

О НАГРУЖЕННОСТИ ФРИКЦИОННОЙ МУФТЫ ПРИ КВАДРАТИЧНОМ ЗАКОНЕ ВКЛЮЧЕНИЯ

Будем рассматривать переходные процессы однозвенной двухмассовой динамической системы с приводным асинхронным электродвигателем переменного тока, имеющим жесткую характеристику (угловая скорость ведущего диска $\omega_g = \text{const}$) [1, 2].

На основании принципа Даламбера [3] имеем систему дифференциальных уравнений, описывающую эти процессы:

$$\begin{cases} I_M \ddot{\varphi}_M = M_M(t, a) - c_R (\varphi_M - \varphi_C), \\ I_C \ddot{\varphi}_C = c_R (\varphi_M - \varphi_C) - M_C, \end{cases} \quad (1)$$

где I_M, I_C — моменты инерции ведомого диска муфты и разгоняемой массы; φ_M, φ_C — углы поворота масс с моментами инерции соответственно I_M и I_C ; c_R — приведенная крутильная жесткость; M_C — момент сопротивления; $M_M(t, a)$ — момент трения муфты (т. е. активный крутящий момент, передающийся на систему при помощи фрикционной муфты). Изучаемый процесс рассматривается на двух временных промежутках $I_1 = [0; 1]$ и $I_2 = [1; \tau]$, $\tau > 1$. На I_1 удельное давление возрастает, буксование между дисками муфты имеет место. При $1 \leq t \leq \tau$ удельное давление постоянно, но буксование продолжается. В момент времени τ буксование заканчивается, и диски муфты (ведущий и ведомый) вращаются как одно целое.

В настоящей статье находится тот закон включения муфты (из класса квадратичных полиномов), при котором работа буксования за одно включение наименьшая, а также определяются динамические нагрузки, которые испытывают при этом элементы муфты. Эти нагрузки характеризуются моментом упругих сил.

В новых переменных $\varphi_M = \varphi_1$, $\varphi_C = \varphi_2$, $\dot{\varphi}_M = \varphi_3$, $\dot{\varphi}_C = \varphi_4$ и с учетом того, что $M_M(t, a) = at^2 + (\bar{M} - a)t$, (1) запишется в виде

$$\begin{cases} \dot{\varphi}_1 = \varphi_3, \\ \dot{\varphi}_2 = \varphi_4, \\ \dot{\varphi}_3 = [at^2 + (\bar{M} - a)t - c_R(\varphi_1 - \varphi_2)]/I_M, \\ \dot{\varphi}_4 = [c_R(\varphi_1 - \varphi_2) - M_C]/I_C, \end{cases} \quad (2)$$

где $\bar{M} \leq a \leq \bar{M}$, $\bar{M} = \text{const}$ (постоянный момент трения полностью включенной муфты, т. е. когда $1 \leq t \leq \tau$). Система (2) решается при нулевых начальных условиях (ведомый диск муфты и разгоняемая масса в начальный момент покоятся) $\varphi_1(0) = \varphi_2(0) = \varphi_3(0) = \varphi_4(0) = 0$. Качество переходного процесса будем оценивать [1, 2] работой буксования за одно включение

$$L = L_1 + L_2 = \int_0^1 M_M(t, a) [\omega_g - \dot{\varphi}_1(t, a)] dt + \int_1^{\tau(a)} \bar{M} [\omega_g - \dot{\varphi}_1(t, a)] dt, \quad (3)$$

где $\tau(a)$ (момент окончания буксования) удовлетворяет трансцендентному уравнению $\omega_g - \dot{\varphi}_1(\tau, a) = 0$. Момент упругих сил вычисляется по формулам:

$$M_g(t, a^*) = \begin{cases} c_R [\varphi_1(t, a^*) - \varphi_2(t, a^*)] = c_R \varphi(t, a^*), & t \in I_1, \\ c_R [\tilde{\varphi}_1(t, a^*) - \tilde{\varphi}_2(t, a^*)] = c_R \tilde{\varphi}(t, a^*), & t \in I_2, \end{cases}$$

где a^* — значение параметра a , при котором $L(a)$ принимает наименьшее значение на отрезке $[0; \tau]$, $\tilde{\varphi}_1, \tilde{\varphi}_2$ — компоненты решения системы (2) на промежутке $[1; \tau]$. Максимальный момент упругих сил определяется

путем нахождения наибольшего значения функции $M_g(t, a^*)$ на отрезке $[0; \tau]$.

Из (2) с учетом нулевых начальных условий получим [4]:

$$\varphi(t, a) = \varphi_1(t, a) - \varphi_2(t, a) = A(a) \sin [Bt + \alpha(a)] + C(a)t^2 + D(a)t + E(a), \quad (4)$$

где $A(a) = \sqrt{(2a/(B^2I_M) - M_c/I_c)^2 + (a - \bar{M})^2/(BI_M)^2}/B^2$,

$$B^2 = c_K/(1/I_M + 1/I_c), \quad \text{tg } \alpha(a) = BI_M(2a/(B^2I_M) - M_c/I_c)/(a - \bar{M}), \quad (5)$$

$$C(a) = a/(B^2I_M), \quad D(a) = (\bar{M} - a)/(B^2I_M), \quad E(a) = [M_c/I_c - 2a/(B^2I_M)]/B^2.$$

Используя (4) и третье уравнение системы (2), имеем

$$\begin{aligned} \dot{\varphi}_1(t, a) = \varphi_3(t, a) = & \frac{1}{I_M} \left\{ \frac{a - c_K C}{3} t^3 + \frac{\bar{M} - a - c_K D}{2} t^2 - c_K E t + \right. \\ & \left. + \frac{Ac_K}{B} [\cos(Bt + \alpha) - \cos \alpha] \right\}. \end{aligned} \quad (6)$$

Подставляя выражения $M_M(t, a) = at^2 + (\bar{M} - a)t$ и $\dot{\varphi}_1(t, a)$ на основании (6) в формулу (3), после интегрирования от 0 до 1 работа буксования на первом отрезке

$$\begin{aligned} L_1(a) = & \frac{\omega_g}{2} \left(\bar{M} - \frac{a}{3} \right) - \frac{1}{I_M} \left\{ \frac{a^2}{72} + \frac{1}{2} \left[c_K \left(\frac{1}{45} C + \frac{1}{20} D + \frac{1}{6} E \right) - \right. \right. \\ & \left. \left. - \frac{1}{6} \bar{M} \right] a + \bar{M} \left[\frac{1}{8} \bar{M} - c_K \left(\frac{1}{15} C + \frac{1}{8} D + \frac{1}{3} E \right) \right] + \frac{Ac_K K(a)}{B} \right\}, \end{aligned} \quad (7)$$

где $K(a) = \frac{1}{B^2} \left\{ \frac{\bar{M}B^2 - 2a}{B} \sin(B + \alpha) + (\bar{M} + a) \cos(B + \alpha) + 2a \sin \alpha - \left[\bar{M} \left(1 + \frac{B^2}{2} \right) - a \left(1 + \frac{B^2}{6} \right) \right] \cos \alpha \right\}$; C, D, E, A, α выражаются через a по формулам (5).

На отрезке $[1; \tau]$ из (2) при начальных условиях $\tilde{\varphi}_k(1) = \varphi_k(1)$, $k = \overline{1, 4}$ (т. е. условиях «склеивания решений» при $t=1$ и $\forall a \in [-\bar{M}; \bar{M}]$)

$$\tilde{\varphi}(t, a) = \tilde{\varphi}_1(t, a) - \tilde{\varphi}_2(t, a) = A_1(a) \sin [Bt + \alpha_1(a)] + F/B^2, \quad (8)$$

где $A_1(a) = \sqrt{(B^2\Phi(a) - F)^2/B^2 + \Omega^2(a)}/B$,

$$\text{tg}[B + \alpha_1(a)] = (B^2\Phi(a) - F)/(B\Omega(a)), \quad F = \bar{M}/I_M + M_c/I_c, \quad (9)$$

$$\Phi(a) = \varphi(1, a), \quad \Omega(a) = \dot{\varphi}(1, a).$$

Система (2) на промежутке $[1; \tau]$ с учетом формулы (8) дает

$$\begin{aligned} \tilde{\varphi}_1(t, a) = \tilde{\varphi}_3(t, a) = & \frac{1}{I_M} \left\{ \left(\bar{M} - \frac{c_K E}{B^2} \right) (t - 1) + \right. \\ & \left. + \frac{c_K A_1}{B} [\cos(Bt + \alpha_1) - \cos(B + \alpha_1)] \right\} + \varphi_3(1, a), \end{aligned} \quad (10)$$

где $\varphi_3(1, a) = \varphi_1(1, a)$ берется из равенства (6). Из формулы (3) с использованием выражения (10) работа трения муфты на отрезке $[1; \tau]$

$$\begin{aligned} L_2(a) = & \bar{M} \left\{ \left[\omega_g - \varphi_3(1, a) - \frac{c_K A_1}{BI_M} \cos(B + \alpha_1) \right] (\tau - 1) - \right. \\ & \left. - \frac{1}{I_M} \left[\left(\bar{M} - \frac{c_K F}{B^2} \right) \frac{(\tau - 1)^2}{2} + \frac{c_K A_1}{B^2} (\sin(B\tau + \alpha_1) - \sin(B + \alpha_1)) \right] \right\}, \end{aligned} \quad (11)$$

где A_1, α_1, F вычисляются по формулам (9), τ удовлетворяет трансцендентному уравнению $\omega_g - \frac{1}{I_M} \left\{ \left(\bar{M} - \frac{c_K F}{B^2} \right) (\tau - 1) + \frac{c_K A_1}{B} [\cos(B\tau + \alpha_1) - \cos(B + \alpha_1)] \right\} - \varphi_3(1, a) = 0$. Это уравнение при каждом фиксированном $a \in [-\bar{M}; \bar{M}]$ решается с определенной точностью методом половинного деления на отрезке $[0; 10]$.

Выражения (7) и (11) позволяют определить при каждом a из указанного промежутка суммарную работу буксования $L(a) = L_1(a) + L_2(a)$ на всем временном отрезке $[0; \tau]$.

Программирование велось на языке Фортран с использованием следующих исходных данных $I_M = 0,1$ кгс·м·с²; $I_C = 0,5$ кгс·м·с²; $c_h = 5$ кгс·м/рад; $\omega_g = 230$ с⁻¹; $\bar{M} = 60$ кгс·м; $M_c = 20$ кгс·м. Результаты расчетов отражает следующая таблица

a	L_1	τ	L_2	L
-60	8553,20	4,110	15601,98	24155,18
...
0	6622,71	4,152	16087,16	22709,87
...
60	4514,68	4,198	16510,81	21025,49

Из изложенного получается, что наименьшая работа буксования муфты за одно включение $L_{\min} \approx L|_{a^*=60} = 21025,49$, а соответствующий максимальный динамический крутящий момент $M_{g\max} \approx 92,144$.

ЛИТЕРАТУРА

1. Солонский А. С.— В сб.: Повышение эффективности использования техники в сельском хозяйстве. Горки, 1970, т. 63, с. 143.
2. Матагов В. И., Солонская Г. А., Солонская К. А.— Вестн. Белорусского ун-та. Сер. I, физ., мат. и мех., 1980, № 1, с. 72.
3. Яблонский А. А. Курс теоретической механики, ч. 2.— М., 1971.
4. Матвеев Н. М. Методы интегрирования обыкновенных дифференциальных уравнений.— М., 1967.

Поступила в редакцию
01.12.82.

Кафедра дифференциальных уравнений

УДК 517.544.8.545

Э. И. ЗВЕРОВИЧ, Г. Г. ЧАЕВСКИЙ

КОНФОРМНЫЕ ОТОБРАЖЕНИЯ КРУГОВЫХ МНОГОУГОЛЬНИКОВ СПЕЦИАЛЬНОГО ВИДА

1. В плоскости комплексного переменного $z = x + iy$ рассмотрим область D , полученную выбрасыванием круга $|z| \leq \rho$ из прямоугольника $|\operatorname{Re} z| < \omega$, $|\operatorname{Im} z| < \omega'$, где $0 < \rho < \min\{\omega, \omega'\}$. Обозначим $D^* = \{z \in D | \operatorname{Re} z > 0, \operatorname{Im} z > 0\}$. Рассматривается задача конформного отображения кругового пятиугольника D^* на верхнюю полуплоскость. Задаются соответствие граничных точек: $F(\omega + i\omega') = \infty$, $F(i\rho) = 0$. При такой нормировке отображающая функция $F(z)$ существует и определяется с точностью до положительного множителя. Продолжая ее через прямолинейные участки границ, получаем двойкопериодическую функцию с основными периодами 2ω , $2i\omega'$, фундаментальной областью которой является область D , причем на окружности $|t| = \rho$ выполняется условие $F(\bar{t}) = F(t)$. Отображающую функцию будем искать в виде $F(z) = \Phi(z) - P(z - \omega - i\omega')$, где $P(u)$ — эллиптическая функция Вейерштрасса с основными периодами 2ω , $2i\omega'$; $\Phi(z)$ — аналитическая, двойкопериодическая, H -непрерывно продолжимая на ∂D . Условие $F(\bar{t}) = F(t)$, $|t| = \rho$ переписывается тогда в виде краевой задачи Карлемана для двойкопериодических функций:

$$\Phi(\bar{t}) - \Phi(t) = P(\bar{t} - \omega - i\omega') - P(t - \omega - i\omega'). \quad (1)$$

Для функции $\Phi(z)$ справедливо интегральное представление:

$$\Phi(z) = \frac{1}{2\pi i} \int_{|\tau|=\rho} \varphi(\tau) \zeta(\tau - z) d\tau + C, \quad \varphi(\bar{t}) + \varphi(t) \equiv 0, \quad \int_{|t|=\rho} \varphi(t) dt = 0, \quad (2)$$

где ζ — дзета-функция Вейерштрасса, соответствующая примитивным периодам 2ω , $2i\omega'$. Воспользовавшись формулами Сохоцкого для интеграла (2), сводим задачу (1) к квазифредгольмову интегральному уравнению: