

Проектирование и конструирование космических систем

УДК 629.78:351.814.3

Каратаева М.В., Мещанов А.С., Чекалкина Ю.С.

СТАБИЛИЗАЦИЯ ОБОРОТОВ ДВИГАТЕЛЯ ПОСТОЯННОГО ТОКА ПРИ ВОЗМУЩЕНИЯХ С МАЛЫМИ ЭНЕРГЕТИЧЕСКИМИ ЗАТРАТАМИ

Экспоненциальная стабилизация оборотов двигателя постоянного тока (ДПТ) в составе электромеханического оборудования с нулевой установившейся ошибкой повышает качество управления движением авиационно-космических объектов. На рис. 1 представлена структурная схема с передаточными функциями электромашинного усилителя, генератора и ДПТ. Предлагается метод построения управления на скользящих режимах при учете всех ограниченных неопределенных возмущений по параметрам и внешним возмущающим воздействиям. Отличительной особенностью предлагаемого метода управления является то обстоятельство, что указанные неопределенности изменяются не только от одного процесса к другому, оставаясь постоянными неопределенными на переходных процессах, но и на самом переходном процессе. Применение метода показано на конкретном численном примере системы стабилизации с неопределенными возмущениями, в частности, по коэффициенту передачи электромашинного усилителя (ЭМУ) и его постоянной времени и по моменту сопротивления на валу привода.

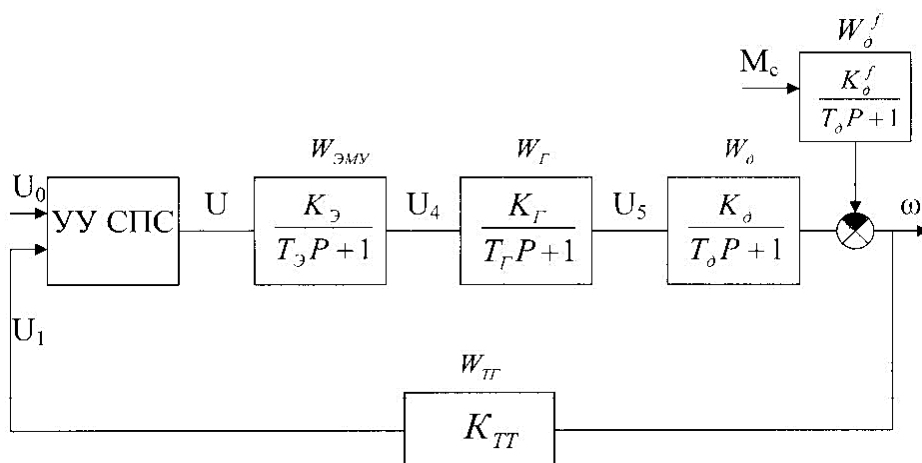


Рис. 1. Структурная схема системы стабилизации оборотов вала ДПТ с управляющим устройством (УУ) системы с переменной структурой (СПС).

Рассматривается дифференциальное уравнение замкнутой разрывной системы по ошибке ε стабилизации угловой скорости вращения вала ДПТ:

$$\begin{aligned} & \left[T_{\vartheta} T_{\Gamma} T_{\delta} D^3 + \left[(T_{\vartheta} + T_{\Gamma}) T_{\delta} + T_{\vartheta} T_{\Gamma} \right] D^2 + (T_{\vartheta} + T_{\Gamma} + T_{\delta}) D + 1 \right] \varepsilon = -K_{\vartheta} K_{\Gamma} K_{\delta} K_{\Gamma\Gamma} U + \\ & + K_{\Gamma\Gamma} K_{\delta}^f \left[T_{\vartheta} T_{\Gamma} D^2 + (T_{\vartheta} + T_{\Gamma}) D + 1 \right] M_c + U_0 \left[T_{\vartheta} T_{\Gamma} T_{\delta} D^3 + \right. \\ & \left. + \left[(T_{\vartheta} + T_{\Gamma}) T_{\delta} + T_{\vartheta} T_{\Gamma} \right] D^2 + (T_{\vartheta} + T_{\Gamma} + T_{\delta}) D + 1 \right], \end{aligned} \quad (1)$$

где $M_c = \hat{M}_c 1(t)$ и $U_0 = \hat{U}_0 1(t)$ – ступенчатые момент сопротивления на валу двигателя и задающее воздействие с известными на переходном процессе значениями постоянных \hat{M}_c , \hat{U}_0 . Далее в уравнении (1) учитываем ограниченные неопределенные параметрические и внешние возмущения, воздействие U_0 и момент $M_c = \hat{M}_c 1(t) = (\hat{M}_{c0} + \Delta M_c(t)) 1(t)$ полагаем за постоянные величины \hat{U}_0 , \hat{M}_{c0} и не учитываем также $1(t)$ при $\Delta M_c(t)$.

В результате переходим к исследованию эквивалентного уравнения с другими задаваемыми начальными условиями:

$$\begin{aligned} & (a_0 D^3 + a_1 D^2 + a_2 D + a_3) \varepsilon = -K_{\text{pas}} U + a_3 \hat{U}_{00} + K_{\Gamma\Gamma} K_{\delta}^f (\hat{M}_{c0} + \Delta M_c(t)) + \\ & + K_{\Gamma\Gamma} K_{\delta}^f (T_{\vartheta} + T_{\Gamma}) \Delta \dot{M}_c(t) + K_{\Gamma\Gamma} K_{\delta}^f T_{\vartheta} T_{\Gamma} \Delta \ddot{M}_c(t), \end{aligned} \quad (2)$$

где $\varepsilon = U_0 - U_1$, $a_0 = T_{\vartheta} T_{\Gamma} T_{\delta}$, $a_1 = (T_{\vartheta} + T_{\Gamma}) T_{\delta} + T_{\vartheta} T_{\Gamma}$, $a_2 = T_{\vartheta} + T_{\Gamma} + T_{\delta}$, $a_3 = 1$,

$K_{\text{pas}} = K_{\vartheta} K_{\Gamma} K_{\delta} K_{\Gamma\Gamma}$, $K_{\vartheta} = K_{\vartheta 0} + \Delta K_{\vartheta}(t)$; $K_{\Gamma} = K_{\Gamma 0} + \Delta K_{\Gamma}(t)$; $K_{\delta} = K_{\delta 0} + \Delta K_{\delta}(t)$ pad / c ;

$K_{\delta}^f = K_{\delta 0}^f + \Delta K_{\delta}^f(t) \frac{\text{pad} / c}{H_m}$; $K_{\Gamma\Gamma 0} = K_{\Gamma\Gamma 0} + \Delta K_{\Gamma\Gamma}(t) \frac{B}{\text{pad} / c}$; $K_{\text{pas}0} = K_{\vartheta 0} K_{\Gamma 0} K_{\delta 0} K_{\Gamma\Gamma 0}$;

$T_{\vartheta} = T_{\vartheta 0} + \Delta T_{\vartheta}(t) c$; $T_{\Gamma} = T_{\Gamma 0} + \Delta T_{\Gamma}(t) c$; $T_{\delta} = T_{\delta 0} + \Delta T_{\delta}(t) c$;

$\hat{M}_c = M_{c0} + \Delta M_c(t)$ H_m . $\Delta \dot{M}_c(t) = d(\Delta M_c(t)) / dt$, $\Delta \ddot{M}_c(t) = d^2(\Delta M_c(t)) / dt^2$.

Уравнению (2) соответствует система

$$\begin{aligned} & \dot{x}_1 = x_2, \\ & \dot{x}_2 = x_3, \\ & \dot{x}_3 = -\left(1/a_{00} + \Delta a_{30}\right) x_1 - \left(a_{20}/a_{00} + \Delta a_{20}\right) x_2 - \left(a_{10}/a_{00} + \Delta a_{10}\right) x_3 - \left(K_{\text{pas}0}/a_{00} + \Delta K_U\right) U + \\ & + \left(1/a_{00} + \Delta a_{30}\right) U_0 + \left(K_{\Gamma\Gamma 0} K_{\delta 0}^f / a_{00} + \Delta K_{M_c}\right) (M_{c0} + \Delta M_c(t)) + \\ & + \left(K_{\Gamma\Gamma 0} K_{\delta 0}^f (T_{\vartheta 0} + T_{\Gamma 0}) / a_{00} + \Delta K_{\Delta \dot{M}_c}\right) \Delta \dot{M}_c + \\ & + \left(K_{\Gamma\Gamma 0} K_{\delta 0}^f T_{\vartheta 0} T_{\Gamma 0} / a_{00} + \Delta K_{\Delta \ddot{M}_c}\right) \Delta \ddot{M}_c, \end{aligned} \quad (3)$$

где $x_1 = \varepsilon$, $x_2 = \dot{\varepsilon} = \dot{x}_1$, $x_3 = \dot{x}_2 = \ddot{\varepsilon}$, коэффициенты при x_i , $i = \overline{1,3}$, U , M_{c_0} и $\Delta \dot{M}_c(t), \Delta \ddot{M}_c(t)$ содержат номинальные и неопределенные (с символами Δ) слагаемые.

Представим управление U в данной системе (3) в виде суммы

$$U = U_H + U_\Delta, \quad (4)$$

где $U_H = U_p + U_{\text{кмпнс}}$ является номинальным управлением с разрывной и компенсирующей составляющими, определяемыми для системы (3) без неопределенных возмущений (то есть для номинальной системы), а U_Δ предназначено для преодоления (превышения) возможного неблагоприятного воздействия на процесс приведения системы (3) в скользящий режим на плоскости скольжения

$$S(s = C^T x = C_1 x_1 + C_2 x_2 + C_3 x_3 = 0), \quad C_3 = 1. \quad (5)$$

Согласно методу работы [1] в силу необходимых и достаточных условий существования скользящего режима

$$\lim_{s \rightarrow +0} \dot{s} < 0, \quad \lim_{s \rightarrow -0} \dot{s} > 0, \quad (6)$$

и асимптотического попадания изображающей точки (и.т.) на плоскость скольжения S (5)

$$s \dot{s} < 0 \quad (7)$$

получаем управление U_p для номинальной части системы (3)

$$\dot{x} = A_0 x + b_0 U_p, \quad (8)$$

где $x = (x_1, x_2, x_3)^T$, $A_0 = (a_{0ij}) - 3 \times 3$, $b_0 = (b_{0ij}) - 3 \times 1$, $A_0 = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ a_{310} & a_{320} & a_{330} \end{pmatrix}$, $b_0 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ b_{30} \end{pmatrix}$,

$a_{310} = -\frac{a_3}{a_{00}}$, $a_3 = 1$, $a_{320} = -\frac{a_{20}}{a_{00}}$, $a_{330} = -\frac{a_{10}}{a_{00}}$, $b_{10} = 0$, $b_{20} = 0$, $b_{30} = -\frac{K_{\text{раз0}}}{a_{00}}$ в виде

$$U_p = (\kappa_g g + \kappa_s s - c^T A_0 x) / (c^T b_0) = \begin{cases} U_p^+ = (\kappa_g^+ g + \kappa_s^+ s - c^T A_0 x) / (c^T b_0) & \text{при } sg > 0, \\ U_p^- = (\kappa_g^- g + \kappa_s^- s - c^T A_0 x) / (c^T b_0) & \text{при } sg \leq 0, \end{cases} \quad (9)$$

где $g = d_1 x_1 + d_2 x_2 + d_3 x_3$ – вспомогательная (помимо функции s (5)) функция переключений двух структур управления.

Применяя условия существования скользящего режима (6) на плоскости S (5) и условия попадания (7), получаем соответственно условия для задания постоянных (или переменных) коэффициентов κ_g^+ , κ_g^- и κ_s^+ , κ_s^- [1]:

$$\kappa_g = \begin{cases} \kappa_g^+ < 0 & \text{при } sg > 0, \\ \kappa_g^- > 0 & \text{при } sg \leq 0, \end{cases} \quad \kappa_s = \begin{cases} \kappa_s^+ < 0 & \text{при } sg > 0, \\ \kappa_s^- < 0 & \text{при } sg \leq 0. \end{cases} \quad (10)$$

Так как условия инвариантности системы (3) к номинальным и неопределенным возмущениям выполняются в силу линейной зависимости столбцов возмущений (номинальных и неопределенных) со столбцом входа управления, то полная компенсация их действия осуществима при достаточно точной идентификации неопределенных составляющих возмущений. Полная компенсация номинальных возмущений осуществляется компенсирующим управлением $U_{\text{кмпнс}}$. В системе (8), (9) компенсация номинального возмущения $(K_{T_{Г0}}K_{\partial 0}^f/a_{00})M_{c0}$ в системе (3) осуществлена управлением

$$U_{\text{кмпнс}} = K_{T_{Г0}}K_{\partial 0}^fM_{c0} / K_{\text{раз0}}. \quad (11)$$

Управление U_{Δ} определяется таким образом, чтобы выполнялось достаточное условие попадания и.т. системы (3), (4) на плоскость S (5): $\dot{s}s < 0$ (7). Для этого представим производную \dot{s} , находимую в силу системы (3), также как и управление $U = U_H + U_{\Delta}$ (4) в виде суммы $\dot{s} = \dot{s}_0 + \dot{s}_{\Delta}$, где \dot{s}_0 является номинальной составляющей для известного управления U_H , а слагаемое \dot{s}_{Δ} принимает вид:

$$\begin{aligned} \dot{s}_{\Delta} = & (\Delta a_{30})(\hat{U}_0 - x_1) - (\Delta a_{20})x_2 - (\Delta a_{10})x_3 - (\Delta K_U)U_H - (\Delta K_U)U_{\Delta} + \\ & + (K_{T_{Г0}}K_{\partial 0}^f/a_{00})\Delta M_c + (\Delta K_{M_c})M_{c0} + (\Delta K_{M_c})\Delta M_c + \\ & + (K_{T_{Г0}}K_{\partial 0}^f(T_{\partial 0} + T_{Г0})/a_{00})\Delta \dot{M}_c + (\Delta K_{\Delta \dot{M}_c})\Delta \dot{M}_c + \\ & + (K_{T_{Г0}}K_{\partial 0}^fT_{\partial 0}T_{Г0}/a_{00})\Delta \ddot{M}_c + (\Delta K_{\Delta \ddot{M}_c})\Delta \ddot{M}_c - (K_{\text{раз0}}/a_{00})U_{\Delta}. \end{aligned} \quad (12)$$

Управление U_{Δ} находится в силу выполнения условия

$$\dot{s}_{\Delta}s < 0, \quad (13)$$

в применении для каждого из первых двенадцати слагаемых \dot{s}_{Δ} (13), достаточного с учетом управления $U_H = U_P + U_{\text{кмпнс}}$ для выполнения неравенства (6).

Качество переходных процессов инвариантных к возмущениям в скользящем режиме определяется заданием значений коэффициентов C_1, C_2 при $C_3 = 1$ плоскости S (5), которые в свою очередь определяются заданием корней характеристического уравнения системы скользящего режима [2].

В целях уменьшения энергетических затрат на управление U_Δ , отображаемых интегралом от модуля управления за время переходного процесса t_m

$$J(U_\Delta) = \int_{t_0}^{t_m} (|U_\Delta|) dt, \quad (14)$$

где $J_* < J(U_\Delta) \leq J^*$, $J_* = 0$, J^* – допустимое положительное значение, предлагается идентификация и компенсация приведенного вектора неопределенных возмущений $h = h(x, t)$. Представим систему (3) в общем виде с уже скомпенсированными номинальными (известными) возмущениями $(K_{TГ0} K_{\delta 0}^f / a_{00}) M_{c0}$. Получаем

$$\dot{x} = A_0 x + b_0 u + h(x, t), \quad (15)$$

$$\begin{aligned} \text{где } u = U_p, \quad h(x, t) = \{0, 0, \{ -\Delta a_{30}(t)x_1 - \Delta a_{20}(t)x_2 - \Delta a_{10}(t)x_3 - \Delta K_U(t)U_p + \Delta a_{30}(t)\hat{U}_0 + \\ + (K_{TГ0} K_{\delta 0}^f / a_{00}) \Delta M_c(t) + (K_{TГ0} K_{\delta 0}^f / a_{00}) \Delta M_c(t) + \Delta K_{M_c}(M_{c0} + \Delta M_c(t)) + \\ + (K_{TГ0} K_{\delta 0}^f (T_{\varepsilon 0} + T_{Г0}) / a_{00} + \Delta K_{\Delta \dot{M}_c}) \Delta \dot{M}_c + (K_{TГ0} K_{\delta 0}^f T_{\varepsilon 0} T_{Г0} / a_{00} + \Delta K_{\Delta \ddot{M}_c}) \Delta \ddot{M}_c \} \}^T. \end{aligned}$$

Для малых энергетических затрат на управление u при больших по модулю неопределенных возмущениях предлагается в системе (15) (без учета скомпенсированных номинальных возмущений) найти вектор неопределенных возмущений $h = h(x, t)$ с одновременным пошаговым нахождением управления. Преимущество такого управления по сравнению с управлением, приводящим систему (15) в скользящий режим путем преодоления, превышения предельных значений неопределенных возмущений по модулю, заключается в том, что достаточно точная пошаговая идентификация вектора возмущений исключает возможности преодоления значений возмущений, которые могут принимать

и близкие к нулевым значения на большей части времени переходного процесса и даже способствовать приведению системы в скольжение.

Для идентификации $h = h(x, t)$ временной интервал I разбивается на малые шаги постоянной длины $I_i = [t_i, t_{i+1})$, $\Delta t_i = t_{i+1} - t_i$, $i = \overline{0, k-1}$ [3]. Тогда на каждом шаге: $x(t) = x(t_i) = x_i = const$, $\dot{x}(t) = \dot{x}(t_i) = \dot{x}_i = 0$, $A_{0i} = A_0$, $b_{0i} = b_0$, $u(t) = u(t_i) = u_i = const$, $i = \overline{0, k-1}$. Учитывая измерения $x(t_i)$ и разбивая управление на u_0 , вычисленное по номинальной части (7), и u_h , компенсирующее $h = h(x, t)$, $u(x, t) = u_0(x, t) + u_h(x, t, h)$, получаем кусочно-постоянное управление $u = u_i = u_{0i}(x_i, t_i) + u_{hi}(x_i, t_i, h_{i-1})$, в котором $h_{-1} = u_{h0} = 0$.

С уменьшением длин шагов I_i погрешность в определении h_i уменьшится до требуемой точности.

Значение интеграла затрат энергии $J(U_\Delta)$ (14) при использовании для приведения в скольжение управления U_Δ по сравнению с применением пошагового управлением $u = U_p$ существенно уменьшается.

На рис. 2 представлены при действии на систему номинальных и неопределенных возмущений переходные процессы: а) приведения к нулю функции s ; б) экспоненциального затухания координаты ошибки $\varepsilon = x_1$; в) управления $u(t)$.

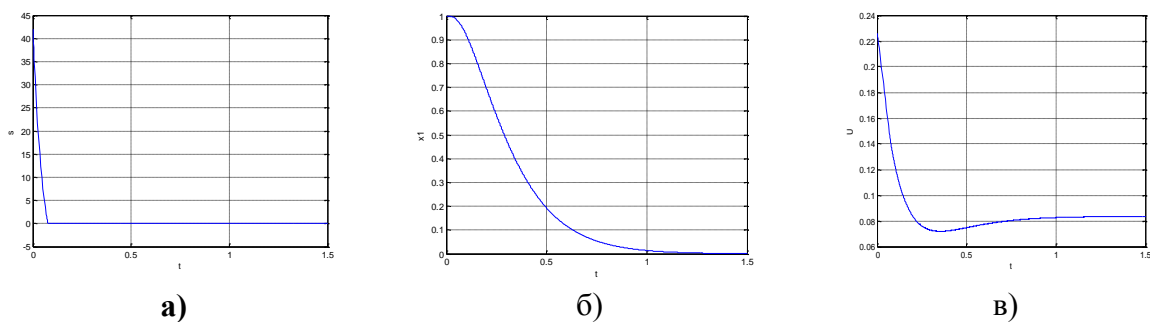


Рис. 2. Процессы: а) приведения системы в скользящий режим; б) экспоненциального уменьшения координаты ошибки; в) управление скользящим режимом $u(t)$.

Установившееся управление $u(t)$ не имеет большой амплитуды высокочастотных колебаний и приводит к высокому качеству переходного процесса по $\varepsilon(t)$ (рис. 2б).

Таким образом, представлены методы и алгоритмы синтеза эффективного управления оборотами вала двигателей постоянного тока, применяемых в системах управления авиационно-космическими и другими техническими объектами в условиях ограниченных возмущений на скользящих режимах с моделированием процессов в системах программирования. При идентификации и компенсации возмущений энергетические затраты на управление значительно уменьшаются. Результаты численного моделирования системы полностью согласуются с представленным методом синтезом управления.

Публикация осуществлена при финансовой поддержке РФФИ и Правительства Республики Татарстан в рамках научного проекта № 18-41-160012 р_а.

Библиографический список

1. Мещанов А.С. Уравнения скольжения на подвижных многообразиях и синтез векторных управлений для нелинейных объектов при неопределенных возмущениях. Вестник КГТУ им. А.Н. Туполева. 2008, № 2, С. 51-56.
2. Мещанов А.С. Методы построения разрывных управлений и поверхностей переключения в многомерных системах. Известия вузов. Авиационная техника, 1981, № 2, С. 39-44.
3. Мещанов А.С. Идентификация и компенсация возмущений в управлении нелинейными объектами. Вестник КГТУ им. А.Н. Туполева. 2010, № 3, С. 164-173.