## *Е.П. ИВАНИЦКАЯ*, канд. техн. наук, доц., НТУ «ХПИ», *Л.В. СОЛДАТЕНКО*, студентка, НТУ «ХПИ»

## МАТЕМАТИЧЕСКОЕ МОДЕЛИРОВАНИЕ РАБОЧЕГО ПРОЦЕССА ГИДРОПРИВОДА РУЛЯ ВЫСОТЫ

У статті розглянуте моделювання робочого процесу гідроприводу керма висоти літака. Наведено математичну модель та результати розрахунків

В статье рассмотрено моделирование рабочего процесса гидропривода руля высоты самолета. Приведена математическая модель и результаты расчетов

Modelling working process of a hydrodrive of an elevator of the plane is considered. The mathematical model and results of calculations is resulted.

**Постановка проблемы.** Гидросистема рулевого управления является довольно сложным техническим устройством, усилителем мощности, которая в структурном плане представляет следящую систему. Подобная система отрабатывает входной сигнал, который изменяется по заранее неизвестному закону.

Цель статьи. Выполнить математическое моделирование рабочего процесса руля самолета.

Расчетная схема. Система состоит из источника питания (насоса H с приводным двигателем Д и переливного клапана ПК), золотникового дросселирующего гидрораспределителя ГР, силового гидроцилиндра ГЦ, гидробака Б и кинематических звеньев, преобразующих линейное перемещение у штока в угол поворота руля  $\varphi$ .



Рис.1. Расчетная схема (механическая отрицательная обратная связь не показана)

При перемещении x(t) золотника ГР от электрогидравлического усилителя или от штурвала летчика в направлении, указанном на схеме рис.1, через ГР поступает РЖ в левую полость ГЦ.

При достижении перепада давлений  $p_1$ - $p_2$ , создающего силу, превышающую  $F_{\rm conp}$ , шток ГЦ начинает перемещаться вправо, поворачивая руль.



Рис.2. Структурная схема гидропривода руля высоты

Допущения. Для описания рабочих процессов, протекающих в гидроприводе рулевого управления были приняты следующие допущения: волновые процессы в трубопроводах и утечки РЖ отсутствуют; сухое трение равно нулю; давление в сливной магистрали равно нулю; потери на трение в магистралях не учитываются; температура РЖ постоянна.

**Математическая модель.** В состав математической модели гидропривода руля высоты вошли следующие уравнения.

1. Уравнения динамического равновесия поршня ГЦ [1, 2]

$$m_1 \, dV/dt = p_1 F - p_2 F - R - Rs - Rt, \tag{1}$$

где  $m_{l,}$  – приведенная масса поршня и штока ГЦ; V – скорость перемещения поршня и штока ГЦ;  $p_{l,}$  – давление в напорной полости ГЦ;  $p_{2}$  – давление в сливной полости ГЦ; R – нагрузка на штоке ГЦ; Rt – сила трения; Rs – сила сопротивления;  $F = \pi (D^{2}-d^{2})/4$  – эффективная площадь поршня двухштокового ГЦ (здесь D, d – диаметры поршня и штока).

2.Уравнения расхода РЖ, поступающего в напорную полость ГЦ [1, 2]

$$Q_1 = Qnep_1 + Qc\mathcal{H}_1, \qquad (2)$$

где  $Q_1$ - расход РЖ, поступающий в напорную полость ГЦ;  $Qnep_1 = V F$ ; расход на перемещение поршня ГЦ;  $Qcw_1 = (W_1/E) dp_1/dt - расход на сжатие$ 

РЖ в напорной полости ГЦ; (здесь  $W_I = W_{0I} + F y$ ; – объем РЖ в напорной полости ГЦ; y - перемещение поршня ГЦ); E – модуль упругости РЖ.

3. Уравнения расхода РЖ, вытекающего из сливной полости ГЦ [1, 2]

$$Q_2 = Qnep_2 - Qc\mathcal{H}_2, \tag{3}$$

где  $Q_2$  - расход РЖ, вытекающий из сливной полости ГЦ;  $Q пер_2 = V F$  - расход на перемещение поршня;  $Q c \kappa_2 = (W_2/E) dp_2/dt$  (здесь  $W_2 = W_{02} - F y$  – объем РЖ в сливной полости ГЦ;  $W_{02}$  – начальные объем РЖ в сливной полости ГЦ).

4. Уравнение расхода РЖ через дросселирующий распределитель [1, 2]

$$Qpn = \mu fz \sqrt{2g(pn - p_1)/\gamma}; \qquad Qpc = \mu fz \sqrt{2gp_2/\gamma}, \qquad (5)$$

где *Qpn*, *Qpc* – расход РЖ через распределитель в напорной и сливной магистралях соответственно;  $\mu$  – коэффициент расхода;  $\gamma$  – удельный вес РЖ; g – ускорение свободного падения; *pn* – давление насоса;  $fz = \pi dz x$  – площадь проходного сечения распределителя (здесь dz – диаметр золотника, x – величина открытия щели золотника).

5. Уравнение баланса расходов

$$Qpn = Q_1; \qquad Qpc = Q_2. \tag{6}$$

6. Уравнение обратной связи

$$xs-k_{oc}y = x. (7)$$

Таким образом, математическая модель рассматриваемого гидропривода рулевого управления имеет вид системы дифференциальных нелинейных уравнений:

$$\begin{cases} \frac{dx}{dt} = y \\ \frac{dy^2}{dt^2} = m^{-1}(p_1F - p_2F - Rs - R - Rt); \\ \frac{dp_1}{dt} = E(\pi\mu d_z x \sqrt{\frac{2g(pn - p_1)}{\gamma}} - V \cdot F)/(W_{01} + Fy); \end{cases}$$
(8)  
$$\frac{dp_2}{dt} = E(-\pi\mu d_z x \sqrt{\frac{2gp_2}{\gamma}} + VF)/(W_{02} - Fy); \\ x = xs - k_{oc} y_1. \end{cases}$$

Начальные условия можно определить из уравнений статики и из физической модели функционирования исследуемого ГП РУ:

1) y(0) = 0 – при t=0 положение поршня принимаем равным нулю;

2) V(0) = 0 – поршень неподвижен;

3) 
$$p_1(0) = 250$$
 кгс/см<sup>2</sup>;

4) *p*<sub>2</sub>(0)≈0 кгс/см<sup>2</sup>.

Отслеживание входного воздействия осуществляется за 0,54 с. При этом *xs-ky* становится равным нулю. Поршень со штоком переместятся на 0,39 см. Скорость перемещения штока сначала возрастает до 2,5 см/с, а затем падает до нуля при t = 0,54 с.

Установившиеся значения давлений следующие  $p_1 = 237 \text{ кгс/см}^2$ ;  $p_2 = 13,7 \text{ кгс/см}^2$ .

Результаты расчетов переходных процессов представлены на рис. 3.





Рис.3. Переходные процессы

Результаты расчетов представлены в стандартных для MathCAD обозначениях с соответствующими размерностями:  $x_0 - y$  [см];  $x_1 - V$  [см/с];  $x_2 - p_1$  [кгс/см<sup>2</sup>];  $x_3 - p_2$  [кгс/см<sup>2</sup>];  $x_4 = xs - koc y$  [см]; t [с] –время.

## Выводы.

Получена система нелинейных дифференциальных уравнений (8), которая решалась методом Рунге-Кутта в универсальной математической системе MathCAD.

Список литературы: 1. Лур'є З.Я., Іваніцька О.П. Моделювання та динаміка гідравлічних систем: навч. посібник. / З.Я. Лур'є, О.П. Іваніцька. – Х.: ХДПУ, 2000. – 132 с. 2. Иваницкая Е.П. Математическое моделирование рабочего процесса гидропривода рулевого управления / Е.П. Иваницкая. // Вісник національного технічного університету «Харківський політехнічний інститут». – Х.: НТУ «ХПІ». – 2005. – № 29. – С.95 – 98.

Поступила в редколлегию 03. 03.2010