taxa de amortecimento do pêndulo nas amplitudes máximas de resposta da coluna e do pêndulo.

Na medida em que aumenta a taxa de amortecimento do pêndulo absorsor, a sua eficiência diminui. Entretanto, os valores obtidos permanecem sempre abaixo dos valores máximos para a coluna sem absorsor. A presença do amortecimento provoca, por outro lado, um decréscimo nos valores máximos de deslocamento, velocidade e aceleração do pêndulo absorsor.

### 5.5. Influência de uma Mola com Rigidez Linear

Quando adiciona-se a rigidez do pêndulo ao sistema, altera-se automaticamente a freqüência natural do pêndulo, assim pode-se varia a rigidez do pêndulo de modo que a sua freqüência fique dentro de uma faixa de valores estabelecida, tornando o absorsor pendular mais eficiente, já que, com um ajuste na mola pode-se sintonizá-lo com mais facilidade. São adotados nessa análise os mesmos parâmetros do item 5.1, com  $\omega_e = \omega_c = \omega_p$  e o sistema sendo excitado por um carregamento harmônico senoidal.

#### 5.5.1. Variação da Rigidez Linear

São utilizadas as equações de estado (4.14), com a adição do termo que representa a rigidez do pêndulo. Considera-se que a freqüência natural do pêndulo pode variar de  $0.90\omega_c$  até  $1.10\omega_c$ . Assim, é necessário que a freqüência inicial do pêndulo coincida com  $0.90\omega_c$ , sendo que nessa magnitude a rigidez linear da mola é nula, e, para que freqüência natural do pêndulo varie até  $1.10\omega_c$ , é necessário aumentar gradativamente a rigidez linear da mola. Isso pode ser obtido de diversas formas. Uma sugestão promissora encontrada na literatura recente é o uso de novos materiais cujas propriedades variam em função da temperatura ou de uma corrente elétrica. Para que o valor inicial de  $\omega_p$  seja  $0.90\omega_c$  deve-se adotar que o comprimento da haste do pêndulo é 7.68 m.

A Tabela 5.3 mostra a rigidez linear do pêndulo e a respectiva freqüência.

$\omega_p / \omega_c$	$K_p$ (Nm)	
0.90	0.00	
0.92	151558.79	
0.94	306448.54	
0.96	464669.26	
0.98	626220.93	
1.00	791103.57	
1.02	959317.17	
1.04	1130861.74	
1.06	1305737.26	
1.08	1483943.75	
1.10	1665481.20	

Tabela 5.3: Variação da relação de freqüências com a variação da rigidez do pêndulo.

Na Figura 5.29 comparam-se os valores máximos da resposta total considerando o pêndulo sem a rigidez adicional da mola com aqueles obtidos variando-se a rigidez da mola entre os valores estabelecidos. Observa-se que o absorsor perde um pouco sua eficiência. Por outro lado diminuem bastante os valores máximos da resposta do pêndulo, tornando sua resposta praticamente linear.



Figura 5.29: Comportamento das amplitudes máximas do sistema na resposta total em função da variação de rigidez do pêndulo.

A Figura 5.30 mostra o comportamento das amplitudes máximas do sistema com a variação da rigidez na resposta permanente. Nota-se, novamente, uma queda na eficiência do absorsor em virtude de uma diminuição drástica de suas amplitudes de oscilação. Foi também analisado o comportamento do absorsor considerando um pêndulo invertido. Os resultados demonstraram que, tanto na



fase transiente quanto na permanente, os valores obtidos são bem superiores a aqueles alcançados com o pêndulo na posição original.

Figura 5.30: Comportamento das amplitudes máximas do sistema na resposta permanente em função da variação de rigidez do pêndulo.

### 5.5.2. Efeito de uma Mola Não-Linear

O objetivo é analisar a influência da não-linearidade da mola do dispositivo absorsor na resposta da coluna. Considerando uma mola com não-linearidade cúbica, as equações de movimento (4.12) tomam a forma:

$$\begin{cases} (0.25ML+m)\ddot{w} + C\dot{w} + \left(\frac{3.09EI}{L^3} - 0.78Mg\right)w + ml\ddot{\theta}\cos(\theta) - \\ ml\dot{\theta}^2\sin(\theta) = F_0\sin(\omega_e t) \end{cases}$$
(5.3a)

$$ml^{2}\ddot{\theta} + C_{p}\dot{\theta} - \alpha \frac{k_{nl}}{6}\theta^{3} + mglsen(\theta) + ml\ddot{w}\cos(\theta) = 0$$
(5.3b)

onde  $K_{nl}$  representa a rigidez não-linear do pêndulo.

Para ter uma noção da ordem de grandeza desse termo não-linear, expandiuse a função não-linear sen( $\theta$ ) em séries de Taylor, obtendo-se o termo cúbico  $(-\theta^3/6)$ . Então, considera-se que a rigidez não-linear da mola é  $K_{pnl} = -\alpha \frac{k_{nl}}{6} \theta^3$ , sendo  $\alpha$  um parâmetro de controle. Assim, as equações de estado são dadas, agora, por:

$$\dot{y}_{1} = y_{2} \quad (5.4a)$$

$$\dot{y}_{2} = \frac{\zeta_{s} \left(\frac{\omega_{s}}{\omega_{e}}\right)^{2} \operatorname{sen}(\tau) - 2\xi_{s} \frac{\omega_{s}}{\omega_{e}} y_{2} - \left(\frac{\omega_{s}}{\omega_{e}}\right)^{2} y_{1} - \mu \dot{y}_{4} \cos(y_{3}) + \mu y_{4}^{2} \operatorname{sen}(y_{3})}{(1+\mu)} \quad (5.4b)$$

$$\dot{y}_3 = y_4$$
 (5.4c)

$$\dot{y}_4 = -2\xi_p \frac{\omega_p}{\omega_e} y_4 + \frac{\alpha}{6} \left(\frac{\omega_p}{\omega_e}\right)^2 y_3^3 - \dot{y}_2 \cos(y_3) - \left(\frac{\omega_p}{\omega_e}\right)^2 \operatorname{sen}(y_3) \quad (5.4d)$$

Nas Tabelas 5.4 e 5.5 observar-se o comportamento das amplitudes máximas de deslocamento da coluna e do pêndulo, respectivamente, para a resposta total.

Tabela 5.4: Amplitudes máximas da coluna na resposta total com a variação de rigidez não-linear.

α	ζ (máximo)	$\zeta_{\tau}$ , (máximo)	ζ, <sub>π</sub> (máximo)
-1	0.033206	0.032740	0.033216
0	0.033235	0.032756	0.033244
1	0.033264	0.032772	0.033273

α	heta (máximo)	$\theta_{,_{\tau}}$ (máximo)	$\theta_{,\pi}$ (máximo)
-1	0.331020	0.332588	0.328784
0	0.333699	0.334775	0.331375
1	0.336410	0.336985	0.333998

Tabela 5.5: Amplitudes máximas do pêndulo na resposta total com a variação de rigidez não-linear.

Já nas Tabelas 5.6 e 5.7 são mostradas as amplitudes máximas da resposta da coluna e do pêndulo, respectivamente, durante a resposta permanente.

ζ (máximo)  $\zeta_{\tau}$  (máximo)  $\zeta_{\tau\tau}$  (máximo) α -1 0.000701 0.000742 0.000635 0 0.000681 0.000727 0.000617 1 0.000661 0.000712 0.000602

Tabela 5.6: Amplitudes máximas da resposta da coluna na fase permanente em função da variação de rigidez não-linear

Tabela 5.7: Amplitudes máximas da resposta do pêndulo na fase permanente em função da variação de rigidez não-linear.

α	heta (máximo)	$\theta_{,_{\tau}}$ (máximo)	$\theta$ , <sub><math>\pi</math></sub> (máximo)
-1	0.175638	0.175803	0.175310
0	0.176322	0.176489	0.175988
1	0.177022	0.177192	0.176683

A não-linearidade positiva ( $\alpha$ =1) causa uma pequena perda de eficiência do absorsor. Cabe lembrar que, nesse caso, tem-se uma redução no grau de nãolinearidade do absorsor. Já uma não-linearidade negativa ( $\alpha$ =-1) aumenta o grau de não-linearidade do sistema melhorando a eficiência do absorsor. Isso indica que a não-linearidade do absorsor têm um efeito positivo no comportamento do sistema, o que será analisado com mais profundidade no próximo capítulo.