

- выбора вариантов систем. -М.: Наука, 1986.
3. Подиновский В.В., Ногин В.Д. Проектно-оптимальные решения многокритериальных задач. -М.: Наука, 1982.
  4. Сергиенко И.В., Лебедев Т.Т., Рошин А.Л. Приближенные методы решения задач дискретной оптимизации. -К.: Наукова думка, 1980.

5. Алексеев О.Г. Комплексное применение методов дискретной оптимизации. -М.: Наука, 1987.
6. Дегтерев Ю.И. Методы оптимизации. -М.: Сов. радио, 1980.

Поступила в редакцию 28 декабря 1999 г.

УДК 539.4:620.178.32

## К ВОПРОСУ АМПЛИТУДНО-ЧАСТОТНОЙ КОРРЕКЦИИ ЭЛЕКТРОДИНАМИЧЕСКИХ ВИБРОВОЗВУДИТЕЛЕЙ

И.Д.Пузько, доц.

В работе [1] по взаимному расположению главных осей жесткости и осей инерции рассмотрена возможность разделения переменных в уравнениях движения подвижной системы электродинамических вибровозбудителей (ЭДВ) при отсутствии связности координат.

Рассмотрим возможность введения коррекции при условии связности координат для различных случаев разделения координат, что дополняет результаты исследования, изложенные в [2].

**Случай I** При расположении центра  $O_1$  жесткости в плоскости  $yOz$  при односторонних колебаниях вдоль оси  $Oy$  в режиме ГТ операционные изображения  $Y(p)$ ,  $Z(p)$ ,  $\Lambda(p)$  при движении вдоль осей  $Oy$ ,  $Oz$  и поворота относительно оси  $Ox$  имеют вид соответственно [1] :

$$Y(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^2 \tilde{A}_{2k} p^{2k} \right) / \left( \sum_{n=0}^3 \tilde{B}_{2n} p^{2n} \right), \quad (1)$$

$$Z(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^1 \tilde{A}_{2k}^* p^{2k} \right) / \left( \sum_{n=0}^3 \tilde{B}_{2n} p^{2n} \right), \quad (2)$$

$$\Lambda(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^2 \tilde{A}_{2k}^{**} p^{2k} \right) / \left( \sum_{n=0}^3 \tilde{B}_{2n} p^{2n} \right), \quad (3)$$

где коэффициенты  $\tilde{A}_{2k}$ ,  $\tilde{A}_{2k}^*$ ,  $\tilde{A}_{2k}^{**}$  определяются параметрами ЭДВ.

При  $p = j\omega$  из (1), (2), (3) получим выражения для АЧХ  $W_I^Y(\omega)$ ,  $W_I^Z(\omega)$ ,  $W_I^\Lambda(\omega)$ :

$$W_I^Y(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^2 (-1)^k A_{2k} \omega^{2k} \right] / \left[ \sum_{n=0}^3 (-1)^n B_{2n} \omega^{2n} \right], \quad (4)$$

$$W_I^Z(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^1 (-1)^k A_{2k}^* \omega^{2k} \right] / \left[ \sum_{n=0}^3 (-1)^n B_{2n} \omega^{2n} \right], \quad (5)$$

$$W_I^\Lambda(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^2 (-1)^k A_{2k}^{**} \omega^{2k} \right] / \left[ \sum_{n=0}^3 (-1)^n B_{2n} \omega^{2n} \right]. \quad (6)$$

Из (4), (5), (6) следует, что при  $\omega \neq \text{const}$  имеет место  $Y_a(\omega) \neq \text{const}$ ,  $Z_a(\omega) \neq \text{const}$ ,  $\Lambda_a(\omega) \neq \text{const}$ . Для обеспечения условий независимости  $Y_a, Z_a, \Lambda_a$  от  $\omega$  необходимо выполнить преобразования  $I_a$  соответственно:

$$I_{ay}^* = I_a K_I^Y(\omega), \quad (7)$$

$$I_{az}^* = I_a K_I^Z(\omega), \quad (8)$$

$$I_{a\alpha}^* = I_a K_I^\Lambda(\omega), \quad (9)$$

где

$$K_I^Y(\omega) = \left( \sum_{n=0}^3 (-1)^n B_{2n} \omega^{2n} \right) / \left( \sum_{k=0}^2 (-1)^k A_{2k} \omega^{2k} \right), \quad (10)$$

$$K_I^Z(\omega) = \left( \sum_{n=0}^3 (-1)^n B_{2n} \omega^{2n} \right) / \left( \sum_{k=0}^1 (-1)^k A_{2k}^* \omega^{2k} \right), \quad (11)$$

$$K_I^\Lambda(\omega) = \left( \sum_{n=0}^3 (-1)^n B_{2n} \omega^{2n} \right) / \left( \sum_{k=0}^2 (-1)^k A_{2k}^{**} \omega^{2k} \right). \quad (12)$$

**Случай II** При расположении центра  $O_1$  жесткости в плоскости  $xOy$  операционные изображения  $X(p)$ ,  $Y(p)$ ,  $\Lambda(p)$  перемещений вдоль осей  $Ox$ ,  $Oy$  и угла поворота вокруг оси  $Ox$  соответственно имеют вид [1]

$$X(p) = I(p) \left( \sum_{m=0}^1 F_{2m} p^{2m} \right) / \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} p^{2n} \right), \quad (13)$$

$$Y(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^2 G_{2k} p^{2k} \right) / \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} p^{2n} \right), \quad (14)$$

$$\Lambda(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^2 H_{2k} p^{2k} \right) / \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} p^{2n} \right), \quad (15)$$

где коэффициенты  $F_{2m}$ ,  $G_{2k}$ ,  $H_{2k}$  ( $m = \overline{0,1}$ ;  $k = \overline{0,2}$ ),  $R_{2n}$  ( $n = \overline{0,3}$ ) определяются параметрами ЭДВ.

$$\Gamma(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^2 H_{2k} p^{2k} \right) \Bigg/ \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} p^{2n} \right), \quad (27)$$

где коэффициенты  $F_{2k}, G_{2k}, H_{2k}$  ( $k = \overline{0, 2}$ ),  $R_{2n}$  ( $n = \overline{0, 8}$ ) определяются параметрами ЭДВ.

При  $p = j\omega$  из (25), (26), (27) получим выражения для АЧХ  $W_I^Y(\omega)$ ,  $W_I^\Delta(\omega)$ ,  $W_I^\Gamma(\omega)$ :

$$W_I^Y(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^2 (-1)^k F_{2k} \omega^{2k} \right] / \left[ \sum_{n=0}^3 (-1)^n R_{2n} \omega^{2n} \right], \quad (28)$$

$$W_I^\Lambda(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^2 (-1)^k G_{2k} \omega^{2k} \right] / \left[ \sum_{n=0}^3 (-1)^n R_{2n} \omega^{2n} \right], \quad (29)$$

$$W_I^\Gamma(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^2 (-1)^k H_{2k} \omega^{2k} \right] \Bigg/ \left[ \sum_{n=0}^3 (-1)^n R_{2n} \omega^{2n} \right]. \quad (30)$$

Из (28), (29), (30) следует, что при  $\omega \neq \text{const}$  имеет место  $Y_a(\omega) \neq \text{const}$ ,  $\Lambda_a(\omega) \neq \text{const}$ ,  $\Gamma_a(\omega) \neq \text{const}$ . Для обеспечения условий независимости  $Y_a, \Lambda_a, \Gamma_a$  от  $\omega$  необходимо выполнить преобразования  $I_a$  соответственно:

$$I_{av}^* = I_{av} K_L^Y(\omega), \quad (31)$$

$$I_{\alpha\beta}^* \equiv I_{\alpha\beta} K_r^\Delta(\varphi), \quad (32)$$

$$I_{\alpha\gamma}^* \equiv I_{\alpha\gamma} K_I^\Gamma(\omega), \quad (33)$$

где

$$K_I^Y(\omega) = \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} \omega^{2n} (-1)^n \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^2 (-1)^k F_{2k} \omega^{2k} \right), \quad (34)$$

$$K_I^\Lambda(\omega) = \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} \omega^{2n} (-1)^n \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^2 (-1)^k G_{2k} \omega^{2k} \right), \quad (35)$$

$$K_I^{\Gamma}(\omega) = \left( \sum_{n=0}^3 R_{2n} \omega^{2n} (-1)^n \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^2 (-1)^k H_{2k} \omega^{2k} \right). \quad (36)$$

Случай IV При совпадении главной оси инерции  $Ox$  с главной осью жесткости  $O_1x_1$  и расположении центра  $O_1$  жесткости на главной оси  $Ox$

инерции операционные изображения перемещения  $Y(p)$  подвижной системы ЭДВ вдоль оси Оу и вращения  $\Gamma(p)$  относительно оси Oz имеют вид

$$Y(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^1 G_{2k} p^{2k} \right) \Bigg/ \left( \sum_{n=0}^2 S_{2n} p^{2n} \right), \quad (37)$$

$$\Gamma(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^1 H_{2k} p^{2k} \right) \Bigg/ \left( \sum_{n=0}^2 S_{2n} p^{2n} \right), \quad (38)$$

где коэффициенты  $G_{2k}, H_{2k}$  ( $k = \overline{0,1}$ ),  $S_{2n}$  ( $n = \overline{0,2}$ ) определяются параметрами ЭДВ.

При  $p = j\omega$  из (37), (38) получим выражения для АЧХ  $W_I^Y(\omega)$ ,  $W_I^\Gamma(\omega)$ :

$$W_I^Y(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^1 (-1)^k G_{2k} \omega^{2k} \right] \Bigg/ \left[ \sum_{n=0}^2 (-1)^n S_{2n} \omega^{2n} \right], \quad (39)$$

$$W_I^\Gamma(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^1 (-1)^k H_{2k} \omega^{2k} \right] \Bigg/ \left[ \sum_{n=0}^2 (-1)^n S_{2n} \omega^{2n} \right]. \quad (40)$$

Из (39), (40) следует, что при  $\omega \neq const$  имеет место  $Y_a(\omega) \neq const$ ,  $\Gamma_a(\omega) \neq const$ . Для обеспечения условий независимости  $Y_a$ ,  $\Gamma_a$  от  $\omega$  необходимо выполнить преобразования  $I_a$  соответственно

$$I_{ay}^* = I_{ay} K_I^Y(\omega), \quad (41)$$

$$I_{a\gamma}^* = I_{a\gamma} K_I^\Gamma(\omega), \quad (42)$$

где

$$K_I^Y(\omega) = \left( \sum_{n=0}^2 (-1)^n S_{2n} \omega^{2n} \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^1 (-1)^k G_{2k} \omega^{2k} \right), \quad (43)$$

$$K_I^\Gamma(\omega) = \left( \sum_{n=0}^2 (-1)^n S_{2n} \omega^{2n} \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^1 (-1)^k H_{2k} \omega^{2k} \right). \quad (44)$$

**Случай V** При совпадении главной оси  $O_1 z_1$  жесткости с главной осью Oz инерции, на которой расположен центр  $O_1$  жесткости, операционные изображения перемещения  $Y(p)$  вдоль оси Оу и вращения  $\Lambda(p)$  вокруг оси Ox имеет вид соответственно

$$Y(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^1 F_{2k} p^{2k} \right) \Bigg/ \left( \sum_{n=0}^2 \Phi_{2n} p^{2n} \right), \quad (45)$$

квадратично. Важимадон (4) У кинематикеи интегралы интегрировано кийдеңдің төзімін үЗ жәе сипаттастырылған (3) қарточка и үЗ көз атаса 316

$$\Lambda(p) = I(p) \left( \sum_{k=0}^1 S_{2k} p^{2k} \right) \Bigg/ \left( \sum_{n=0}^2 \Phi_{2n} p^{2n} \right), \quad (46)$$

где коэффициенты  $F_{2k}$ ,  $S_{2k}$  ( $k = \overline{0,1}$ ),  $\Phi_{2n}$  ( $n = \overline{0,2}$ ) определяются параметрами ЭДВ.

При  $p = j\omega$  из (45), (46) получим выражения для АЧХ  $W_I^Y(\omega)$ ,  $W_I^\Lambda(\omega)$ :

$$W_I^Y(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^1 (-1)^k F_{2k} \omega^{2k} \right] \Bigg/ \left[ \sum_{n=0}^2 (-1)^n \Phi_{2n} \omega^{2n} \right], \quad (47)$$

$$W_I^\Lambda(\omega) = \left[ \sum_{k=0}^1 (-1)^k S_{2k} \omega^{2k} \right] \Bigg/ \left[ \sum_{n=0}^2 (-1)^n \Phi_{2n} \omega^{2n} \right]. \quad (48)$$

Из (47), (48) следует, что при  $\omega \neq \text{const}$  имеет место  $Y_a(\omega) \neq \text{const}$   
 $\Lambda_a(\omega) \neq \text{const}$ . Для обеспечения условий независимости  $Y_a$ ,  $\Lambda_a$  от  $\omega$  необходимо выполнить преобразования  $I_a$  соответственно

$$I_{ay}^* = I_{ay} K_I^Y(\omega), \quad (49)$$

$$I_{a\alpha}^* = I_{a\alpha} K_I^\Lambda(\omega), \quad (50)$$

где

$$K_I^Y(\omega) = \left( \sum_{n=0}^2 \Phi_{2n} \omega^{2n} (-1)^n \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^1 (-1)^k F_{2k} \omega^{2k} \right), \quad (51)$$

$$K_I^\Lambda(\omega) = \left( \sum_{n=0}^2 \Phi_{2n} \omega^{2n} (-1)^n \right) \Bigg/ \left( \sum_{k=0}^1 (-1)^k S_{2k} \omega^{2k} \right). \quad (52)$$

Таким образом, рассмотренные в статье случаи амплитудно-частотной коррекции АЧХ ЭДВ, определяемые относительным расположением центров жесткости и инерции, при реализации режимов непостоянства частоты  $\omega$ , в частности, при реализации режимов сканирования частоты  $\omega$  возбуждающего воздействия за счет формирования таких функциональных преобразований сигнала возбуждающего воздействия (СВВ), которое приводит к независимости СВВ от изменяющейся частоты  $\omega$ , а следовательно, при неизменной АЧХ ЭДВ в рабочем диапазоне частот обеспечивает повышение эффективности системы ЭДВ - испытуемый объект при проведении испытаний на вибропрочность, вибрустойчивость и вибронадежность.

## SUMMARY

In operation the analysis is given and the new effects(results) are obtained at introduction of amplitude-frequency correction. For various cases variable in equations of motion of a relative frame of reference of an electrodynamic shaker under condition of a connectedness of coordinates.

— кількісний вибір  
— вибір за підходом  
— видобування засвідчень  
— вибір за підходом  
— вибір за підходом

# СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

- Божко А.Е., Пермяков В.И., Пушня В.А. Методы проектирования электромеханических вибровозбудителей. Киев: Наук. думка, 1989. - 208 с.
- Пузько И.Д. Амплитудно-частотная коррекция режимов электродинамических вибровозбудителей // Вісник СумДУ, 1997. - № 2 (8) - С. 71-78.

Поступила в редколлегию 2 марта 2000 г.