

тогда

$$\Phi(A, \lambda) = \int_0^l A_1 d\varphi + \lambda \left[ \int_0^l A_2 d\varphi - m_{20} \right].$$

Для определения экстремума функционала необходимо вычислить вариацию этого функционала и приравнять ее к нулю. Пусть  $\delta A$  - вариация  $A$ ,  $\delta \lambda$  - вариация  $\lambda$ ,  $\delta \Phi$  - вариация  $\Phi$ .

Отсюда

$$\delta \Phi = \int_0^l \left( \frac{\partial A_1}{\partial A} \delta A + \frac{\partial A_2}{\partial A} \delta A \right) du + \lambda \int_0^l \frac{\partial A_2}{\partial A} \delta A du + \delta \lambda \left[ \int_0^l A_2 du - m_{20} \right].$$

После интегрирования и преобразований имеем

$$A'' = 2 \frac{A' \cos \varphi - A \sin \varphi}{A(z_2 - A \sin \varphi)} [A^2 (A')^2] \cdot A + \frac{2(A')^2}{A} \lambda \frac{((A^2 + (A_1)^2)^{3/2}}{A(z_2 - A \sin \varphi)}$$

Таким образом, получено дифференциальное уравнение второго порядка относительно функции  $A(\varphi)$ . По результатам числовых расчетов на ЭВМ построены оптимальные профили винтовых каналов. По форме они приближаются к части эллипса, симметричной относительно малой оси.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Клименков С.С., Селивончик В.В. Мощность и момент шнекового прессования // Пути совершенствования технологических процессов в машиностроении. Мн.: Университетское, 1990.

УДК 621.762.4.

С.С.Клименков, канд. техн. наук, В.В.Селивончик

#### РАСЧЕТ КОЭФФИЦИЕНТА ПОЛЕЗНОГО ДЕЙСТВИЯ ПРЕССОВАНИЯ ПОРОШКОВ В КАНАЛАХ ШНЕКОВ

Экономическая эффективность технологических процессов в первую очередь определяется общей энергоемкостью. Их энергетический анализ удобно проводить, используя также в качестве критерия коэффициент полезного действия (кпд). Изучение КПД позволяет выявить факторы, в наибольшей степени влияющие на общие энергозатраты, что дает возможность снизить действие последних, а иногда и нейтрализовать или устранить их.

Ниже приводится расчет КПД применительно к шнековому пресс-

сованию.

Для установившегося процесса уплотнения порошка в канале шнека запишем систему уравнений равновесия в общем виде:

$$\nabla \cdot \bar{T}_G = 0,$$

где  $\nabla$  - оператор ковариантного дифференцирования;  $\bar{T}_G$  - тензор напряжений.

Отсюда

$$\nabla \cdot \bar{T}_G \cdot \bar{n} = \nabla(\bar{T}_G \cdot \bar{n}) - \bar{T}_G \cdot \nabla \bar{u} = 0,$$

где  $\bar{u} = (u_1, u_2, u_3)$  - вектор скорости порошка;  $\bar{n}$  - внешняя нормаль к соответствующей поверхности канала шнека.

Интегрируя равенства по всему объему канала шнека и применяя теорему Гаусса-Остроградского, получаем

$$\iiint_V [\nabla(\bar{T}_G \cdot \bar{n}) - \bar{T}_G \nabla \bar{u}] dV = \iint_{\Sigma} (\bar{T}_G \cdot \bar{n}) \bar{n} ds - \iiint_V \bar{T}_G \nabla \cdot \bar{u} dV = 0, \quad (1)$$

где  $\Sigma = \Sigma_1 + \Sigma_2 + \Sigma_{z0} + \Sigma_{z3}$  - поверхность, ограничивающая канал шнека.

Разложим вектор скорости  $\bar{u}$  по базисным векторам:

$$\bar{u} = u_1 \bar{e}_1 + u_2 \bar{e}_2 + u_3 \bar{e}_3, \quad (2)$$

где  $\bar{e}_1, \bar{e}_2, \bar{e}_3$  - единичные базисные векторы, соответствующие координатам  $\varphi, \theta, z$ .

С учетом (2) равенство (1) примет вид

$$\begin{aligned} \iint_{\Sigma_2} (\bar{T}_G \cdot \bar{e}_2) \bar{n} u_2 ds = & - \iint_{\Sigma_2} (\bar{T}_G (u_1 \bar{e}_1 + u_3 \bar{e}_3)) \bar{n} ds - \iint_{\Sigma_2} (\bar{T}_G \cdot \bar{n}) \bar{n} ds - \\ & - \iint_{\Sigma_{z0}} (\bar{T}_G \cdot \bar{n}) \bar{n} ds - \iint_{\Sigma_{z3}} (\bar{T}_G \cdot \bar{n}) \bar{n} ds + \iiint_V \bar{T}_G \nabla \bar{u} dV. \end{aligned} \quad (3)$$

Левая часть равенства (3) выражает мощность сил, прилагаемых к порошку со стороны активной поверхности. Эта мощность затрачивается на преодоление сил, действующих на поверхностях  $\Sigma_1, \Sigma_2, \Sigma_{z0}, \Sigma_{z3}$ , а также на деформацию порошка. Мощность сил, деформирующих порошок, можно разделить на две части. Первая часть мощности затрачивается на деформацию без изменения объема порошка, а вторая часть мощности деформирует порошок с изменением его объема т.е. расходуется на уплотнение, и является полезной.

Скорость изменения объема пористой среды определяется

первым инвариантом тензора  $\nabla \bar{U}$ , который разложим на шаровую и девиаторную части. Полезная мощность, необходимая для изменения объема пористой среды, задается выражением

$$N_r = \frac{1}{3} \iiint_V (G_1 + G_2 + G_3) (\nabla_1 u_1 + \nabla_2 u_2 + \nabla_3 u_3) dV. \quad (4)$$

Первый вариант тензора  $\nabla_1 u_1 + \nabla_2 u_2 + \nabla_3 u_3$  можно записать как  $\text{div} \bar{U}$ . Воспользовавшись уравнением неразрывности

$$\frac{dp}{dt} + p \text{div} \bar{U} = 0,$$

получим

$$\text{div} \bar{U} = -\frac{1}{p} \frac{dp}{dt} = -\frac{1}{p} \frac{dp}{d\theta} \frac{d\theta}{dt} = -\frac{u}{p} \frac{dp}{d\theta}. \quad (5)$$

С учетом (5) полезная мощность уплотнения порошка в коническом винтовом канале записывается следующим образом:

$$N_n = -\frac{1}{3} \rho_0 u_0 m(\theta_0) \int_{\theta_0}^{\theta_1} (G_1 + G_2 + G_3) \frac{1}{p^2} \frac{dp}{d\theta} d\theta.$$

Очевидно, что коэффициент полезного действия процесса уплотнения порошка в канале шнека определяется выражением

$$\text{кпд} = N_n / N,$$

где  $N$  - полная мощность, расчет которой приводится в работе [1].

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Клименков С.С., Селивончик В.В. Мощность и момент шнекового прессования. // Пути совершенствования технологических процессов в машиностроении. Мн.: Университетское, 1990.

УДК 621.923

О.С.Мурков, канд. техн. наук, Б.Р.Фомченко, канд. техн. наук

#### ОПТИМИЗАЦИЯ КОНСТРУКЦИИ ПРИЖИМНОГО ДИСКА ШАРОДОВОДОЧНЫХ СТАНКОВ

Финишная обработка шариков для шарикоподшипников осуществляется на специальных доводочных станках [1]. Процесс основан на бесцентровой обкатке шариков между торцами двух дисков,