

## بررسی اثرات عایقکاری ساختمان بر روی بار حرارتی و مطالعه سیستم گرمایش خورشیدی برای یک خانه مسکونی نمونه در تهران

مهندس محمد ساتکین، مهندس یوسف آرمودلی، دکتر عبدالرزاق کعبی نژادیان  
وزارت نیرو، سازمان انرژی های نو ایران

### چکیده

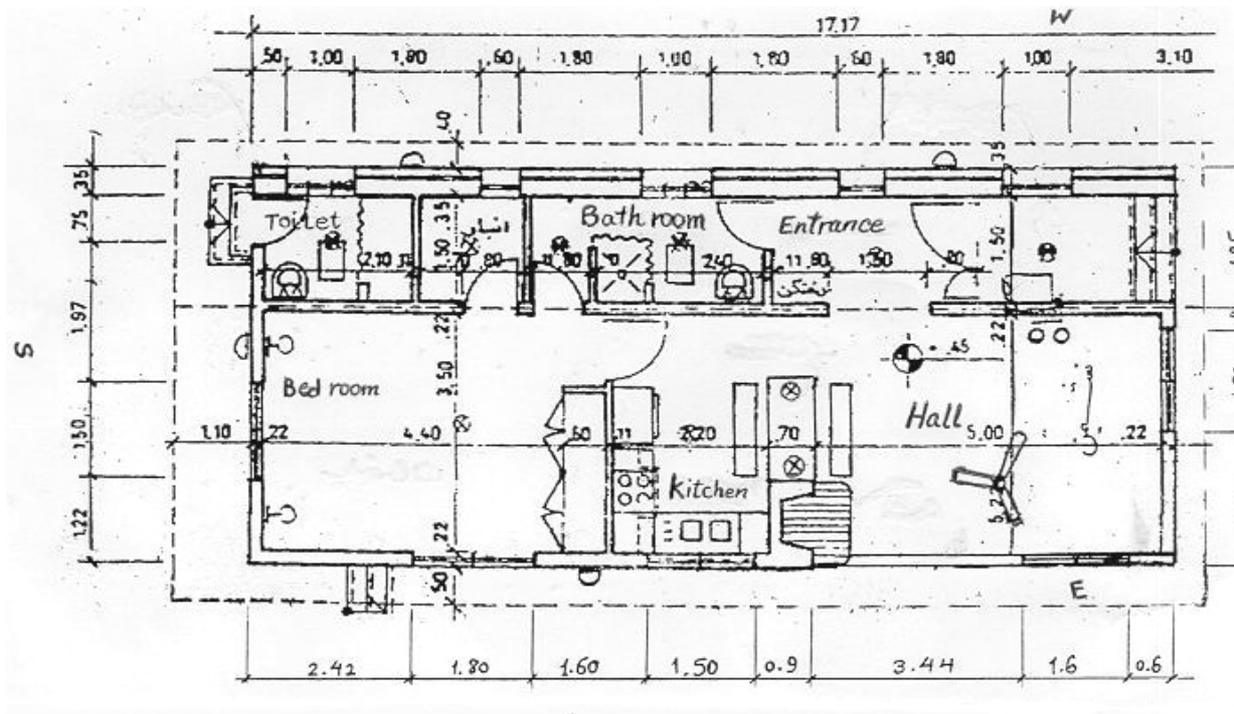
در مقاله ارائه شده، ابتدا بین بارهای حرارتی یک خانه مسکونی نمونه در تهران در شرایط عایقکاری شده و بدون عایق مقایسه ای انجام شده و نمودار هائی جهت مقایسه بارها در شرایط مذکور ارائه شده است. در گام بعدی محاسبه گردیده است که با استفاده از گردآورنده های تخت خورشیدی چه میزان از انرژی مورد نیاز ساختمان قابل تأمین بوده و در این راستا اثر استقرار گردآورنده های خورشیدی در شرایط افقی و شیب دار (با شیب نزدیک به عرض جغرافیائی محل) در مقابل پرتوهای خورشیدی نیز با یکدیگر مقایسه و نتایج ارائه گردیده است. سپس مطابق با نیاز انرژی ساختمان، تعداد گردآورنده های تخت خورشیدی محاسبه شده و با توجه به محدودیت فضای پشت بام، یک سیستم هیبرید (خورشیدی-فسیلی) پیشنهاد گردیده است. درصد انرژی خورشیدی قابل بهره برداری در دو وضعیت ساختمان با عایق و بدون عایق محاسبه شده و مقایسه گردیده اند. نتایج حاصل از این مقاله بمنظور بررسی اقتصادی موضوع و تعیین اثرات زیست محیطی طرح طی مقاله ای دیگر در دست مطالعه می باشد.

واژه های کلیدی: انرژی خورشیدی، عایق، گردآورنده خورشیدی، بار حرارتی، شدت تابش، هیبرید

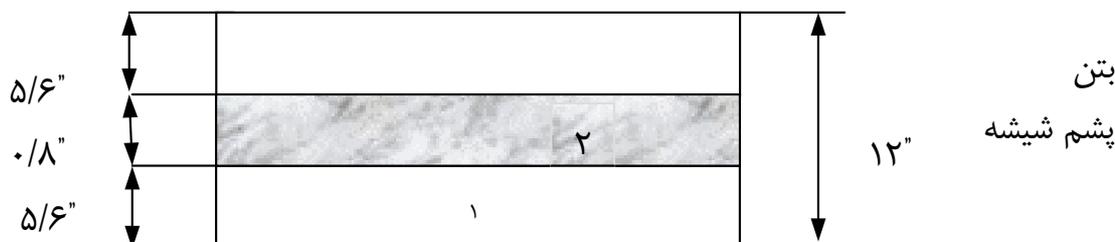
### مقدمه

ساختمان خورشیدی نمونه ای که این مقاله درباره آن بحث می کند خانه ای به مساحت ۶۰ متر مربع است که ۴۵ متر مربع آن مجهز به تجهیزات گرمایشی است. طرح این خانه در شکل ۱ ارائه گردیده

است. در یک خانه خورشیدی بارحرارتی بصورت ساعت به ساعت در طی روز محاسبه میگردد ، و با توجه به مجموع بارهای روزانه وانرژی استحصالی از واحد سطح گردآورنده ، تعداد گردآورنده های مورد نیاز تعیین میشود ، دماهای ساعت به ساعت روز ۲۱ ژانویه که از سازمان هواشناسی کل کشور دریافت شده است درجدول ۱ درج شده است .یکی دیگر از اطلاعاتی که برای محاسبه بارحرارتی لازم است ضریب کلی هدایت گرمائی (U-Value) است . این عدد را برای مصالح بکار گرفته شده در ساختمان تعیین مینمائیم . طرح و برش مقطع دیوار در شکل ۲ نمایش داده شده است .



شکل ۱- پلان ساختمان



شکل ۲. مقطع هر واحد از مصالح دیوار

جدول ۱. دماهای ساعت به ساعت در روز ۲۱ ژانویه در تهران.

hour	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
C	-0.93	-1.01	-1.11	-1.20	0.22	1.18	2.12	3.83	4.30	5.00	5.30	4.75
F	30.32	30.19	30.00	29.84	32.40	34.12	35.82	38.89	39.74	41.00	41.54	40.55
hour	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24
C	4.40	3.13	2.65	2.24	1.89	1.60	1.35	1.22	1.10	0.99	-0.80	-0.86
F	39.92	37.63	36.77	36.03	35.41	34.88	34.43	34.19	33.97	33.77	30.56	30.44

۱ - محاسبه ضریب کلی هدایت گرمایی (U- Value) [1]

این ضریب از فرمول زیر محاسبه می گردد

$$U = 1 / (1/f_o + R_1 + R_2 + \dots + 1/f_i) \quad (1)$$

$1/f_o$  = ضریب فیلم هوا روی جدار خارج بر حسب (ft<sup>2</sup>.h.F/BTU).

$1/f_i$  = ضریب فیلم هوا روی جدار داخلی بر حسب (ft<sup>2</sup>.h.F/BTU).

$R$  = مقاومت حرارتی مصالح (ft<sup>2</sup>.h.F/BTU).

بمنظور محاسبه ضریب هدایت گرمایی ، ابتدا مقادیر لازم را از جداول استاندارد استخراج می کنیم .

$R$  بتن = ۰/۸۶ (بازای هر اینچ ضخامت)  $1/f_o$  (زمستان) = ۰/۶۱  $1/f_o$  (تابستان) = ۰/۹۲

$R$  پشم شیشه = ۴ (بازای هر اینچ ضخامت)  $1/f_i$  (زمستان) = ۰/۲۵  $1/f_i$  (تابستان) = ۰/۱۷

$R$  گچ = ۰/۳۲

برای محاسبه  $R$  مربوط به بخش بتنی طبق مندرجات جداول استاندارد، به ازای هر اینچ ضخامت ۰/۸۶ مقاومت داریم پس برای بخش ۵/۶ اینچی ،  $R = ۴/۸۱۶$  ، میباشد و ضخامت لایه گچ نیز ۰/۳۷۵ اینچ در نظر گرفته می شود با توجه به اعداد فوق برای مقدار  $U$  بترتیب زیر خواهیم داشت.

$$U = 1 / (0.25 + 4.816 + 3 + 4.816 + 0.32 + 0.61) = 0.0724 \quad \text{زمستان}$$

۲ - محاسبه بارهای حرارتی در وضعیتهای عایقکاری و معمولی :

حال با در دست داشتن ضریب هدایت گرمایی مصالح ساختمانی و شیشه سه جداره و همچنین اختلاف دماهای داخل و خارج بصورت ساعت به ساعت بکمک جدول ۱ و دمای طرح خارج که ۷۸ درجه فارنهایت در نظر گرفته شده است ، می توانیم جدولی حاوی کلیه اطلاعات لازم برای محاسبه بار حرارتی ساختمان برای دو وضعیت عایقکاری شده و معمولی ایجاد نمائیم. قابل ذکر است که در شرایط معمولی ، دیوار ها ، سقف و کف از جنس آجر معمولی با لایه ای از گچ بوده و شیشه ها نیز تک جداره اند و ضریب هدایت گرمایی آنها بر اساس جداول استاندارد بترتیب ۰/۲۶ و ۱/۱۳ میباشدند [۱]. مساحت کف و سقف و همچنین مساحت در و دیوار و پنجره های هر فضا نیز بر اساس نقشه خانه در این جداول گنجانده شده اند.

اکنون می‌توان بکمک فرمولهای تعادل گرمائی، بار حرارتی ساختمان را در طی یک روز، محاسبه نمود. نتایج این محاسبات در جدول ۷ درج گردیده‌اند. همانطور که ملاحظه میشود بار حرارتی، درشرایطی که از مصالح عایقکاری شده استفاده شده باشد برابر  $212750 \text{ BTU/day}$  و در شرایط معمولی برابر  $1248952 \text{ BTU/day}$  بوده و به این ترتیب فقط بواسطه عایقکاری و بکارگیری شیشه سه لایه در زمستان  $1036202 \text{ BTU/day}$  در طی یک روز صرفه جوئی انرژی خواهیم داشت.

### ۳- محاسبه بار آبگرم مصرفی. [۱]

برای محاسبه بار آبگرم مصرفی، ابتدا باید عوامل مصرف کننده آبگرم را مشخص نمود که در این پروژه عبارتند از، دو دستگاه دوش، سه واحد دستشوئی و توالت و دو عدد سینک ظرفشوئی. میزان مصرف آبگرم هر کدام از این موارد در جدول زیر نشان داده شده است.

جدول ۲. میزان مصرف آبگرم مصرفی

مصرف کننده ها	تعداد	GPH	کل ماکزیمم مصرف
دوش	۱	۱۰۰	۱۰۰
دستشوئی و توالت	۲	۳	۶
سینک ظرفشوئی	۱	۱۵	۱۵

همانطور ملاحظه می‌شود مجموع این مصارف برابر  $121 \text{ GPH}$  بوده و برای محاسبه بار، ابتدا باید این عدد را در ضریب تقاضا ضرب نمائیم و سپس توسط فرمول ۲ بار آبگرم مصرفی را محاسبه کنیم.

$$Q = V \times 8.33 \times (t_2 - t_1) \quad (2)$$

که در آن :

$$Q = (\text{BTU/h}) \text{ مصرفی}$$

$V$  = مقدار واقعی آبگرم مصرفی بر حسب گالن بر ساعت

وزن مخصوص آب بر حسب پوند بر گالن =  $8.33$

$t_1$  = دمای آب شهر ورودی به آبگرمکن (  $60 \text{ F}$  )

$t_2$  = دمای آبگرم مصرفی خروجی از آبگرمکن (  $140 \text{ F}$  )

این محاسبات بترتیب زیر انجام می‌پذیرد :

$$42/35 = 121 \times 0.35 : \text{ مقدار آبگرم مصرفی}$$

$$42/35 \times 8.33 \times (140 - 60) \times 1/1 = 28222 \text{ BTU/h} \sim 7055/5 \text{ Kcal/h}$$

که اگر تعداد ساعات کارکرد روزانه ۱۵ ساعت در نظر گرفته شود، کل بار آبگرم مصرفی روزانه برابر خواهد بود با

$$۲۸۲۲۲ \times ۱۵ = ۴۲۳۳۳۰ \text{ BTU/day} \sim ۱۰۵۸۳۲/۵ \text{ Kcal/day}$$

#### ۴- تشریح نمودار ۱.

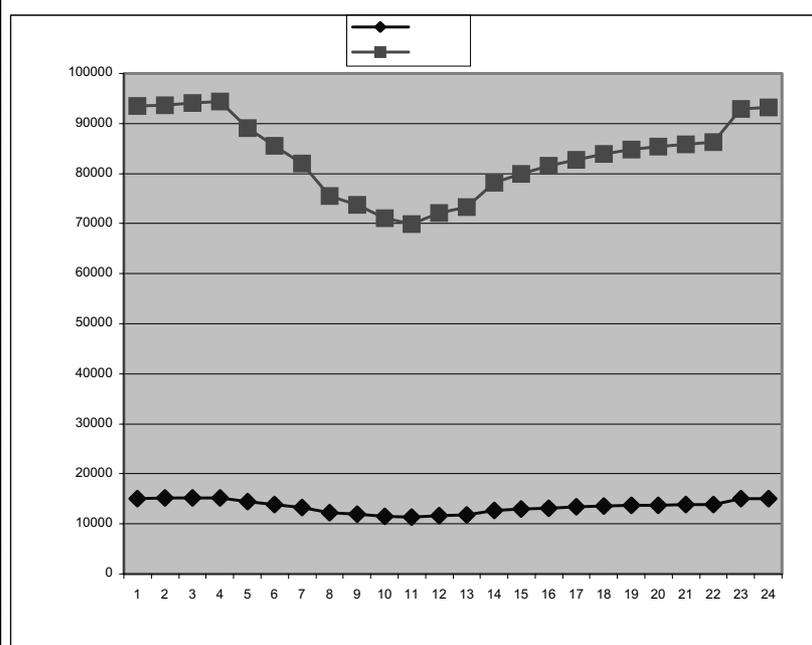
نمودار ۱ نشان می دهد که با عمل عایقکاری تا چه حد بار حرارتی ساختمان کاهش می یابد و همانطور که از این نمودار بر می آید بیشترین بار حرارتی ساختمان هنگام زمستان در ساعت ۴ صبح و کمترین آن در ساعت ۱۱ صبح می باشد. ضمناً با بررسی این نمودار روند تغییرات بار در کلیه ساعات روز قابل ملاحظه می باشد.

#### ۵ - انتخاب گردآورنده تخت مسطح (آبگرمکن خورشیدی) از کاتالوگ.

در این مرحله باید ابتدا گردآورنده (Flat plate Collector) مناسبی را از کاتالوگهای موجود انتخاب کرده و سپس بکمک مشخصات فنی موجود در این کاتالوگ و اطلاعات جمع آوری شده دیگر که متعاقباً بیان می گردد، انرژی قابل استحصال در واحد سطح گردآورنده را محاسبه نماییم.

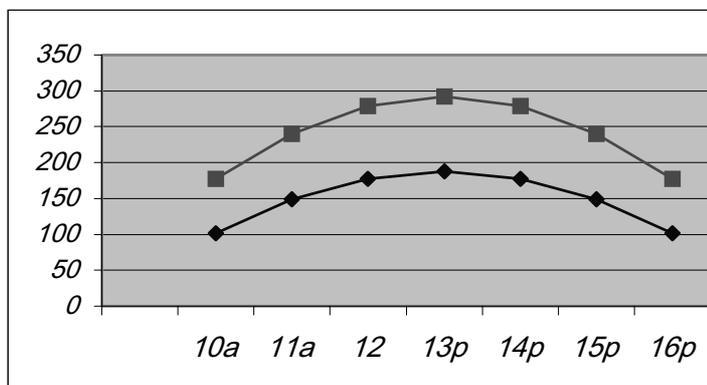
نمودار ۱. مقایسه بار حرارتی در زمستان برای دو وضعیت عایقکاری شده و بدون عایقکاری

1	15085	93450
2	15129	93722
3	15193	94119
4	15247	94454
5	14383	89099
6	13802	85502
7	13228	81946
8	12192	75525
9	11905	73748
10	11479	71112
11	11297	69983
12	11631	72053
13	11844	73371
14	12620	78182
15	12907	79959
16	13157	81507
17	13367	82804
18	13546	83912
19	13697	84854
20	13778	85356
21	13853	85816
22	13920	86234
23	15004	92948
24	15045	93199



نمودار ۲- شدت تابش ساعت به ساعت در روز ۲۱ ژانویه برای عرض جغرافیائی ۳۵/۷ (تهران) بر حسب  $\text{BTU/h ft}^2$

10a	101.8125	176.9
11a	148.5	240.18
12	177.65	279.275
13p	188.1875	292.368
14p	177.65	279.275
15p	148.5	240.183
16p	101.8125	176.9



طرح و کلیه مشخصات فنی مورد نیاز مطابق با جدول ۳ ارائه می‌گردد .

جدول ۳- مشخصات فنی گردآورنده

Width	907mm	Multi-layer insulaton consisting of:	Absorber	Aluminum,EVIDAL
Length	2207mm	60 mm FCKW-free PU-foam with aluminum foils		Rollbnd system
Height	102mm	on both sides,coated 15 mm glass wool mats	Cover frame	Aluminum,continuously
Modul area	2.00m <sup>2</sup>	with long wave reflectingfoil		welded,silicon rubber
Absorber area	1.86m <sup>2</sup>	Thermal conduction coefficient (at 50 C)	0.035 W/mK	seal between glass and
Aperture area	1.82m <sup>2</sup>	Absorbion coefficient of the selective coating (α.)	0.93	frame over entire frame width
Absorber volume	1 L	Emission coefficient of the selective coating (ε )	0.18	Housing
Max.operating pressure	2.5 bar	Cover		Aluminum,stucco finish,
Test pressure	6 bar	Low-iron hardener safety glass,hail-proof		corners continuously
Flow rate	60 l/h m <sup>2</sup>	temperature resistant up to	300 C	welded
Max.standstill temp	190 C	Thickness of pane	4 mm	connections
Weight when empty	46 kg	Surrounding continuous insulation	25 mm	3/8 " O.D.
				Heat transfer
				medium
				Glycol-water mixture

۶- محاسبه میزان انرژی قابل استحصال از خورشید توسط گردآورنده های تخت خورشیدی.

بر اساس معادله (۳) مرسوم به Hottle-Whillier انرژی استحصالی از واحد سطح گردآورنده محاسبه

میگردد [ ۲ ]

$$q = \tau \alpha I - U_L(T_c - T_a) \quad (3)$$

$q$  = انرژی قابل استحصال از واحد سطح گردآورنده تخت خورشیدی .

$\tau$  = ضریب عبور دهی نور از سطح شفاف (Light transmittance).

$\alpha$  = ضریب جذب پوشش .

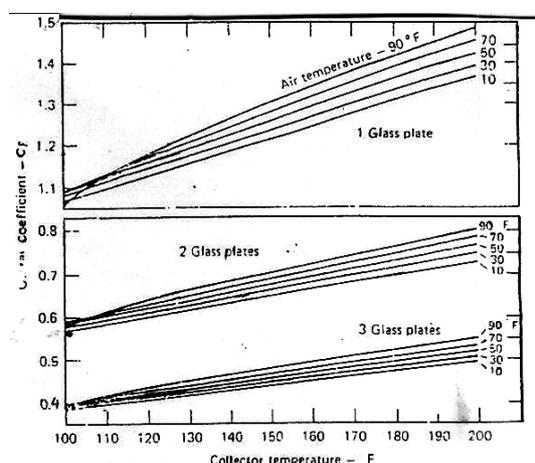
$I$  = شدت تابش ( $\text{BTU/h ft}^2$ ).

$U_L$  = ضریب تلفات حرارتی از گردآورنده .

$T_c$  = دمای ایجاد شده در گردآورنده خورشیدی .

$T_a$  = دمای محیط .

با توجه به اطلاعات فنی موجود در کاتالوگ، که در جدول ۳ ارائه گردیده است، ضریب جذب پوشش گردآورنده،  $0.93, 0\alpha$  و دمای گردآورنده  $50$  درجه سانتیگراد (حدود  $120$  فارنهایت) در نظر گرفته میشود. ضریب عبور دهی نور از سطح شفاف طبق اطلاعات جدول ۴، معادل  $0.916$  و دماها و شدت تابشهای ساعت به ساعت محیط بترتیب از جدول ۱، جدول نمودار ۲ تعیین میگردند. طبق اطلاعات موجود در جدول ۱، متوسط دمای روزانه در سردترین روز زمستان  $39/6$  F میباشد. با توجه به اعداد مذکور، دمای گردآورنده و نمودار (۳)،  $U_L$  برای گردآورنده تک شیشه در زمستان  $1/15$  (BTU/hF. ft<sup>2</sup>) میباشد.



نمودار (۳) ضریب تلفات بر حسب دمای محیط و گردآورنده. [۲]

#### جدول ۴- خواص فیزیکی انواع شیشه

Property	Type of Glass		
	Ordinary Float	Sheet Lime	White White
Iron - oxide content , percent	0.12	0.05	0.01
Reflective index	1.52	1.50	1.50
Light transmittance( $\tau$ ) , percent	84	89	91.6
Ireflective loss, percent	8.2-8	8.1-8	8.0
Absorption loss , percent	8-13	3-4	under

[۲]

#### ۷- تعیین تعداد گردآورنده های خورشیدی نصب شده روی سقف ساختمان :

جهت تعیین تعداد گردآورنده های خورشیدی ابتدا باید محاسبه شود که از واحد سطح گردآورنده های مذکور چه میزان انرژی می توان دریافت کرد و با داشتن نیاز حرارتی و آبگرم مصرفی و تقسیم این مقدار بر انرژی دریافتی از واحد سطح گردآورنده تعداد گردآورنده های لازم جهت رفع کل نیاز

ساختمان تعیین می‌گردد که البته می‌توان با کاهش این تعداد، قسمتی از نیاز را توسط سوخت فسیلی و حرارت مرکزی تامین نمود.

#### ۸- جدول محاسباتی میزان انرژی قابل استحصال خورشیدی در سردترین روز سال.

با جاگذاری اطلاعات ساعت به ساعت در فرمول ۱ ابتدا انرژی دریافتی از یک متر مربع گردآورنده را در هر ساعت محاسبه میکنیم و سپس با در نظر گرفتن کل مساحت گردآورنده‌ها، مجموع انرژی قابل دریافت در سردترین روز سال، تعیین میگردد. کلیه مراحل این محاسبات در جدول ۵ ارائه گردیده است.

#### ۹- محاسبه تعداد گردآورنده های مورد نیاز جهت تامین بار گرمایشی.

همانگونه که قبلاً محاسبه گردید میزان بار آبگرم مصرفی برابر  $423330 \text{ BTU/day}$  و بار حرارتی ساختمان در شرایط عایق دار  $212750 \text{ BTU/day}$  و در شرایط بدون عایق برابر  $1248952 \text{ BTU/day}$  برآورد گردیده است. بر این اساس کل بار حرارتی مورد نیاز در شرایط عایق دار  $636080 \text{ BTU/day}$  و در شرایط بدون عایق  $1672282 \text{ BTU/day}$  می‌باشد. از طرفی میزان انرژی قابل استحصال به ازاء هر متر مربع گردآورنده های خورشیدی برابر  $700/6 \text{ BTU/ft}^2 \cdot \text{day}$  و در نتیجه خواهیم داشت:

$$636080 \cdot 700/6 = 908 \text{ ft}^2 = 84/4 \text{ m}^2$$

$$1672282 \cdot 700/6 = 2386 \text{ ft}^2 = 221/76 \text{ m}^2$$

که بدین ترتیب با توجه به سطح ۲ متر مربعی هر کدام از گردآورنده ها تعداد گردآورنده ها در شرایط عایق کاری ۴۲ عدد و در شرایط معمولی ۱۱۰ عدد خواهد تعیین می‌گردد.

#### ۱۰- تعیین تعداد گردآورنده ها با توجه به سطح پشت بام و درصد هیبرید.

اگر ساختمان مورد بحث را دارای سقف شیب دار در نظر بگیریم و شیب پشت بام را نزدیک به عرض جغرافیائی منطقه انتخاب کنیم می‌توانیم گردآورنده های خورشیدی را بر روی پشت بام نصب نمائیم. بدین منظور ابتدا باید تعیین نمائیم که چه مساحتی از پشت بام را بدین منظور در اختیار داریم و سپس تعداد گردآورنده های متناسب با این مساحت را مشخص نمائیم. بدیهی است به هر نسبتی که نتوانیم از گردآورنده های خورشیدی برای تامین انرژی مورد نیاز استفاده کنیم از سیستم فسیلی بصورت هیبرید استفاده خواهیم کرد. برای تعیین این نسبت به ترتیب زیر عمل می‌گردد:

۱۰-۱- مساحت پشت بام در صورتیکه کل آنرا شیب دهیم با عرض  $4/60$  متر و طول  $13/86$  متر برابر  $75/63$  مترمربع بوده و با توجه به اینکه عرض هر کدام از گردآورنده ها  $90/7$  سانتی متر و طول آنها  $2/20$

متر می باشد می توان ۲ ردیف ۱۴ تائی از گردآورنده ها را بر روی پشت بام مستقر نمود . بدین ترتیب جمعاً ۲۸ گردآورنده قابل نصب بر روی پشت بام می باشد.

۱۰-۲- همانگونه که در جدول ۶ ملاحظه می شود میزان انرژی قابل استحصال از واحد سطح گردآورنده های خورشیدی برابر  $700/6 \text{ Btu/hft}^2$  بوده و با توجه به مساحت  $602/56 \text{ ft}^2$  (  $56 \text{ m}^2$  ) خواهیم داشت :

$$602/56 \times 700/6 = 422153/536 \text{ BTU/h}$$

۱۰-۳- با توجه به آنکه میزان کل انرژی مورد نیاز در شرایط عایقکاری شده  $636080 \text{ BTU/day}$  و بدون عایق  $1672282 \text{ BTU/day}$  بوده و میزان کل انرژی قابل استحصال از خورشید نیز  $422153 \text{ BTU/day}$  می باشد ، می توان نتیجه گیری نمود در شرایط هیبرید می توان در شرایط عایقکاری شده ۶۶٪ و در شرایط معمولی (بدون عایق) ۲۴/۲۵٪ انرژی مورد نیاز را توسط خورشید تأمین نمود. ضمناً پیرو این مقاله و با استناد به نتایج حاصل از آن ، مقاله ای بمنظور مقایسه سه وضعیت: تمام خورشیدی، تمام فسیلی و هیبرید از نظر اقتصادی و اثرات زیست محیطی هر یک از آنها تهیه و ارائه خواهد گردید.

### نتایج :

با عمل عایقکاری در این مدل ، می توان تلفات انرژی را در زمستان به حدود یک ششم کاهش داد ، طبق محاسبات انجام شده ، میزان انرژی صرفه جوئی شده در طی روز بواسطه عایقکاری برابر  $1036202 \text{ BTU/day}$  می باشد .

با توجه به نمودار ۱ ، در صورت استفاده از مصالح عایقکاری شده و شیشه های سه جداره ، روند تغییرات بار حرارتی در ۲۴ ساعت یکنواخت تر بوده و تغییرات ساعت به ساعت آن نسبت به شرایط بدون عایق بسیار کمتر می باشد. ضمناً کاهش تلفات حرارتی ، بسیار قابل توجه خواهد بود.

با توجه به نمودار ۲ ، میزان شدت تابش دریافتی با شیب ۳۲ درجه نسبت به وضعیت افقی حدود  $1/6$  برابر بیشتر برآورد می گردد.

میزان انرژی قابل استحصال از واحد سطح گردآورنده های خورشیدی در سردترین روز سال برای شیب ۳۲ درجه  $700/6 \text{ BTU/h.ft}^2$  یا  $2208/24 \text{ W/m}^2$  و برای شیب افقی  $187/93 \text{ BTU/h.ft}^2$  یا  $591/98 \text{ W/m}^2$  محاسبه گردیده است.

با توجه به محدودیت فضای پشت بام جهت استقرار کل گردآورنده های خورشیدی بمنظور تأمین انرژی مورد نیاز ساختمان توسط پرتوهای خورشیدی، تعداد گردآورنده های خورشیدی را از ۴۲ عدد در شرایط عایقکاری شده و ۱۱۰ عدد در شرایط معمولی به ۲۸ عدد تقلیل داده و بدین ترتیب در وضعیت اول ۶۶٪

و در وضعیت دوم ۲۴/۲۵٪ از نیاز انرژی ساختمان را می‌توان از طریق خورشیدی و الباقی را بکمک سوخت فسیلی تأمین نمود.

### منابع و مؤاخذ

- [۱] مهندس سید مجتبی طباطبائی، محاسبات تاسیسات ساختمان، چاپ پنجم، ۱۳۷۶.
- [2] PETER J . LUNDE , Solar thermal Engineering, space heating & hot water systems,1980.
- [۳] محمد ساتکین، مدل بهره برداری از سیستم گرمایش و سرمایش خورشیدی در ساختمان نمونه، پایان نامه کارشناسی ارشد، بهمن ۱۳۷۸.