

Б.А.Титов

К АНАЛИЗУ ЭКОНОМИЧНОСТИ ИМПУЛЬСНОЙ СИСТЕМЫ
АВТОМАТИЧЕСКОГО УПРАВЛЕНИЯ

Рассмотрим импульсную систему автоматического управления инерционным объектом, в датчике угла φ которой вырабатываются сигналы при переходе этого угла через монотонно возрастающие значения $|\varphi_1|, |\varphi_2|, \dots, |\varphi_n|$. Кроме того, пусть существует устройство, запоминающее значение угла φ_k до момента появления сигнала о следующем по времени значении угла φ_{k+1} или φ_{k-1} . ($\varphi_{k-1} < \varphi_k < \varphi_{k+1}$). При $\varphi = \varphi_{k+1}$ вырабатывается управляющий сигнал на одно импульсное включение исполнительных органов для сообщения объекту вращательного импульса $\Delta\dot{\varphi}$ в сторону $\varphi = 0$. При $\varphi = \varphi_{k-1}$ включение исполнительных органов не происходит. Фазовый портрет переходного процесса в такой системе представлен на рис.1.

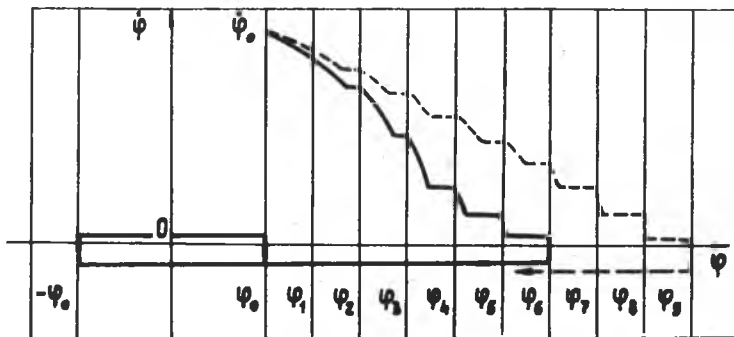


Рис.1

Аналогом рассматриваемой системы может послужить система управления двойным интегратором, стабилизация которой осуществляется при помощи дискретной коррекции по одной из фазовых координат [1]. Экономичность систем такого рода определяется, главным образом, величиной и стабильностью минимального управляющего воздействия, развиваемого исполнительными органами. В ряде случаев минимальное управляющее воздействие существенно зависит от температурного режима исполнительных органов и, более того, определяется им.

Настоящая работа посвящена анализу экономичности описанной системы с учетом изменения температурного режима исполнительных органов.

Пусть управляемое движение объекта относительно одной из главных осей инерции в период τ_u импульса описывается уравнением

$$J \ddot{\varphi} = M(t, x), \quad (I)$$

где J - момент инерции, $M(t, x)$ - управляющий момент, x - функция взаимовлияния, характеризующая тепловую инерцию исполнительных органов. Граничные условия имеют вид

$$\varphi_k = \varphi_0 + \Delta\varphi_k, \quad \dot{\varphi}_k = \dot{\varphi}_0 - \Delta\dot{\varphi}_k, \quad (k = 0, 1, 2, \dots).$$

Кроме того, для данной системы в момент прохождения порогового значения φ_k датчика угла должно выполняться условие $\varphi_k \dot{\varphi}_k > 0$. В период τ_n паузы движение происходит с постоянной угловой скоростью $\dot{\varphi}_k = \text{const}$. Положение системы $\dot{\varphi} = 0$, $\varphi \neq 0$ является положением неустойчивого равновесия, поэтому сколь угодно малый возмущающий момент выводит систему на траекторию предельного цикла.

Управляющий момент в (I) может быть записан в виде

$$M(t, x) = cP(t, x),$$

где c - положительная постоянная, а функция $P(t, x)$ - управляющее воздействие - определяется из решения следующей системы дифференциальных уравнений, отражающих тепловое состояние исполнительных органов:

$$\begin{aligned} [T_2 - q(T_2 - T_1)] \dot{P} + P &= qP_{\infty} x \\ [T_{x_2} - q(T_{x_2} - T_{x_1})] \dot{x} + x &= x_0 - q(x_0 - x_{\infty}). \end{aligned} \quad (2)$$

Здесь T_1 , T_2 - постоянные времени выхода на режим и импульса последствия исполнительных органов соответственно; T_{κ_1} , T_{κ_2} - постоянные времени нагрева и охлаждения; φ_0 , $\dot{\varphi}_0$ - значения функции взаимовлияния, соответствующие начальной и конечной температуре исполнительных органов на установившемся режиме. Функция q является управляющим воздействием и принимает значения 1 и 0 в период τ_u импульса и в период τ_n паузы соответственно.

Оценку экономичности рассматриваемой системы целесообразно провести отдельно для переходного процесса и на установившемся предельном цикле.

Пусть начальное положение системы - $\varphi_0 > 0$, $\dot{\varphi}_0 > 0$. За конечное положение принимается траектория устойчивого предельного цикла. Тогда число включений исполнительных органов до выхода на $\dot{\varphi} < 0$ определяется выражением

$$n = E \left[\frac{\dot{\varphi}_0}{\kappa \tau_u} \right] + 1, \quad (3)$$

где символ $E [\]$ означает целую часть числа.

Определим длительность переходного процесса вначале без учета изменения температуры исполнительных органов. Предположим, что система имеет сильное демпфирование, т.е. при $\varphi_{\kappa} \dot{\varphi}_{\kappa} < 0$ исполнительные органы не включаются. Тогда длительность переходного процесса из произвольного начального состояния $(\varphi_0, \dot{\varphi}_0)$ до момента выхода на предельный цикл будет равна сумме

$$T = n \tau_u + \sum_{j=1}^{n-1} \tau_{n_j} + \frac{2\varphi_0 + \Delta\varphi(n-1)}{|\dot{\varphi}_0 - \kappa \tau_u|} \quad (4)$$

Здесь первое слагаемое - суммарная длительность импульсов исполнительных органов; второе - суммарная длительность пауз; третье - время пассивного движения до выхода на предельный цикл.

Длительность паузы здесь определяется в соответствии с уравнениями (1) и (2) и выражается формулой

$$\tau_{n_j} = \frac{\varphi_0 + \dot{\varphi}_0 \tau_u - j \kappa P [\tau_u^2 - T_1 \tau_u (1 - e^{-\tau_u/T_1}) + T_2 \tau_2 (1 - e^{-\tau_2/T_2})]}{\varphi_0 - j \kappa P [\tau_u - T_1 (1 - e^{-\tau_u/T_1}) + T_2 (1 - e^{-\tau_2/T_2})]}, \quad (5)$$

где $\kappa = c/\gamma$, $j = 1, 2, \dots, (n-1)$.

При учете теплового состояния исполнительных органов длительность переходного процесса будет иной из-за изменения инертности отдельных импульсов и соответственного сокращения дли-

тельности пауз. Формула (5) в этом случае принимает вид:

$$\tau_{ij} = \frac{\varphi_0 - \dot{\varphi}_0 \tau_u - kP[\tau_u^2 - T_1 \tau_u (1 - e^{-\tau_u/T_1}) + T_2 \tau_2 (1 - e^{-\tau_2/T_2})] \sum_{i=1}^j x_{oi}}{\dot{\varphi}_0 - kP[\tau_u - T_1 (1 - e^{-\tau_u/T_1}) + T_2 (1 - e^{-\tau_2/T_2})] \sum_{i=1}^j x_{oi}}, \quad (6)$$

где

$$x_{oi} = x_{o1} + (x_{i1} - x_{o1}) e^{-\tau_n(i-1)/T_{x_2}}$$

$$x_{i1} = x_{\infty} - (x_{\infty} - x_{oi}) e^{-\tau_u/T_{x_1}}, \quad (i = 1, 2, \dots, j).$$

Остальные слагаемые формулы (4) не изменятся.

Подсчитаем теперь величину периода T_c колебаний объекта в режиме предельного цикла. Она равна

$$T_c = 2\tau_u + \frac{2\varphi_0}{|\dot{\varphi}_0|} + \frac{2\varphi_0}{\varphi_0 - kP\tau_u \operatorname{sign} \dot{\varphi}_0} \quad (7)$$

Очевидно, что период колебаний будет тем большей величиной, чем меньше будет начальная угловая скорость $\dot{\varphi}_0$ на входе в предельный цикл.

Теоретически при $\dot{\varphi}_0 \rightarrow 0$ период колебаний $T_c \rightarrow \infty$, отсюда расход энергии за цикл будет стремиться к нулю. Практически же интересен тот случай, когда величина T_c минимальна. Минимум (7) достигается при симметричном относительно оси φ предельном цикле:

$$T_{c \min} = 2\tau_u + \frac{4\varphi_0}{|\dot{\varphi}_0|}$$

Заметим здесь, что на величину $T_{c \min}$ не влияет температурный режим исполнительных органов, т.к. движение в предельном цикле, как правило, осуществляется с весьма малыми угловыми скоростями.

Расчеты, проведенные по формулам (4,5) и (4,6) (рис.2), говорят о существенном сокращении времени переходного процесса в системе автоматического управления с учетом теплового состояния исполнительных органов (пунктирная кривая). Зависимость $T = f(\dot{\varphi}_0)$ имеет бесконечные разрывы в точках, где величина $\dot{\varphi}_0$ кратна величине минимального управляющего воздействия.

При этом значения параметров системы принимались следующими:

$$\varphi_0 = 0,1; \quad \Delta\varphi = 0,1; \quad T_1 = 0,01 \text{ сек}; \quad T_2 = 0,05 \text{ сек}; \\ T_{x_1} = 5 \text{ сек}; \quad T_{x_2} = 10 \text{ сек}; \quad x_{o1} = 1; \quad x_{\infty} = 2; \quad kP = 0,05 \text{ сек}^{-2}$$

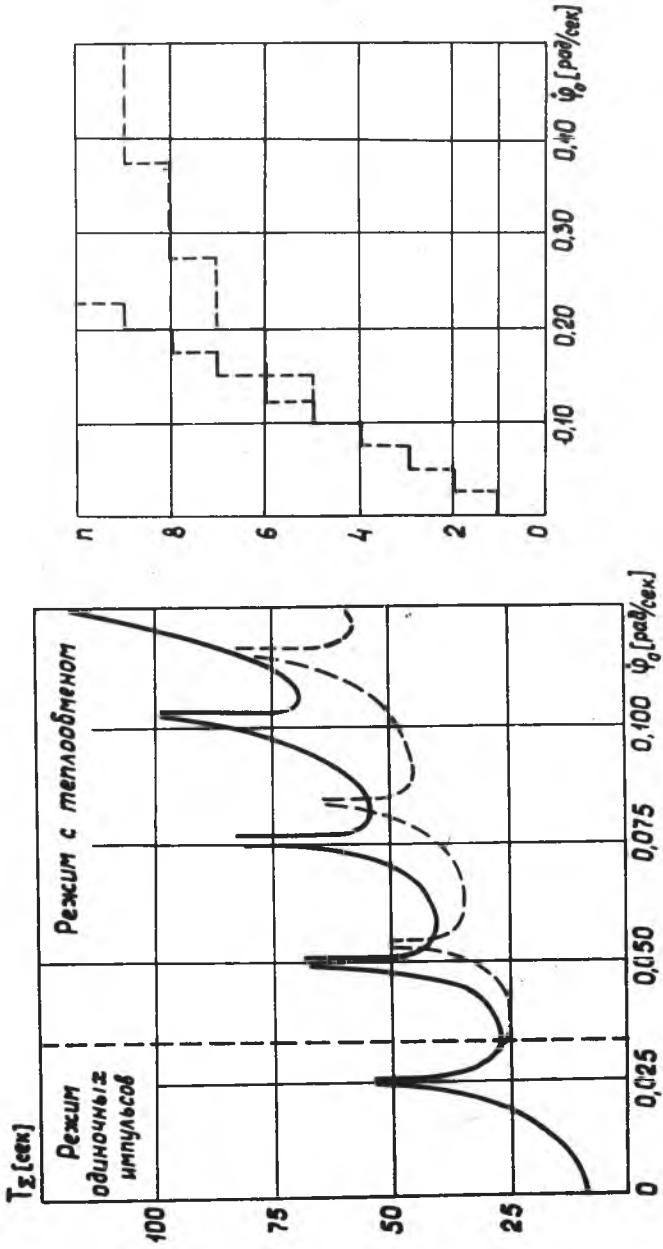


Рис. 2

Рис. 3

Если оценивать экономичность рассматриваемой системы по быстрой реакции, то при значениях $\dot{\varphi}_0$, кратных величине минимального управляющего воздействия, можно получить теоретически бесконечно большой выигрыш во времени переходного процесса. Однако вероятность реализации $\dot{\varphi} = 0$ ничтожно мала.

Оценка экономичности по критерию расхода энергии здесь проведена по подсчету необходимого числа включений исполнительных органов для выхода на траекторию предельного цикла, имея начальную скорость движения $\dot{\varphi}_0$. Результат представлен на рис.3. Анализ этой зависимости показывает, что учет теплового состояния исполнительных органов приводит к сокращению потребного числа включений и по существу вскрывает энергетические резервы системы.

Л и т е р а т у р а

1. Старикова М.В. Приближенное исследование импульсно-релейной системы управления. В сб. "Метод гармонической линеаризации в проектировании нелинейных систем автоматического управления". Изд-во "Машиностроение", 1970.