

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 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	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	м^2
6	Площадь окон	s_{w}	5,8	м^2
7	Площадь дверей (0,9м x 2м)	s_{d}	1,8	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 м² 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, м²;

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

A_n – площадь пола помещения, м²;

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⁻¹.

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 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/м²;

0,0716 – эмпирический коэффициент, (м² · °С)/Вт.

Согласно данному равенству лучистый поток с интенсивностью 100 Вт/м² 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/м², 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_{k} – коэффициент теплопередачи пола, (Вт · м²)/°С;

K – кратность воздухообмена в отапливаемом помещении, ч⁻¹;

S – площадь пола данного помещения, м²;

Q – тепловой поток излучения, Вт/м².

Максимальное допустимое значение для Украины равняется 150 Вт/м².

При расчете тепловых потерь возможно принимать его в пределах (100...120) Вт/м².

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:

$$t_{эф} = t_b + t_l,$$

Температура зоны под облучением рассчитывается по формуле:

$$t_i = \frac{1}{8} \cdot \left[Q + R_k \left[1 + 10 \left(\frac{0,01 \cdot K}{3,5 \cdot S} - 1 \right) \right] \right]$$

в которой значение Q принимается равным 0.5Q_{max}, т. е. (50...60) Вт/м².

Температура поверхности перекрытия принимается равной на (3...5)°С 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	∑b	-	0,05
2	Коэффициент	n	-	0,8
3	Коэффициент	R _k	-	1,8
4	Коэффициент	K	1 ÷ 2,5	1 ч ⁻¹
5	Интенсивность потока излучения	I _л	-	50 Вт/м ²
6	Температура воздуха внутри помещения	t _в	t _в = t _{эф} - I _л · 0.0716	16,42 °С
7	Тепловые потери через ограждающие конструкции	Q _a	Q _a = (∑(A _k /R _k)) (t _в - t _н) (1 + ∑b) n 10 ⁻³	0,427 кВт
8	Тепловые потери, на нагрев вентиляционного воздуха	Q _{в1}	Q _{в1} = 0,337 A _n h (t _в - t _н) K 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.