

ОСОБЕННОСТИ РАСЧЕТА ТЕПЛОВОЙ МОЩНОСТИ СИСТЕМЫ  
ЭЛЕКТРООТОПЛЕНИЯ ПРИ ИСПОЛЬЗОВАНИИ ПАНЕЛЬНЫХ  
ИНФРАКРАСНЫХ ИЗЛУЧАТЕЛЕЙ

## ВВЕДЕНИЕ

Расчет необходимой тепловой энергии зданием базируется на определении тепловых потерь. От этого зависит подбор источника тепла, необходимое количество и мощность отопительных приборов, и, соответственно, суммарная стоимость устройства системы отопления.

Обычно полагают, что способ отопления не влияет на теплотехнический расчет. Однако, при детальном рассмотрении тепловых процессов, имеющих место в отапливаемом здании, оказывается, что в случае инфракрасного отопления он имеет определенные отличия от традиционного конвективного.

### АНАЛИЗ ОСОБЕННОСТЕЙ ФИЗИЧЕСКИХ МОДЕЛЕЙ СИСТЕМ РАДИАЦИОННОГО И КОНВЕКТИВНОГО ОТОПЛЕНИЯ

Традиционный расчет системы отопления производится на основе [СНиП II-3-79\*, 1998, СНиП II-3-79\*\*, 1996], начальным этапом которого является теплотехнический расчет ограждающих конструкций с определением материала изоляции и значений коэффициентов теплопередачи. После этого производится определение тепловых потерь и выбор необходимой мощности системы отопления.

### ОСОБЕННОСТИ РАСЧЕТА ТЕПЛОВОЙ МОЩНОСТИ СИСТЕМЫ ОТОПЛЕНИЯ

Приводим расчет тепловых потерь жилого помещения площадью  $50 \text{ м}^2$ , расположенного внутри здания в соответствии с [6].

Исходные данные для расчета тепловых потерь:

№ п\п	Наименование величины	Обозн.	Значение	Ед.изм.
1	Заявленная площадь помещения	S	50	$\text{м}^2$
2	Высота помещения	h	2,5	м
3	Расчетная температура в помещении	$t_{\text{п}}$	20	$^{\circ}\text{C}$
4	Расчетная наружная температура	$t_{\text{н}}$	-20	$^{\circ}\text{C}$
5	Общая площадь стен, граничащих с внешним воздухом (без учета площади окон и дверей)	A	20,1	$\text{м}^2$
6	Площадь окон	$s_{\text{w}}$	5,8	$\text{м}^2$
7	Площадь дверей (0,9м x 2м)	$s_{\text{d}}$	1,8	$\text{м}^2$
8	Характеристика пола	бетон		

Рассчитываем тепловые потери по формуле:  $Q = Q_1 b_1 b_2 + Q_2 - Q_3$ , где:

$Q_1$  – расчетные тепловые потери здания, кВт;

$b_1$  – коэффициент учета дополнительного теплового потока от установленных отопительных приборов;

$b_2$  – коэффициент учета дополнительных потерь теплоты отопительными приборами, которые установлены возле наружных стен;

$Q_2$  – тепловые потери, кВт, трубопроводом, проходящим в неотапливаемых помещениях;

$Q_3$  – тепловой поток, кВт, который регулярно поступает от освещения, оборудования и людей (для жилых помещений величину  $Q_3$  следует брать из расчета 0,01 кВт на 1 м<sup>2</sup> общей площади).

При использовании конвекторов или инфракрасных панельных нагревателей, с непосредственным отоплением ограждающих конструкций здания, где не используются жидкости в качестве теплоносителей,  $Q_2 = 0$ .

Таким образом, суммарные тепловые потери помещения рассчитываем по формуле:

$$Q = Q_1 b_1 b_2 - Q_3;$$

$Q_1$  рассчитываем по формуле:  $Q_1 = (Q_a + Q_{в1} + Q_{в2})$ , где:

$Q_a$  – тепловой поток, кВт, через ограждающие конструкции;

$Q_{в1}$  – тепловые потери, кВт, на нагрев вентиляционного воздуха.

$$Q_a = (\sum(A_k/R_k)) (t_b - t_n) (1 + \sum b) n 10^{-3};$$

$$Q_{в1} = 0,337 A_n h (t_b - t_n) K 10^{-3}, \text{ где:}$$

$A_k$  – расчетная площадь ограждающих конструкций в отапливаемом помещении, м<sup>2</sup>;

$R_k$  – сопротивление теплопередачи соответствующей ограждающей конструкции, которая выбирается в соответствии [7];

$A_n$  – площадь пола помещения, м<sup>2</sup>;

$h$  – высота помещения от пола до потолка, м;

$t_b$  – расчетная температура внутреннего воздуха, °С;

$t_n$  – расчетная температура наружного воздуха, °С;

$n$  – коэффициент, который выбирается в соответствии с [7];

$b$  – дополнительные потери тепла (выбираем в соответствии с [6]).

$K$  – кратность воздухообмена в помещении (выбирается в соответствии с [7]), ч<sup>-1</sup>.

Тепловые потери на нагрев наружного воздуха, который попадает в помещение через холлы и лестничные площадки, через двери, которые периодически открываются в холодное время года:

$$Q_{B2} = 0,7B (H + 0,8p) (t_B - t_H) 10^{-3}, \text{ где:}$$

H – высота помещения, м;

p – количество людей, находящихся в помещении;

B – коэффициент, учитывающий количество входных тамбуров (выбирается в соответствии с [6]).

Все результаты расчета сведены в таблицу.

Берем за основу градусо-сутки отопительного периода 4500 °С·сут. В соответствии с этим показателем, методом интерполяции берем все необходимые для расчета коэффициенты [6,7].

Результаты расчета тепловых потерь помещения:

№ п/п	Наименование	Обозначение	Формула	Результат расчета, ед. изм.
1	Коэффициент	$\sum b$	-	0,05
2	Коэффициент	n	-	0,8
3	Коэффициент	$R_k$	-	1,8
4	Коэффициент	K	$1 \div 2,5$	$2 \text{ ч}^{-1}$
5	Тепловые потери через ограждающие конструкции	$Q_a$	$Q_a = (\sum(A_k/R_k)) (t_B - t_H) (1 + \sum b) n 10^{-3}$	0,469 кВт
6	Тепловые потери, на нагрев вентиляционного воздуха	$Q_{B1}$	$Q_{B1} = 0,337 A_n h (t_B - t_H) K 10^{-3}$	3,37 кВт
7	Тепловые потери на нагрев наружного воздуха, поступающего через двери, холлы	$Q_{B2}$	$Q_{B2} = 0,7B (H + 0,8p) (t_B - t_H) 10^{-3}$	0,20 кВт
8	Расчетные тепловые потери помещения	$Q_1$	$Q_1 = (Q_a + Q_{B1} + Q_{B2})$	4,039 кВт
9	Тепловой поток от освещения, оборудования и людей	$Q_3$	$Q_3 = 0,01 S$	0,5 кВт
10	Коэффициент	$b_1$	-	1,1
11	Коэффициент	$b_2$	-	1,05
12	Суммарные тепловые потери	Q	$Q = Q_1 b_1 b_2 + Q_2 - Q_3$	4,165 кВт

В соответствии с [7] и [8] необходимую электрическую мощность системы конвекционного отопления рассчитываем по формуле:

$$P \geq 1,3 Q.$$

Таким образом:  $P \geq 1,3 \cdot 4,165 \geq 5,414 \text{ кВт}$

При лучистом инфракрасном отоплении, благодаря лучистой добавке температуры, в отапливаемом пространстве может поддерживаться температура воздуха на несколько градусов ниже, чем заданная температура отопления. Данное явление описывается формулой:

$$t_{\text{эф}} = t_{\text{в}} + t_{\text{л}}, \text{ где:}$$

$t_{\text{эф}}$  – температура теплоощущения человека, °С;

$t_{\text{в}}$  – температура воздуха внутри помещения;

$t_{\text{л}}$  – добавка к температуре, образованная лучистым потоком, определяющаяся

по формуле:

$$t_{\text{л}} = I_{\text{л}} \cdot 0,0716, \text{ где:}$$

$I_{\text{л}}$  – интенсивность потока излучения, Вт/м<sup>2</sup>;

0,0716 – эмпирический коэффициент, (м<sup>2</sup> · °С)/Вт.

Согласно данному равенству лучистый поток с интенсивностью 100 Вт/м<sup>2</sup> образует ощущаемую добавку температуры от излучения в размере 7,16 °С.

Это значит, что для результирующей комфортной температуры +20°С при лучистом потоке 100 Вт/м<sup>2</sup>, достаточно температуры воздуха в +12,84°С. Из равенства следует:

$$t_{\text{в}} = t_{\text{эф}} - t_{\text{л}},$$

Следует сказать, что на практике, из-за влияния процесса естественной конвекции воздуха в помещении, результирующая температура комфорта несколько меньше отличается от температуры воздуха, разница между ними достигает порядка 3–5 °С в рабочей зоне и около 5–8°С градусов в среднем по объему помещения.

Температура поверхностей, находящихся в поле видимости инфракрасных излучателей имеет температуру отличную от температуры воздуха внутри помещения. Максимальное значение температуры рассчитывается по формуле:

$$t_{\text{г}} = \frac{1}{8} \cdot \left[ Q + R_{\text{k}} \left[ 1 + 10 \left( \frac{0,01 \cdot K}{3,5 \cdot S} - 1 \right) \right] \right]$$

где:  $R_{\text{k}}$  – коэффициент теплопередачи пола, (Вт · м<sup>2</sup>)/°С;

$K$  – кратность воздухообмена в отапливаемом помещении, ч<sup>-1</sup>;

$S$  – площадь пола данного помещения, м<sup>2</sup>;

$Q$  – тепловой поток излучения, Вт/м<sup>2</sup>.

Максимальное допустимое значение для Украины равняется 150 Вт/м<sup>2</sup>.

При расчете тепловых потерь возможно принимать его в пределах (100...120) Вт/м<sup>2</sup>.

Поверхность стен условно делится на две зоны – под прямым облучением и вне облучения (имеет место небольшая доля рассеянного облучения).

Температура зоны вне облучения принимается равной температуре воздуха внутри помещения, рассчитываемой согласно равенству:

$$t_{\text{эф}} = t_{\text{в}} + t_{\text{л}},$$

Температура зоны под облучением рассчитывается по формуле:

$$t_{\text{л}} = \frac{1}{8} \cdot \left[ Q + R_{\text{k}} \left[ 1 + 10 \left( \frac{0,01 \cdot \text{K}}{3,5 \cdot \text{S}} - 1 \right) \right] \right]$$

в которой значение Q принимается равным 0.5Q<sub>max</sub>, т. е. (50...60) Вт/м<sup>2</sup>.

Температура поверхности перекрытия принимается равной на (3...5)°C больше, чем температура воздуха в рабочей зоне.

Результаты расчета тепловых потерь помещения при использовании инфракрасных излучателей:

№ п/п	Наименование	Обозначение	Формула	Результат расчета, ед. изм.
1	Коэффициент	$\sum b$	-	0,05
2	Коэффициент	n	-	0,8
3	Коэффициент	$R_{\text{k}}$	-	1,8
4	Коэффициент	K	$1 \div 2,5$	$1 \text{ ч}^{-1}$
5	Интенсивность потока излучения	$I_{\text{л}}$	-	50 Вт/м <sup>2</sup>
6	Температура воздуха внутри помещения	$t_{\text{в}}$	$t_{\text{в}} = t_{\text{эф}} - I_{\text{л}} \cdot 0.0716$	16,42 °C
7	Тепловые потери через ограждающие конструкции	$Q_{\text{а}}$	$Q_{\text{а}} = (\sum(A_{\text{k}}/R_{\text{k}})) (t_{\text{в}} - t_{\text{н}}) (1 + \sum b) n \cdot 10^{-3}$	0,427 кВт
8	Тепловые потери, на нагрев вентиляционного воздуха	$Q_{\text{в1}}$	$Q_{\text{в1}} = 0,337 A_{\text{n}} h (t_{\text{в}} - t_{\text{н}}) \text{ K} \cdot 10^{-3}$	1,534 кВт

9	Тепловые потери на нагрев наружного воздуха, поступающего через двери, холлы	$Q_{B2}$	$Q_{B2} = 0,7B (H + 0,8p) (t_B - t_H) 10^{-3}$	0,18 кВт
10	Расчетные тепловые потери помещения	$Q_1$	$Q_1 = (Q_a + Q_{B1} + Q_{B2})$	2,141 кВт
11	Тепловой поток от освещения, оборудования и людей	$Q_3$	$Q_3 = 0,01 S$	0,5 кВт
12	Коэффициент	$b_1$	-	1,1
13	Коэффициент	$b_2$	-	1,05
14	Суммарные тепловые потери	$Q$	$Q = Q_1 b_1 b_2 + Q_2 - Q_3$	1,97 кВт
15	Электрическая мощность системы отопления	$P$	$P \geq 1,3 Q$	2,561 кВт

## ВЫВОДЫ

1. Расчет теплотерь при инфракрасном и конвективном способах отопления имеет некоторые отличия, связанные с различными физическими процессами в отапливаемом помещении.
2. Среднее значение температуры воздуха внутри помещения  $t_B$  в случае инфракрасного отопления необходимо принимать ниже, чем при конвективном на  $(3...5)^\circ\text{C}$ .
3. Значения температур ограждающих конструкций при инфракрасном отоплении не могут приниматься постоянными величинами ввиду того, что часть их находится в зоне прямого облучения, а часть – в зоне рассеянного.
4. Определение потерь тепловой энергии на инфильтрацию наружного воздуха как при конвективном, так и при инфракрасном отоплении необходимо проводить с учетом кратности воздухообмена в отапливаемом помещении. Следует заметить, что ввиду малого значения градиента температур по высоте помещения, при использовании инфракрасных излучателей, коэффициент воздухообмена необходимо принимать близким или равным 1.

## ЛИТЕРАТУРА

1. ДБН А.3.1-5-96 Управління, організація і технологія. Організація будівельного виробництва.
2. ВСН 33-82 (изд. 1989г.) Ведомственные строительные нормы. Инструкция по разработке проектов организации строительства.
3. СНиП III-4-80 (изд. 1989г.) Техника безопасности в строительстве.
4. ДНАОП 1.1.10-1.10-83 Правила техники безопасности при выполнении электромонтажных работ на объектах Минэнерго СССР.
5. СНиП 3.05.06-85. Электротехнические устройства.
6. СНиП 2.04.05-91\*У Отопление, вентиляция и кондиционирование.
7. СНИП II-3-79\* Строительная теплотехника.
8. ДБН В.2.5-24-2003 Електрична кабельна система опалення.
9. Котенко А. А. 2005: Подбор котлов. Рынок Инсталляций 2.
10. Молька В. 2005: Три „Э” в отоплении промышленных помещений.