

ПАРАМЕТРИЧЕСКАЯ ИДЕНТИФИКАЦИЯ МЕХАНИЧЕСКИХ КОЛЕБАТЕЛЬНЫХ СИСТЕМ МЕТОДОМ ДИНАМИЧЕСКИХ ИСПЫТАНИЙ

Пузько И.Д., доц.; Хворост В.А., доц.

Большинство экспериментальных методов определения основных динамических характеристик механических систем разработано при условии, что АЧХ исследуемой конструкции относится к классу резонансных и с достаточной степенью точности аппроксимируется моделью линейной диссипативной колебательной системы с одной степенью свободы [1,3].

При обработке результатов экспериментальных исследований применяются различные методы - резонансный, свободных колебаний, квадратурной составляющей, Кеннеди-Пэнку и др [3].

При обработке экспериментальных данных достаточно эффективен резонансный метод.

Рассмотрим некоторую модификацию резонансного метода.

Для определения инерционно-жесткостных и диссипативных параметров применим методы пробных величин, в частности, методы пробных параметров - пробных масс, пробных коэффициентов жесткости, пробных амплитуд и, пробных фаз. Аналогичный подход приведен в [1].

I ИДЕНТИФИКАЦИЯ МЕТОДОМ ДВУХ ПРОБНЫХ МАСС

При реализации режимов вынужденных колебаний и условии максимума $Y_a = Y_m$ огибающей полуразмахов колебаний для масс m , $(m + m_1^*)$, $(m + m_2^*)$ имеет место система уравнений

$$\left. \begin{aligned} \omega_{m1}^2 &= cm^{-1} - 2h_1^2, \\ \omega_{m2}^2 &= c(m + m_1^*)^{-1} - 2h_2^2, \\ \omega_{m3}^2 &= c(m + m_2^*)^{-1} - 2h_3^2, \end{aligned} \right\} \quad (1)$$

где ω_{mi} ($i = 1,3$) - частоты максимумов Y_{mi} перемещений;

m_1^* , m_2^* - первая и вторая пробные массы.

В первом приближении ограничимся условием $h_1 \approx h_2 \approx h_3 \approx h$, что справедливо при

$m_1^* \ll m$, $m_2^* \ll m$.

Преобразуем (1) путем формирования попарных разностей левых и правых частей и последующего деления полученных выражений

$$\frac{\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2}{\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2} = \left(\frac{m + m_1^*}{m} \right) \left(\frac{m + m_2^*}{m} \right)^{-1}. \quad (2)$$

Из (1), (2) определим параметры m , c , h , ω_0 , b

$$m \cong m_1^* m_2^* \frac{(\omega_{m2}^2 - \omega_{m3}^2)}{(\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2)} \left[\frac{(\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}{(\omega_{m2}^2 - \omega_{m3}^2)} + \frac{(\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}{(\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2)} \right]^{-1}, \quad (3)$$

$$c \cong \frac{m_1^* m_2^* (m_1^* - m_2^*) (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) (\omega_{m2}^2 - \omega_{m3}^2) (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}{\left[m_2^* (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) + m_1^* (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2) \right]}, \quad (4)$$

$$\omega_0 = \left[\frac{(m_1^* - m_2^*) (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}{m_2^* (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) + m_1^* (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)} \right]^{1/2}, \quad (5)$$

$$h = \frac{0,5 \left[m_1^* \omega_{m2}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - m_2^* \omega_{m3}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]}{\left[m_1^* (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2) + m_2^* (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]^{1/2}}, \quad (6)$$

$$b = \sqrt[3]{2 m_1^* m_2^* (m_2^* - m_3^*) \left[m_1^* \omega_{m2}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - m_2^* \omega_{m3}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]} \times \left(\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2 \right)^{1/2} / \left[m_1^* (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2) + m_2^* (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]^{3/2} \quad (7)$$

Принимая во внимание выражение $\omega_i = \pi / \Delta_i$, представим (3), (4), (5), (6), (7) в другой форме:

$$m = \frac{m_1^* m_2^* (\Delta_3^2 - \Delta_2^2) \Delta_1^2}{\Delta_3^2 m_2^* (\Delta_2^2 - \Delta_1^2) + \Delta_2^2 m_1^* (\Delta_1^2 - \Delta_3^2)}, \quad (8)$$

$$c = \pi^2 \frac{m_1^* m_2^* (m_1^* - m_2^*) (\Delta_2^2 - \Delta_1^2) (\Delta_3^2 - \Delta_2^2) (\Delta_1^2 - \Delta_3^2)}{\Delta_2^2 m_1^* (\Delta_1^2 - \Delta_3^2) + \Delta_3^2 m_2^* (\Delta_2^2 - \Delta_1^2)}, \quad (9)$$

$$\omega_0 = \pi \left\{ \frac{(m_1^* - m_2^*) (\Delta_2^2 - \Delta_1^2) (\Delta_1^2 - \Delta_3^2)}{m_1^* (\Delta_1^2 - \Delta_3^2) + m_2^* (\Delta_2^2 - \Delta_1^2)} \right\}^{1/2}, \quad (10)$$

$$h = \pi \left\{ \frac{m_1^* (\Delta_1^2 - \Delta_3^2) + m_2^* (\Delta_2^2 - \Delta_1^2)}{2 [m_1^* \Delta_2^2 (\Delta_1^2 - \Delta_3^2) + m_2^* \Delta_3^2 (\Delta_2^2 - \Delta_1^2)]} \right\}^{1/2}, \quad (11)$$

$$b = \pi (\Delta_1 \Delta_2 \Delta_3)^{-2} m_1^* m_2^* (\Delta_3^2 - \Delta_2^2) \Delta_1^2 \left[m_1^* (\Delta_3^2 - \Delta_1^2) - m_2^* \times \right. \\ \left. \times (\Delta_2^2 - \Delta_1^2) \right]^2 / \left[m_1^* \Delta_2^2 (\Delta_1^2 - \Delta_3^2) + m_2^* \Delta_3^2 (\Delta_2^2 - \Delta_1^2) \right]^{3/2}. \quad (12)$$

II. ИДЕНТИФИКАЦИЯ МЕТОДОМ ДВУХ ПРОБНЫХ КОЭФФИЦИЕНТОВ ЖЕСТКОСТИ

При введении двух пробных коэффициентов жесткости приведенные коэффициенты жесткости c_1^* , c_2^* при условии физической реализуемости представим в виде

$$\left. \begin{aligned} c_1^* &= c^{-1} + c_1^{-1}, \\ c_2^* &= c^{-1} + c_2^{-1}. \end{aligned} \right\} \quad (13)$$

При условии (13) система уравнений (1) принимает вид

$$\left. \begin{aligned} \omega_{m1}^2 &= cm^{-1} - 2h^2, \\ \omega_{m2}^2 &= c_1^* m^{-1} - 2h^2, \\ \omega_{m3}^2 &= c_2^* m^{-1} - 2h^2. \end{aligned} \right\} \quad (14)$$

Из (14) получим выражения для определения m , c , ω_0 , h :

$$m = \frac{\left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]}{c_2 - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) (\omega_{m3}^2 - \omega_{m2}^2)}, \quad (15)$$

$$c = \frac{\left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]}{(\omega_{m3}^2 - \omega_{m2}^2)}, \quad (16)$$

$$\omega_0 = \left\{ \frac{c_2 - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2)}{c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2)} \right\}^{1/2}, \quad (17)$$

$$h = \left[\frac{1}{2} (\omega_0^2 - \omega_{m1}^2) \right]^{1/2} = \left\{ \frac{1}{2} \left[c_1 \omega_{m3}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) - c_2 \omega_{m2}^2 \times \right. \right. \\ \left. \left. \times (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) \right] \right\}^{1/2} / \left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) \right]^{1/2}. \quad (18)$$

Представим приведенную жесткость (при условии физической реализуемости) в виде

$$c_1^* = c + c_1, \quad c_2^* = c + c_2, \quad (19)$$

где c_1, c_2 - как и ранее, пробные жесткости.

Из (14) при учете (19) определим параметр m :

$$m = \frac{c_2 (\omega_{m2}^2 - \omega_{m1}^2) + c_1 (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}{2 (\omega_{m2}^2 - \omega_{m1}^2) (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}. \quad (20)$$

Из (1) при учете (19), (20) получим систему уравнений для определения параметров c, h, ω_0

$$\left. \begin{aligned} c (\omega_{m2}^2 - \omega_{m1}^2) - 2c_1 h^2 &= c_1 \omega_{m1}^2, \\ c (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2) - 2c_2 h^2 &= c_2 \omega_{m3}^2. \end{aligned} \right\} \quad (21)$$

Соотношения (21) - система уравнений для определения параметров c, h , которые находим методом Крамера. Имеем:

$$\begin{aligned} A &= 2 \left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) \right], \\ A_1 &= 2c_1 c_2 (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2), \\ A_2 &= c_1 \omega_{m1}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) + c_2 \omega_{m3}^2 (\omega_{m2}^2 - \omega_{m1}^2), \end{aligned}$$

Тогда

$$c = \frac{A_1}{A} = c_1 c_2 (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2) \left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) \right]^{-1}, \quad (22)$$

$$h = \frac{A_2}{A} = \left\{ \frac{c_1 \omega_{m1}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) - c_2 \omega_{m3}^2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2)}{2 \left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) \right]} \right\}^{1/2}, \quad (23)$$

$$\omega_0 = \left[\frac{c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2)}{c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2)} \right]^{1/2} \quad (24)$$

или

$$\omega_0 = \frac{c_1 (\omega_{m3}^2 - \omega_{m1}^2)}{\left[c_2 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m2}^2) - c_1 (\omega_{m1}^2 - \omega_{m3}^2) \right]^{1/2}}. \quad (25)$$

III ИДЕНТИФИКАЦИЯ МЕТОДОМ ПРОБНЫХ АМПЛИТУД

При силовом гармоническом возбуждении амплитуда Y_a установившихся вынужденных колебаний равна

$$Y_a = F_a \left\{ m \left[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\omega^2 h^2 \right]^{1/2} \right\}^{-1}. \quad (26)$$

Из (26) определим Y_{ai} на частотах $\omega_i, \omega_{i+1}, \omega_{i+2}$ ($\omega_i \neq \omega_0, \omega_{i+1} \neq \omega_0, \omega_{i+2} \neq \omega_0$) и получим систему уравнений

$$\left. \begin{aligned} (k_{i1}^2 - 1) \omega_0^4 + 2\omega_0^2 (\omega_{i+1}^2 - k_{i1}^2 \omega_i^2) + 4h^2 (\omega_{i+1}^2 \omega_i^2 - \omega_{i+1}^2) + (\omega_{i+1}^4 - \omega_{i+1}^4) &= 0, \\ (k_{i2}^2 - 1) \omega_0^4 + 2\omega_0^2 (\omega_{i+2}^2 - k_{i2}^2 \omega_i^2) + 4h^2 (\omega_{i+2}^2 \omega_i^2 - \omega_{i+2}^2) + (\omega_{i+2}^4 - \omega_{i+2}^4) &= 0, \end{aligned} \right\} \quad (27)$$

где

$$k_{i1}^2 = \left[Y_{ai} / Y_{a(i+1)} \right]^2 = \frac{(\omega_0^2 - \omega_{i+1}^2)^2 + 4h^2 \omega_{i+1}^2}{(\omega_0^2 - \omega_i^2)^2 + 4h^2 \omega_i^2}, \quad (28)$$

$$k_{i2}^2 = \left[Y_{ai} / Y_{a(i+2)} \right]^2 = \frac{(\omega_0^2 - \omega_{i+2}^2)^2 + 4h^2 \omega_{i+2}^2}{(\omega_0^2 - \omega_i^2)^2 + 4h^2 \omega_i^2}. \quad (29)$$

Выберем k_{i1} из условия

$$k_{i1} = \omega_{i+1}/\omega_i = Y_{ai}/Y_{a(i+1)}. \quad (30)$$

Тогда первое уравнение системы (27) принимает вид

$$\left[\left(\omega_i + 1/\omega_i \right)^2 - 1 \right] \omega_0^4 + \omega_{i+1}^2 \left(\omega_i^2 - \omega_{i+1}^2 \right) = 0. \quad (31)$$

Из (31) определим ω_0 :

$$\omega_0 = \sqrt{\omega_i \omega_{i+1}} = \omega_i \sqrt{k_{i1}} = \omega_i \cdot Y_{ai}/Y_{a(i+1)}. \quad (32)$$

Выберем k_{i2} из условия

$$k_{i2} = \omega_{i+2}/\omega_i. \quad (33)$$

Тогда второе уравнение системы (27) принимает вид

$$\left[\left(\omega_{i+2}/\omega_i \right)^2 - 1 \right] \omega_0^4 - \omega_{i+2}^4 \left(\omega_{i+2}^2 - \omega_i^2 \right) = 0. \quad (34)$$

Из (34) определяется ω_0 :

$$\omega_0 = \sqrt{\omega_i \omega_{i+2}} = \omega_i \sqrt{k_{i2}} = \omega_i \cdot Y_{ai}/Y_{a(i+2)}. \quad (35)$$

IV ИДЕНТИФИКАЦИЯ МЕТОДОМ ПРОБНЫХ ФАЗ

Для разности фаз $\Delta\varphi$ между вынужденными колебаниями и возбуждающим воздействием имеет место уравнение [2]

$$\operatorname{tg} \Delta\varphi = 2h\omega / \left(\omega_0^2 - \omega^2 \right). \quad (36)$$

При реализации режимов вынужденных колебаний на частотах ω_i, ω_{i+1} ($\omega_i \neq \omega_0, \omega_{i+1} \neq \omega_0$) из (36) следует система уравнений

$$\left. \begin{aligned} \omega_0^2 \operatorname{tg} \Delta_i \varphi - 2h\omega_i &= \omega_i^2 \operatorname{tg} \Delta_i \varphi, \\ \omega_0^2 \operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi - 2h\omega_{i+1} &= \omega_{i+1}^2 \operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi, \end{aligned} \right\} \quad (37)$$

из которой определяются неизвестные ω_0, h по формулам:

$$\omega_0 = \frac{\omega_i \omega_{i+1} \left(\omega_{i+1} \operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi - \omega_i \operatorname{tg} \Delta_i \varphi \right)}{\omega_i \operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi - \omega_{i+1} \operatorname{tg} \Delta_i \varphi}, \quad (38)$$

$$h = \frac{\left(\omega_{i+1}^2 - \omega_i^2 \right) \operatorname{tg} \Delta_i \varphi \operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi}{2 \left(\omega_i \operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi - \omega_{i+1} \operatorname{tg} \Delta_i \varphi \right)} = \frac{\omega_{i+1}^2 - \omega_i^2}{2 \left(\frac{\operatorname{tg} \Delta_i \varphi}{\omega_i} - \frac{\operatorname{tg} \Delta_{i+1} \varphi}{\omega_{i+1}} \right)}. \quad (39)$$

Принимая во внимание (39), определим из первого уравнения системы (37) параметр m методом пробной массы (Δm).

Имеем систему уравнений

$$\left. \begin{aligned} \frac{c}{m} \operatorname{tg} \Delta_i \varphi &= 2h\omega_i + \omega_i^2 \operatorname{tg} \Delta_i \varphi, \\ \frac{c}{m + \Delta m} \operatorname{tg} \Delta_k \varphi &= 2h\omega_k + \omega_k^2 \operatorname{tg} \Delta_k \varphi, \end{aligned} \right\} \quad (40)$$

из которой найдем выражение для параметра m

$$m = \Delta m \frac{\omega_k \left(c h + \omega_k \operatorname{tg} \Delta_k \varphi \right) \operatorname{tg} \Delta_i \varphi}{\left(\omega_i^2 - \omega_k^2 \right) \operatorname{tg} \Delta_i \varphi \operatorname{tg} \Delta_k \varphi + 2h \left(\omega_i \operatorname{tg} \Delta_k \varphi - \omega_k \operatorname{tg} \Delta_i \varphi \right)}. \quad (41)$$

Из первого уравнения системы (40) при учете (41) определим параметр c :

$$c = \frac{m(\omega_i h + \omega_i^2 \operatorname{tg} \Delta_i \varphi)}{\operatorname{tg} \Delta_i \varphi} = \frac{\Delta m \omega_i \omega_k (h + \omega_i \operatorname{tg} \Delta_i \varphi)(h + \omega_k \operatorname{tg} \Delta_k \varphi)}{(\omega_i^2 - \omega_k^2) \operatorname{tg} \Delta_i \varphi \operatorname{tg} \Delta_k \varphi + 2h(\omega_i \operatorname{tg} \Delta_k \varphi - \omega_k \operatorname{tg} \Delta_i \varphi)}. \quad (42)$$

Таким образом, предложенный модифицированный резонансный метод параметрической идентификации, основанный на использовании метода пробных параметров, позволяет получить аналитические соотношения для определения параметров в замкнутой форме.

SUMMARY

For determination of inertial /rigidity and dissipation parametre the methods of trial sizes: trial weights, trial factors of rigidity, trial amplitudes and trial phases are applied. Analytical correlations for determination of parameters are received.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Божко А.Е., Личкатый Е.А., Полищук О.Ф. и др. Резонансные виброиспытательные системы / Под ред. Божко А.Е.; АН Украины, Ин-т проблем машиностроения. - Киев: Наук. думка, 1992. - 248 с.- JSBN5 - 12-002956-6.
2. Василенко Н.В. Теория колебаний. - Киев: Вища школа, 1992. - 430 с.
3. Редько С.Ф., Ушколов В.Ф., Яковлев В.П. Идентификация механических систем. Определение динамических характеристик и параметров. - Киев: Наук. думка, 1985. - 216 с.