

## Температуры выпарки сахарного завода.

При расчете теплообмена выпарки сахарного завода среди прочих данных (количество выпариваемого сока, количество обратного пара, расход пара на сторону и т. п.) обычно считаются известными температуры пара и сока в различных корпусах выпарки. Определенных соображений для выбора температур не приводится. Их просто выбирают „обычными“. Но они могут быть и несколько иными. Это повлечет лишь соответственно изменить поверхности нагрева на выпарке и поверхности нагрева зависящих от температур на выпарке рефоберов. Итак это вводит известный произвол во все расчеты. Однако, произвол ограничен несколько теми результатами, какие получаются. Если взять „неподходящие“ температуры,—получаются несообразно большие поверхности нагрева у различных корпусов выпарки и рефоберов. Постепенно, эмпирически устанавливая наиболее подходящие „обычные“ температуры.

Но эти произвольно назначаемые температуры на выпарке могут быть теоретически обоснованы. Они могут быть вычислены. Такие вычисления желательны и необходимы, если требуется перейти к новому неиспробованному еще типу парового хозяйства (напр. поставить турбину с высоким противодавлением и пустить пар из нее не в I-й, а в O-й корпус выпарки). В таких случаях „обычные“ температуры могут оказаться непригодными.

Температуры на выпарке должны выбираться с таким расчетом, чтобы сумма всех поверхностей нагрева, как выпарки, так и рефоберов и калоризаторов, нагреваемых паром с выпарки, была наименьшей. Вернее, должна быть наименьшей сумма произведений поверхностей на стоимость 1 кв. метра  $HT$  (еще вернее—на стоимость увеличения поверхности нагрева аппарата на 1 кв. метр). Такая поправка вводит лишь несколько коэффициентов. Пока делать ее не будем. Считаем цену 1 кв. м. поверхностей различных аппаратов одинаковой. Температуру пара парового котла можно считать известной, а также и температуру обратного пара паровой машины, которая зависит от его давления и конструкции машины. Следовательно, мы можем не принимать во внимание и поверхность нагрева O-корпуса и аппаратов, нагреваемых паром из него, так как O-корпус обогревается паром из парового котла, а пар O-корпуса по давлению и температуре одинаков с обратным паром паровой машины.

Примем следующие обозначения: М. П.

К О Р П У С	0	I	II	III	IV
Выпаривается воды (на 100 кгр. свеклы в кгр.) . . . . .		$a_1$	$a_2$	$a_3$	$a_4$
Температура пара °C					$t_1$
Бесполезное падение температуры*) . . . . .		$\Delta t_1$	$\Delta t_2$	$\Delta t_3$	$\Delta t_4$

Коэффициент теплопередачи  
 Скрытая теплота получаемого пара

Средние температуры на решетках, нагреваемых паром из 0-го корпуса выпарки  $t_1, t_2, t_3, t_4$  (вообще  $t_n$ ); количество конденсирующегося в этих решетках пара  $a_1, a_2, a_3, a_4$  (вообще  $a_n$ ); коэффициенты теплопередачи  $k_1, k_2, k_3, k_4$  (вообще  $k_n$ ). Для решеток, нагреваемых паром из 0-го корпуса те же величины обозначим  $a_0, t_0, k_0$ .

Температура наиболее в I-м корпусе сока  $t_1 + \Delta t_1$ ; разность температур греющего I-го корпуса пара из 0-го корпуса и температурой сока I-го корпуса:  $t_1 - t_1 + \Delta t_1$ . Поверхности нагрева для I-го корпуса выпарки (для переработки 100 кгр. свеклы в минуту):

этого  $F_1 = \frac{a_1 \cdot t_1}{(t_1 - t_1 + \Delta t_1) \cdot k_1}$

Поверхности нагрева II-го корпуса:  $F_2 = \frac{a_2 \cdot t_2}{(t_2 - t_2 + \Delta t_2) \cdot k_2}$   
 III-го:  $F_3 = \frac{a_3 \cdot t_3}{(t_3 - t_3 + \Delta t_3) \cdot k_3}$  и IV-го:  $F_4 = \frac{a_4 \cdot t_4}{(t_4 - t_4 + \Delta t_4) \cdot k_4}$

Для поверхности нагрева решеток, обогреваемых паром I-го корпуса с температурой  $t_1$ , имеем общее выражение:  $F_1^{(0)} = \frac{a_1 \cdot t_1}{(t_1 - t_1 + \Delta t_1) \cdot k_1}$

Для решеток, обогреваемых из I-го корпуса:  $F_2 = \frac{a_2 \cdot t_2}{(t_2 - t_2 + \Delta t_2) \cdot k_2}$

Для решеток III-го корпуса:  $F_3 = \frac{a_3 \cdot t_3}{(t_3 - t_3 + \Delta t_3) \cdot k_3}$

Сумма всех поверхностей нагрева согреваемого пара (связанных с выпаркой) выразится так:

$F = F_1 + F_2 + F_3 + F_4 + F_1^{(0)} + F_2^{(0)} + F_3^{(0)} + F_4^{(0)}$

Реш. I. k. Реш. II. k. Реш. III. k.

\* У бесполезного падения температуры и означает разность между температурой греющего в данном корпусе сока и температурой утиляруемого пара из выпарки

$$\frac{a_1^{(n)} \cdot r_1}{(t_1 - t_1^{(n)}) \cdot k_1^{(n)}} + \sum \frac{a_2^{(n)} \cdot r_2}{(t_2 - t_2^{(n)}) \cdot k_2^{(n)}} + \sum \frac{a_3^{(n)} \cdot r_3}{(t_3 - t_3^{(n)}) \cdot k_3^{(n)}} \dots \quad (I)$$

Температура  $t_1$  — известна, как уже было выяснено.  $t_1$  — тоже известно (зависит от степени разрежения, даваемого воздушным насосом). Предстоит лишь выбрать наиболее выгодные значения  $t_1$ ,  $t_2$  и  $t_3$ . Будем считать  $t_2$  и  $t_3$  постоянными. При изменении значений  $t_1$  будет меняться и значение  $F$ . Нужно выбрать такое значение  $t_1$ , при котором бы поверхность  $F$  была минимальной. При этих значениях, очевидно, первая производная  $F$  по  $t_1$  должна быть равна нулю, т. е.:

$$\frac{\partial F}{\partial t_1} = \frac{a_1 \cdot r_1}{(t_1 - t_1^{(n)})^2 \cdot k_1^{(n)}} - \frac{a_2 \cdot r_2}{(t_1 - t_2 - \Delta t_2)^2 \cdot k_2} - \sum \frac{a_1^{(n)} \cdot r_1}{(t_1 - t_1^{(n)})^2 \cdot k_1^{(n)}} = 0 \dots (II)$$

Таким же образом, считая за переменные  $t_2$ , а потом —  $t_3$ , получим еще два уравнения:

$$\frac{\partial F}{\partial t_2} = \frac{a_2 \cdot r_2}{(t_1 - t_2 - \Delta t_2)^2 \cdot k_2} - \frac{a_3 \cdot r_3}{(t_2 - t_3 - \Delta t_3)^2 \cdot k_3} - \sum \frac{a_1^{(n)} \cdot r_1}{(t_2 - t_2^{(n)})^2 \cdot k_2^{(n)}} = 0 \dots (III)$$

$$\frac{\partial F}{\partial t_3} = \frac{a_3 \cdot r_3}{(t_2 - t_3 - \Delta t_3)^2 \cdot k_3} - \frac{a_4 \cdot r_4}{(t_3 - t_4 - \Delta t_4)^2 \cdot k_4} - \sum \frac{a_3^{(n)} \cdot r_3}{(t_3 - t_3^{(n)}) \cdot k_3^{(n)}} = 0 \dots (IV)$$

Итак, имеем 3 уравнения (II, III и IV) с тремя неизвестными ( $t_1$ ,  $t_2$  и  $t_3$ ), которые и могут быть из них определены. Возможен такой ход решения. Ур-ие (II) дает  $t_1$  как функцию  $t_2$ . Определим  $t_1$  для трех — четырех различных значений  $t_2$  (напр., окажется, что при  $t_2 = 106 - t_1 = 108 - t_2 = 98,7$ ). Вычерчиваем кривую, которая даст возможность для любого  $t_2$  определить приблизительно  $t_1$ . Ур-ие IV дает  $t_3$  как функцию  $t_2$ . Можем тоже вычислить несколько значений  $t_3$ , соответствующие некоторым значениям  $t_2$ , и начертить кривую. Кривые теперь дают возможность для любого значения, напр.  $t_1$ , найти соответствующие значения  $t_2$  и  $t_3$ . Из этих сопряженных значений остается лишь выбрать такие, которые бы удовлетворяли ур-ию (III). Решение с достаточной для техники точностью (до  $1/2$  °C) выполняется легко.

Приведем полученные результаты вычислений для нескольких частных случаев, а именно: 1) для случая выпарки без утилизации пара на сторону, 2) с утилизацией пара из I, II и III корп., 3) с утилизацией пара лишь из I и II корп.

Корп.	I	II	III	IV
$t_1$	$t_2$	$t_3$	56	
$\Delta t$	0,5	1,0	2,5	4,0
$r$	535	540	550	555
$k$	35	25	15	5
$a$	22	22	22	22

*Пример I.* Берем следующие числовые данные (См. у проф. Зуева „Теплота в сахар. произв.“ стр. 111).

Температура пара, обогревающего I-й корпус,  $t_0 = 112^\circ$ .

Утилизации пара выпарки на сторону нет.

\* Если возможно, приблизительно, указать заранее температуры на выпарке, то можно задаваться величинами  $r$ ; если же эти температуры не могут быть и приблизительно указаны, то можно все  $r$  считать равными друг другу; ошибка от такого допущения будет невелика.

Ур-ия (II, III и IV) прямая вид:

Ур-ия весьма легко решается. Получаются следующие значения:  $t_1 = 104,1$ ,  $t_2 = 104,1$ ,  $t_3 = 104,1$ ,  $t_4 = 104,1$ .

Пример II. Выпарка с утилизацией пара из I, II и III корпуса.

Корп.	0	I	II	IV	
$t$		31	21	10	5
$\Delta t$		0,5	1,5	2,5	4,0
$\Gamma$		585	540	550	565
$K$		10	15	10	5

Числовые данные таковы (см. Пред. Зубов "Упрощенный расчет выпарки" (Зап. Сах. Пр. 1912 г. № 7)).

Относительно коэффициентов, связанных с выпаркой, возьмем такие данные.

Коэффициент теплопередачи для диффузионных калориферов ленте маловязкой (3),

коэффициент теплопередачи для конденсаторов

всего  $K = 10$  (в I корпусе),  $K = 15$  (в II корпусе),  $K = 10$  (в III корпусе).

Возьмем температуру пара в I корпусе  $t_1 = 104,1$ .

Возьмем температуру пара в II корпусе  $t_2 = 104,1$ .

Возьмем температуру пара в III корпусе  $t_3 = 104,1$ .

Возьмем температуру пара в IV корпусе  $t_4 = 104,1$ .

Греющий пар	Из I корпуса	Из II корпуса	Из III корпуса
Обогрев			
Док. пар			
$t$			
$\Delta t$			
$\Gamma$			
$K$			

Пример III. Выпарка с утилизацией пара на сторону на I и II корпуса.

Корпус	0	I	II	III	IV
$t$		116	78	78	78
$\Delta t$		0,5	1,5	2,5	4,0
$\Gamma$		585	540	550	565
$K$		10	15	10	5

р-ли (I, III и IV) примув

$47.565$	$22.540$	$18.535$	$7.565$	$= 0$
$(t_1 - t_2 - 0,5)^2 \cdot 20$	$(t_1 - t_2 - 1,5)^2 \cdot 15$	$(t_1 - 78)^2 \cdot 5$	$(t_1 - 90)^2 \cdot 8$	
$22.540$	$6.550$	$8.540$	$9.540$	$= 0$
$(t_1 - t_2 - 1,5)^2 \cdot 15$	$(t_1 - t_2 - 2,5)^2 \cdot 10$	$(t_2 - 65)^2 \cdot 3$	$(t_2 - 78)^2 \cdot 8$	$= 0$
$6.550$	$7.565$			
$(t_2 - t_1 - 2,5)^2 \cdot 10$	$(t_2 - 60)^2 \cdot 5$			$= 0$

Отсюда находим:  $t_2 = 92$ ;  $t_1 = 78$

Эти результаты близки к тому, что обычно постоянно на-  
 ходится в практике. Это дает уверенность в правильности нашего  
 метода измерения температур. Этот метод, примененный таким образом  
 к измерению температур обычных выпарок, можно с уверенностью при-  
 менять в случаях новых необычных (напр. при применении ледяных  
 турбин с высоким давлением, при устройстве холодильных и др.  
 машин и т.п.)