прямая пропорциональность, т.е. при неизменных значениях постоянных потерь, сопротивления главных цепей, магнитного потока и скорости двигателя.

Наиболее практично, при проектировании, использовать методы эквивалентного момента и эквивалентной мощности, так как для циклично работающих механизмов, составляют циклограммы моментов и мощностей. Находят эквивалентную мощность по формуле (1):

$$P_{\text{эк3}} = \sqrt{\frac{\sum_{i=0}^{t_i} P_i^2 \cdot dt}{\sum_{i=0}^{t_i} t_i}} = P_{\text{ср.кв}} = const$$
 (1)

где  $P_{3\kappa\theta}$  — эквивалентная мощность;

 $P_i$  – мощность на валу двигателя в промежуток времени,

 $t_i$  – длительность промежутка.

Это справедливо для перемежающего режима. В данном случае не исключается наличие зон «холостого хода», что приводит к неизбежным потерям энергии. Двигатель подбирают номинальной мощностью выше эквивалентной, и это усугубляет ситуацию. При продолжительном режиме эквивалентная мощность равна или чуть ниже номинальной, что сокращает потери энергии.

Заключение: исходя из проведенного анализа, можем предположить, что, проектируя машины циклического действия, нужно стремиться к постоянным нагрузкам на приводном валу. Частично или полностью достичь такого результата можно методами замещения рабочих операций, рекуперации энергии, использованием параллельных рабочих органов.

## Список использованной литературы

- 1. Насонкин Г.А. Введение в эволюционное экспериментально-статистическое моделирование технологического процесса / Г.А. Насонкин. Київ: Техніка, 2002. 68 с.
- 2. Кіницький Я.Т. Теорія механізмів і машин / Я.Т. Кіницький. Київ: Наукова думка, 2002.-660 с.

УДК 637.531.45

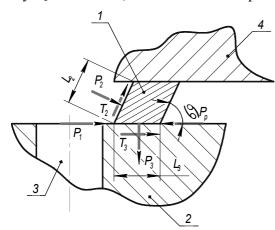
Груданов В.Я., доктор технических наук, профессор, Бренч А.А., кандидат технических наук, доцент, Данилькевич А.А., Лещенко П.Ю. Белорусский государственный аграрный технический университет, г. Минск

## ТЕОРЕТИЧЕСКОЕ ОПРЕДЕЛЕНИЕ МОЩНОСТИ РЕЗАНИЯ В ЭМУЛЬСИТАТОРЕ

Основной задачей процесса тонкого измельчения мясного сырья в эмульситаторах является получение однородной структуры фарша с заданной степенью измельчения, обладающего максимальной влагосвязывающей способностью и обеспечивающего наилучшее качество готовых изделий. Процесс резания при тонком измельчении выполняют на высоких скоростях режущих органов, при этом выделяется большое количество теплоты, что вызывает нежелательное повышение температуры сырья и приводит к денатурации белков, изменению водосвязывающей способности и структурно-механических свойств продукта. Для интенсификации процесса резания мясного сырья, создания оптимальных условий тонкого измельчения с учетом реологических характеристики измельчаемого продукта и геометрических параметров режущего инструмента, необходимо определить затраты мощности на резание.

Рассмотрим сечение пера ножа (рисунок 1) и силы, воздействующие в момент измельчения на его режущие кромки.

Силы трения приложенные к режущему инструменту, при скользящем резании направлены в сторону, обратную направлению относительного движения ножа. Активную силу, приложенную к ножу и вызывающую перечисленные реакции, обозначим  $P_p$ . Считая движения ножа установившимся, можем применить к нему уравнения статики. Будем считать силу  $P_3$  известной, зависящей от скорости вращения и геометрии ножа.



 $P_1$ — сила сопротивления измельчению, H;  $P_2$ — сила сопротивления проникновению в продукт лезвия ножа, H;  $P_3$ — сила проталкивания продукта, создаваемая гранью ножа, H;  $L_2$  и  $L_3$ — длины граней лезвия, м;  $P_p$ — нормальная составляющая к общей силе резания;  $\alpha$ — угол заточки, рад;  $T_2$  и  $T_3$ — силы трения на гранях ножа, H; I— режущая кромка; 2— ножевая решетка; 3— отверстия решетки; 4— вращающийся нож

Рисунок 1. Схема сил, воздействующих на режущую кромку ножа при измельчении

Проектируя все силы на направление опорной грани ножа, получим:

$$P_p - P_1 - P_2 \sin\alpha - T_2 \cos\alpha - T_3 = 0; \tag{1}$$

где  $\alpha$  — угол заточки лезвия ножа.

Силы трения на гранях ножа:

$$T_2 = P_2 f_2,$$
 (2)

$$T_3 = P_3 f_3, \tag{3}$$

где  $f_2$  – коэффициент трения продукта о нож;

 $f_3$  – коэффициент трения между ножом и решеткой в присутствии продукта.

Подставляя их в уравнение проекций, получим:

$$P_p = P_1 + P_2 \sin\alpha + P_2 f_2 \cos\alpha + P_3 f_3 = P_1 + P_2 (\sin\alpha + f_2 \cos\alpha) + P_3 f_3.; \tag{4}$$

Сумма проекций сил на ось, перпендикулярную первой, будет

$$P_2\cos\alpha - P_3 - T_2\sin\alpha = 0, P_2\cos\alpha - P_3 - P_2f_2\sin\alpha = 0.$$
 (5)

Подставляя сюда значение  $T_2$ :

$$P_2(\cos\alpha - f_2 \sin\alpha) = P_3; \tag{6}$$

$$P_2 = \frac{P_3}{\cos \alpha - f_2 \sin \alpha} \tag{7}$$

Силу сопротивления измельчению продукта  $(P_I)$  считаем равномерно распределенной. При известной величине q (q — удельное сопротивление продукта резанию на единицу длины лезвия, H/M) сила  $P_I$  определяется как произведение

$$P_1 = q \cdot L_1 \tag{8}$$

где  $L_1$  – длина лезвия, м.

Тогда активная сила (сила нормального давления на лезвие ножа)  $P_p$  с учетом формулы (4)

$$P_{p} = qL_{1} + P_{3} \frac{\sin\alpha + f_{2}\cos\alpha}{\cos\alpha - f_{3}\sin\alpha} + P_{3}f_{3}.$$
 (9)

Общее усилие на резание с учетом двух режущих кромок:

$$P_{pes} = \frac{2P_p}{\cos \beta} = 2\frac{qL_1 + P_3(\frac{\sin \alpha + f_2 \cos \alpha}{\cos \alpha - f_2 \sin \alpha} + P_3 f_3)}{\cos \beta}.$$
 (10)

Плечо приложения силы  $P_{o\delta u}$  определим по выражению

$$R = \frac{R_{H} + R_{gH}}{2}.\tag{11}$$

Используя уравнения, получим выражение момента на лезвии ножа:

$$M = P_{pe3}R = \frac{qL_1 + P_3(\frac{\sin\alpha + f_2\cos\alpha}{\cos\alpha - f_2\sin\alpha} + P_3f_3)(R_{_H} + R_{_{GH}})}{2\cos\beta}.$$
 (12)

Умножая M на угловую скорость ножа  $\omega$ , получим мощность, затрачиваемую на общую мощность проталкивания и резания продукта ножом через отверстия решетки:

$$N_{o \delta u \mu} = M \omega = \frac{\pi n \left[ q L_1 + P_3 \left( \frac{\sin \alpha + f_2 \cos \alpha}{\cos \alpha - f_2 \sin \alpha} + P_3 f_3 \right) \left( R_{\mu} + R_{G \mu} \right) \right]}{60 \cos \beta}.$$
(13)

Оптимальная длина режущей кромки лезвия ножа:

$$L = \sqrt{\varepsilon^2 + 2R_{\scriptscriptstyle H}} (R_{\scriptscriptstyle H} - \varepsilon) \tag{14}$$

где b — ширина кольца (рабочей поверхности решетки).

Подставляя уравнение (14) в формулу (13) окончательно получаем:

$$N_{o\delta uq} = \frac{\pi n \left[ q \left( \sqrt{b^2 + 2R_u \left( R_u - b \right)} \right) + P_3 \left( \frac{\sin \alpha + f_2 \cos \alpha}{\cos \alpha - f_2 \sin \alpha} + P_3 f_3 \right) \left( R_u + R_{eu} \right) \right]}{60 \cos \beta}.$$
 (15)

Данная формула позволяет определить затраты мощности, зная реологические характеристики измельчаемого продукта и геометрические параметры режущей пары, что дает возможность интенсифицировать процесс для создания оптимальных условий тонкого измельчения мясного сырья в эмульситаторах.

## Список использованной литературы

- 1. Вышелесский, А.Н. Как определить силы трения при конструировании машины для резки продуктов/ А.Н. Вышелесский, Г.А. Каргина// Общественное питание. 1973. №11. С. 54—55.
- 2. Клименко, М.Н. Развитие теории процесса резания мяса и совершенствование машин для измельчения сырья в производстве колбасных изделий: дис. ...д-ра техн. наук:  $05.18.12 \, / \mathrm{M.H.}$  Клименко М.,  $1990. 460 \, \mathrm{c.}$
- 3. Груданов, В.Я. Совершенствование конструкций машин и аппаратов пищевых производств: учебн. пособие/В.Я. Груданов, Л.Ф. Глущенко, В.В. Климович. Минск: Высш. школа, 1996.-248c.
- 4. Резник, Н.Е. Теория резания лезвием и основы расчета режущих аппаратов / Н.Е. Резник. М.: Машиностроение, 1975. 311 с.

УДК 637.5.02

**Христонько Н.В., магистр, Чепелюк Е.А., кандидат технических наук, доцент** Национальный университет пищевых технологий, г. Киев, Украина

## ОБОСНОВАНИЕ КОНСТРУКТИВНЫХ И РЕЖИМНЫХ ПАРАМЕТРОВ ВОЛЧКА ДЛЯ ИЗМЕЛЬЧЕНИЯ БЕСКОСТНОГО МЯСНОГО СЫРЬЯ

В литературе достаточно много работ, посвященных проблемам эффективного и качественного измельчения мяса, а также повышению надежности и долговечности рабочих органов волчков, прежде всего режущего комплекта. На процесс измельчения влияют как геометрические характеристики, так и режимы работы оборудования, а также свойства измельчаемого сырья — его состав, содержание жира, температура [1].

Цель работы: обосновать рациональные режимы работы волчка K7-ФВП-160, установить влияние геометрических и режимных параметров на эффективность работы оборудования и предложить вариант усовершенствования его отдельных элементов.

Объектом исследований является процесс измельчения бескостного мяса на волчке К7-ФВП-160. Предмет исследования: конструктивные и эксплуатационные характеристики устройств для подачи сырья и режущего комплекта.

Измельчение мясного сырья является механическим процессом, который классифицируется как стохастический. Построить дифференциальное уравнение такого процесса сложно, поэтому целесообразно проводить натурные [2] и физические эксперименты, применять имитационное моделирование, учитывая при этом реальные структурно-механические свойства материала и их изменение в процессе измельчения. Для описания процесса возможно использовать и критериальные уравнения, построение которых осуществляется с использованием теории размерностей. Именно такая методика использована в представленной работе. При построении критериального уравнения, описывающего процесс измельчения сырья в волчке, принято, что необходимая для работы мощность двигателя привода N (  $\text{кг} \cdot \text{м}^2 / \text{c}^3$ ) зависит от размеров кусков мяса b (м), диаметра решеток d (м), частоты вращения шнеков n ( $c^{-1}$ ), шага между витками b (м), а также плотности продукта p ( $\text{кг/м}^3$ ).