

# نمای گردآورنده

## در یک ساختمان بلند تهران\*

دکتر محمدتقی رضائی حریری\*\*  
دکتر ریما فیاض\*\*\*

### چکیده

در این مقاله راه حل خورشیدی برای بهره‌گیری از انرژی خورشیدی بمنظور گرمایش یک ساختمان بلند مرتبه نمونه در تهران بصورت تبدیل نمای موجود به گردآورنده خورشیدی پیشنهاد می‌گردد، که بصورت یک جدار شیشه‌ای در سمت جنوبی با فاصله ۳۰ سانتیمتر و جدار شیشه‌ای دیگر در سمت شمالی به فاصله ۱۰ سانتیمتر که در فاصله بین دو نمای جدید و قدیم هوا جریان یافته و از طریق تعبیه کانالهایی در سقف و کف کاذب جریان هوا بین جبهه جنوبی و شمالی نیز تأمین می‌گردد. ارتفاع گردآورنده به هر دو طبقه ساختمان و عرض ۱۰ متر در نما محدود می‌شود.

مطالعه حاضر نشان می‌دهد که می‌توان بخش عمده‌ای از انرژی مورد نیاز را در فصول معتدل و بخش قابل توجهی از انرژی گرمایشی مورد نیاز در فصول سرد را از این طریق فراهم آورد.

### کلیدواژه‌ها

ساختمانهای بلند، انرژی خورشیدی، گردآورنده خورشیدی، صرفه‌جویی انرژی.

سه حاضر از سری مقالات برگرفته از طرح پژوهشی «کاربرد عناصر غیرفعال خورشیدی در بناهای بلند اقلیم گرم و خشک»، است که از طرف معاونت پژوهشی دانشگاه حمایت مالی شده است. بدینوسیله از معاونت و شورای محترم پژوهشی سپاسگزاری به عمل می‌آید.

♦♦ دانشیار گروه آموزشی معماری، دانشکده هنرهای زیبا - دانشگاه تهران.

♦♦♦ عضو هیئت علمی گروه آموزشی معماری، دانشکده معماری - دانشگاه هنر - کرج.

## ۱. مقدمه

در مقاله حاضر استفاده از انرژی خورشید برای گرمایش بناهای بلند مورد بررسی قرار می‌گیرد. بناهای بلند جزء ساختمانهایی هستند که به علت داشتن زیربنای زیاد، و تعداد زیاد افراد ساکن مصرف انرژی بیشتری نسبت به ساختمانهای متداول دارند. از آنجا که انرژی مصرفی در بناهای بلند عمدتاً از طریق سوزاندن سوختهای فسیلی تأمین می‌شود، به هسمین علت بناهای مزبور در آلوده‌سازی محیط زیست نیز مؤثر می‌باشند. از جمله مشکلات موجود در بناهای بلند امروزی سطوح وسیع نماهای شیشه‌ای است که باعث اتلاف زیاد حرارت و برودت در زمستان و تابستان می‌گردد.

در صورتی که بتوان به کمک سطوح شیشه‌ای نما، تمام یا بخشی از نیازهای گرمایشی یا سرمایشی بنای بلند را با انرژیهای لایزال نظیر خورشید و باد تأمین نمود، می‌توان در مصرف سوختهای فسیلی صرفه‌جویی چشمگیری کرد و از آلودگی ناشی از مصرف سوختهای مزبور کاست. ضمن اینکه شرایط حرارتی مناسبتری برای ساکنین تأمین خواهد شد. این مقاله نشان می‌دهد که می‌توان در اقلیم‌های پر آفتاب مانند اقلیم ایران بخش عمده‌ای از نیازهای گرمایشی زمستان را از تابش خورشید بر نمای ساختمان فراهم نمود. برای دستیابی به این هدف لازم است بنای بلند را از ابتدا با این دیدگاه طراحی نمود تا عناصر خورشید به کار رفته بازده مطلوبی داشته باشد.

در همین زمینه، یعنی کاربرد انرژی خورشیدی در بنای بلند پیشنهادهایی ارائه شده است<sup>(۱ و ۲)</sup> که در دو مورد، روش کار استفاده از گردآورنده هوا در نما و یا در دست‌انداز تراس‌ها است. استفاده از گرمای حاصله

براساس پیشنهادهای مزبور تنها در اتاقهای جنوبی که بلافاصله در پشت گردآورنده نما قرار دارد امکان‌پذیر می‌باشد. در نتیجه اتاقهای شمالی از گرمای حاصله بی‌بهره خواهند ماند. ضمن اینکه به علت انباشت گرما در اتاقهای جنوبی دمای داخل در ساعاتی از روز از حد آسایش خارج خواهد شد. در متن حاضر ضمن پیشنهاد طرحی خاص برای یکنمای گردآورنده، میزان دریافت حرارتی از آن با کل نیازهای حرارتی یک ساختمان موجود مقایسه و معرفی شده است.

## ۲. نمای گردآورنده:

ساختمانی که نمای گردآورنده برای آن پیشنهاد شده است بنایی ۱۴ طبقه با عملکرد اداری است که نمای آن در سه جهت شمال، جنوب و غرب از شیشه دو جداره جاذب حرارت<sup>(۳)</sup> تشکیل شده است. در سمت شرق ساختمان، بنایی با همین تعداد طبقات موجود است. جدارهای شیشه‌ای ساختمان به ترتیب دارای ضخامت ۴mm در سمت داخل، و ۶mm در سمت خارج هستند. فاصله بین دو شیشه ۱cm بوده، و شیشه‌ها درون قابی آلومینیومی قرار گرفته‌اند. ضریب متوسط انتقال حرارتی نما با توجه به مصالح تشکیل دهنده آن  $2/268 [W/m^2K]$  است. نقشه ساختمان بصورت نمادین در (شکل ۱) نشان داده شده است. همانطور که در شکل مزبور مشاهده می‌شود، در هر طبقه ۶ آپارتمان (۳ آپارتمان جنوبی، و ۳ آپارتمان شمالی) وجود دارد. عرض هر آپارتمان ۱۰ متر است که همان عرض نمای گردآورنده می‌باشد. برای تبدیل نمای موجود به نمای گردآورنده پیشنهاد می‌شود که یک جدار شیشه‌ای در سمت جنوبی و جدار شیشه‌ای دیگری در سمت شمالی به نما اضافه شود. فاصله نمای جدید با نمای قدیمی در سمت

جنوبی ۳۰cm و در سمت شمالی ۱۰cm است (شکل ۲). در فاصله بین دو نمای جدید و قدیم از طریق تعبیه کانالهایی در سقف و کف کاذب هوا جریان خواهد یافت. به منظور برداشت موضعی حرارت و جلوگیری از اتلاف حرارت جمع‌آوری شده، ارتفاع نمای گردآورنده به هر دو طبقه ساختمان و عرض ۱۰ متر در نما محدود می‌شود. در نتیجه در صورت بروز آتش‌سوزی، دود به سایر طبقات انتقال نخواهد یافت و همچنین در طول روز سر و صدای طبقات پائین‌تر به طبقات بالایی منتقل نخواهد شد. لازم به ذکر است که برای دریافت حرارت از انرژی تابشی خورشید پس از افزودن نمای جدید، سطح خارجی شیشه نمای قبلی باید دارای لایه منعکس‌کننده در حد ۹۰٪ باشد.

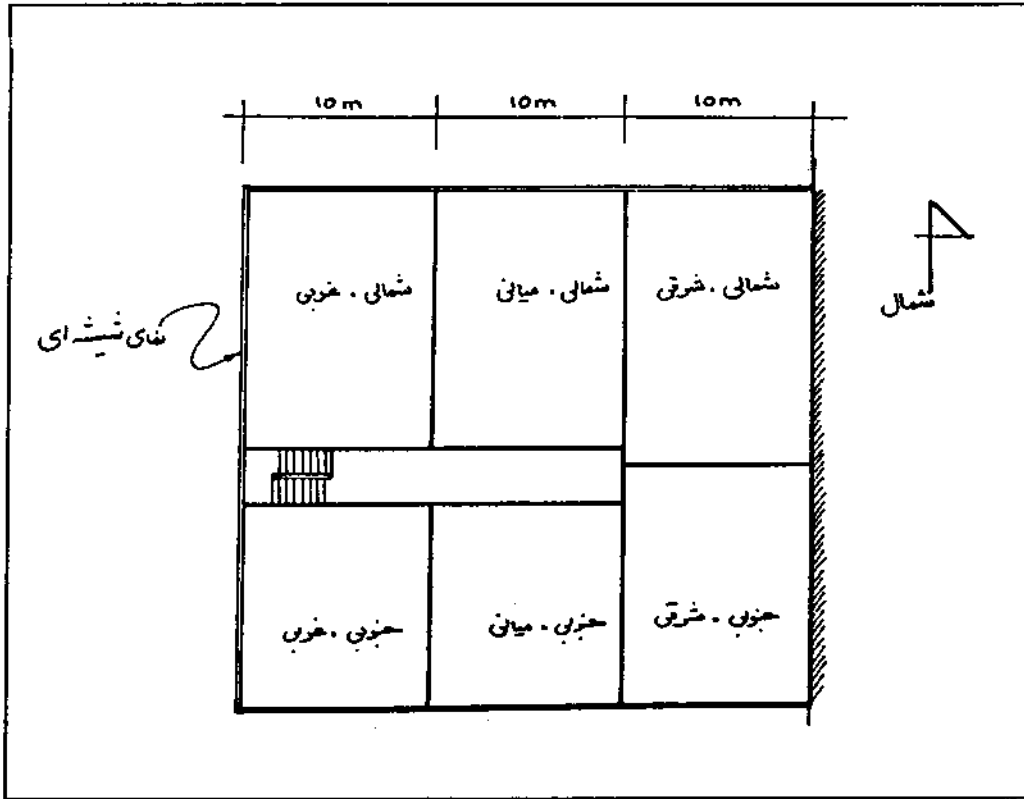
محاسبه دمای روی شیشه نشان می‌دهد که در نمای جنوبی پس از افزودن لایه جدید شیشه، دمای روی شیشه قبلی افزایش می‌یابد. اما در نمای شمالی، دمای روی شیشه به علت نبود تابش مستقیم خورشید و اتلاف حرارت از طریق جابجایی هوایی بین دو شیشه کاهش خواهد یافت (جدول ۱ و نمودارهای ۱ و ۲). یادآوری می‌گردد که مقادیر دمای روی شیشه برای روزهای ۱ دی‌ماه، ۱۵ دی‌ماه، ۱ فروردین، ۱۵ تیرماه، ۱ مهرماه، و ۱۵ مهرماه محاسبه شده است.<sup>(۴)</sup> در انجام محاسبات، دمای متوسط ماهانه براساس آمار ۱۰ ساله هواشناسی (۱۹۸۴-۱۹۹۴)، و مقادیر دمای آسایش برای زمستان و تابستان در تهران<sup>(۵)</sup> در نظر گرفته شده است.

طرز کار نمای گردآورنده به این ترتیب است که هوای موجود در فاصله ۳۰cm بین دو نمای جنوبی در اثر تابش خورشید گرم شده و به طرف بالا حرکت می‌کند. هوای گرم از طریق کانال تعبیه شده در سقف کاذب به بخش شمالی هدایت می‌شود. کانال

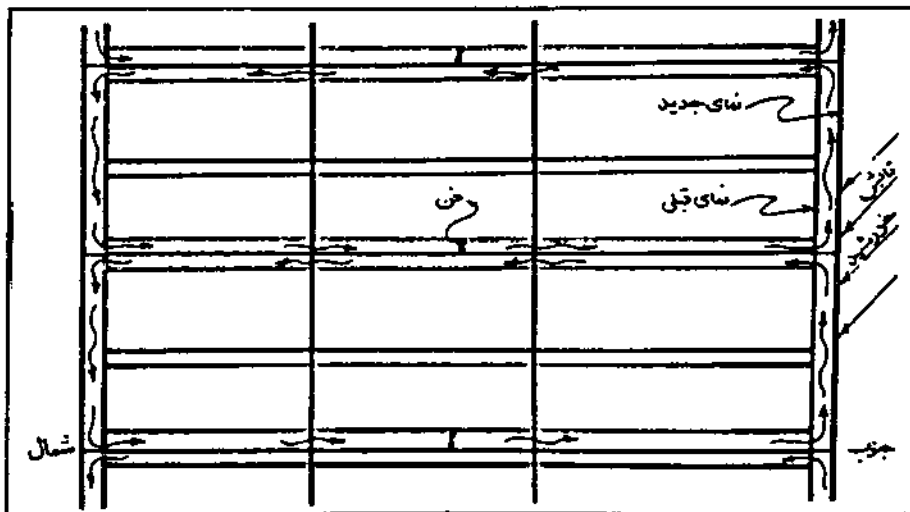
حرارت بیش از حد نمای جنوبی به اتاقهای مسجور آن در اثر تابش خورشید، باید از عایق حرارتی مناسب در سمت داخلی شیشه‌های این قسمت استفاده شود. محاسبات حرارتی نمای گردآورنده برای تاریخهای ۱ مهرماه، ۱۵ مهرماه، ۱ دی‌ماه، و ۱۵ دی‌ماه (دی‌ماه سردترین فصل سال در تهران

جریان هوای گرم در فاصله بین دو جدار شیشه می‌شود. هوای سرد شده سپس از طریق کانال موجود در کف کاذب مجدداً برای گرم شدن به نمای جنوبی باز گردانده می‌شود (شکل ۲). برای تأمین جریان هوا لازم است از یک فن در محل سقف کاذب استفاده شود. به منظور پیشگیری از انتقال

مزبور باید کاملاً از نظر حرارتی عایق باشد تا اتلاف حرارت از جدار کانال به محیط سقف کاذب به حداقل برسد. هوای گرم شده پس از عبور از داخل سقف کاذب وارد فاصله ۱۰cm بین دو شیشه نمای شمالی می‌شود و در اینجا در اثر تبادل با سطوح شیشه‌ای سرد شده و به طرف پائین حرکت می‌کند.



شکل ۱. پلان شماتیک ساختمان ۱۴ طبقه



شکل ۲. راه‌حل پیشنهادی برای بهره‌گیری از انرژی خورشید - زمستان

جدول ۱. دمای روی شیشه قبل و بعد از افزودن نمای شیشه‌ای

تاریخ	قبل از افزودن نمای جدید		بعد از افزودن نمای جدید	
	نمای جنوبی	نمای شمالی	نمای جنوبی	نمای شمالی
۱ دی ماه	۲۲,۴	۱۵,۳	۷۲,۴	۵۰,۶
۱۵ دی ماه	۲۲,۳	۱۵,۳	۷۲,۳	۵۰,۵
۱ فروردین	۲۵,۴	۱۹,۹	۶۷,۱	۵۵,۷
۱۵ تیرماه	۲۴,۸	۲۰,۷	۵۳,۷	۵۳,۹
۱ مهرماه	۲۱,۹	۱۹,۳	۶۲,۲	۵۰,۳
۱۵ مهرماه	۲۳,۵	۱۹,۲	۶۶,۳	۵۳,۶

دمای شیشه خارجی =  $t_{g_o}$  دمای شیشه داخلی =  $t_{g_i}$

مخزن پیش گرمایش برای تأمین آب گرم بهداشتی و پیش گرمایش آب درون فن‌کوئیل‌ها در اوقات سرد است. (۵) در جدول ۲ نسبت حرارت جذب شده به نیاز حرارتی آپارتمانهای موجود در تاریخهای ۱ دی ماه، ۱۵ دی ماه، ۱ مهرماه، و ۱۵ مهرماه آورده شده است.

از نمودار ۳ و جدول ۲ به خوبی استنباط می‌شود که در اوقات معتدل سال مثل فصل بهار و اوایل پاییز، به علت جذب حرارت بیش از اندازه مورد نیاز و در صورت عدم استفاده از حرارت تولیدی مازاد، در فضاهای داخلی گرمای بیش از حد (۶) خواهیم داشت که باعث خروج دمای داخل از محدوده آسایش حرارتی می‌شود. به همین دلیل لازم است در این اوقات به روشی که پیش از این اشاره شد گرمای مازاد را ذخیره نمود و یا به فضای خارج راند تا دمای داخل از حد آسایش فراتر نرود.

می‌توان در اوقات سرد سال به سادگی از این روش برای تأمین تمامی گرمایش آپارتمانهای شمالی و جنوبی دهانه‌های میانی در ساعت‌های آفتابی استفاده کرد. در آپارتمانهای شرقی نزدیک به ۶۳٪ انرژی مورد نیاز در زمستان (روزهای اندازه‌گیری) را می‌توان از طریق نمای گردآورنده تأمین نمود. در آپارتمانهای غربی به علت سطوح شیشه‌ای وسیع و اتلاف فراوان حرارت به خارج تنها ۳۱٪ انرژی مورد نیاز بوسیله نمای گردآورنده فراهم می‌گردد. در صورتی که سطوح مزبور کاهش یابند و به طور مؤثر عایق حرارتی شوند، انرژی بیشتری را می‌توان در فضای داخل مورد استفاده قرار داد. در هر ۳ دهانه طی روزهای پاییز بسیار بیشتر از نیاز حرارتی انرژی جذب می‌شود. روش استفاده از انرژی مازاد جمع‌آوری شده، استفاده از یک پمپ گرمایی و ذخیره حرارت مازاد در

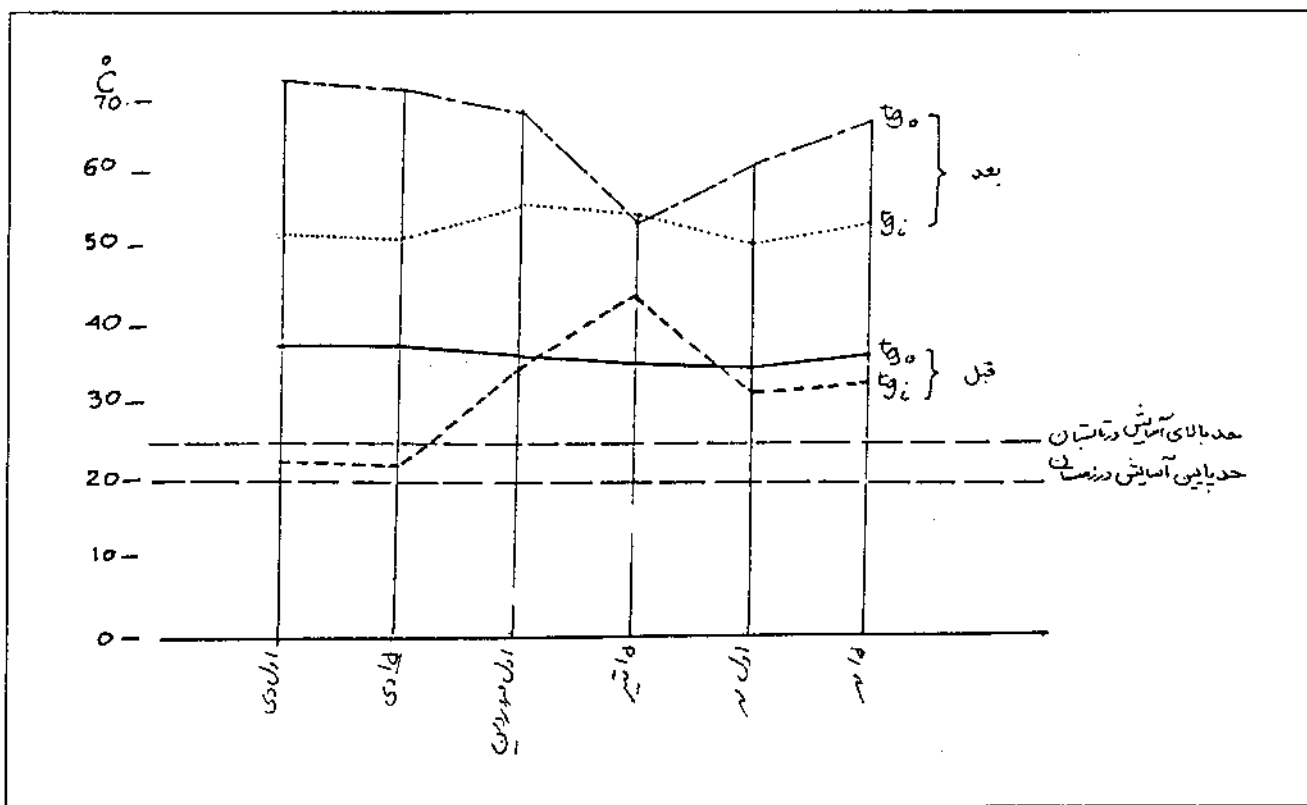
است) به صورت ساعتی در طول روز و هنگامی که تابش خورشید موجود است انجام گرفته است. روش محاسبه به این ترتیب است که ابتدا ضریب انتقال حرارت نمای گردآورنده ( $U_c$ )<sup>(۳)</sup> تعیین شد. سپس بازده گردآورنده ( $F$ ) و ضریب برداشت آن ( $F_R$ ) مشخص گردید. سپس با توجه به متوسط تعداد ساعات آفتابی هر ماه (مستخرجه از آمار هواشناسی ۱۰ ساله تهران برای سالهای ۱۹۹۴ - ۱۹۸۴) میزان شدت تابش کلی ساعتی ( $I_t$ )، دمای ساعتی محیط، دمای صفحه جاذب در نمای گردآورنده ( $T_{p}$ ) و دمای سیال ورودی ( $T_i$ ) در اینجا هوا) محاسبه شد. (۵) در نتیجه مقدار انرژی حرارتی مفید جذب شده ( $Q_H$ ) توسط نمای گردآورنده برای هر ساعت از روزهای نامبرده که تابش آفتاب وجود دارد محاسبه گردید:

$$Q_c = A_c F_R [S - U_c (T_{i,r} - T_{p,i})]$$

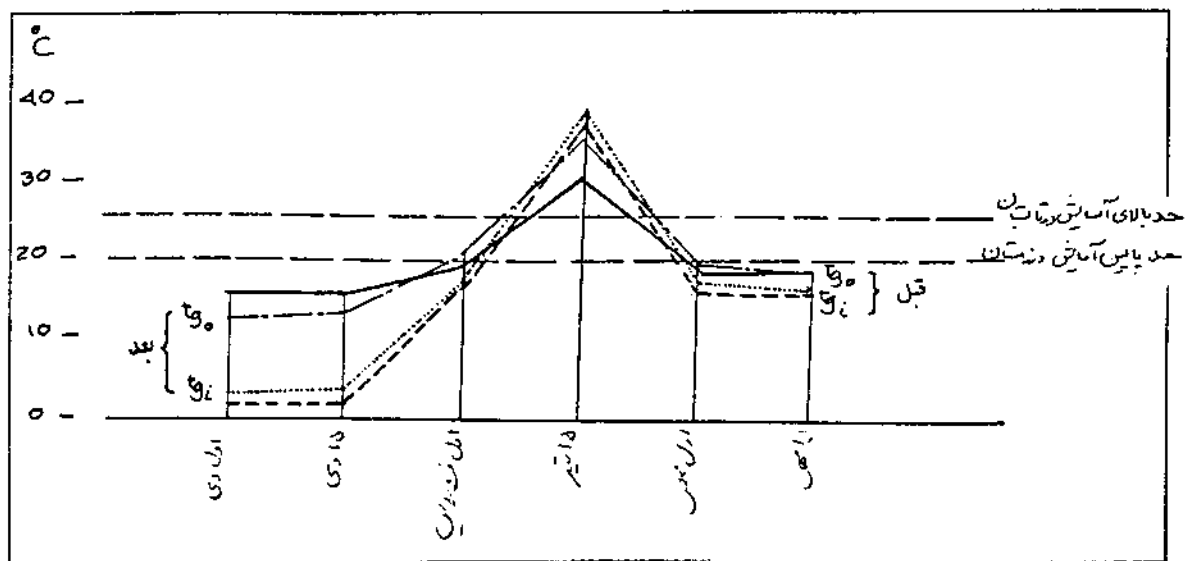
در انتها مقدار فوق با انرژی مورد نیاز ( $P$ ) برای هر آپارتمان مقایسه شد که نتایج حاصله در نمودار ۳ نشان داده شده است. همانطور که از نمودار مزبور استنباط می‌شود، در دهانه‌های میانی به علت سطوح خارجی اندک آپارتمانهای شمالی و جنوبی مقدار انرژی مفید جذب شده همواره از انرژی مورد نیاز بیشتر است. بنابراین

جدول ۲. نسبت درصد گرمای جذب شده به نیاز حرارتی آپارتمان

موقعیت	۱ دی ماه	۱۵ دی ماه	۱ مهرماه	۱۵ مهرماه
آپارتمان میانی	٪۸۸	٪۱۱۲	٪۸۵۹	٪۹۵۳
شرقی	٪۳۱	٪۳۱	٪۲۴۲	٪۲۶۹
غربی	٪۶۴	٪۶۳	٪۴۹۲	٪۵۵۳



نمودار ۱. دمای روی شیشه قبل و بعد از افزودن نمای شیشه‌ای در جبهه جنوبی



نمودار ۲. دمای روی شیشه قبل و بعد از افزودن نمای شیشه‌ای در جبهه شمالی

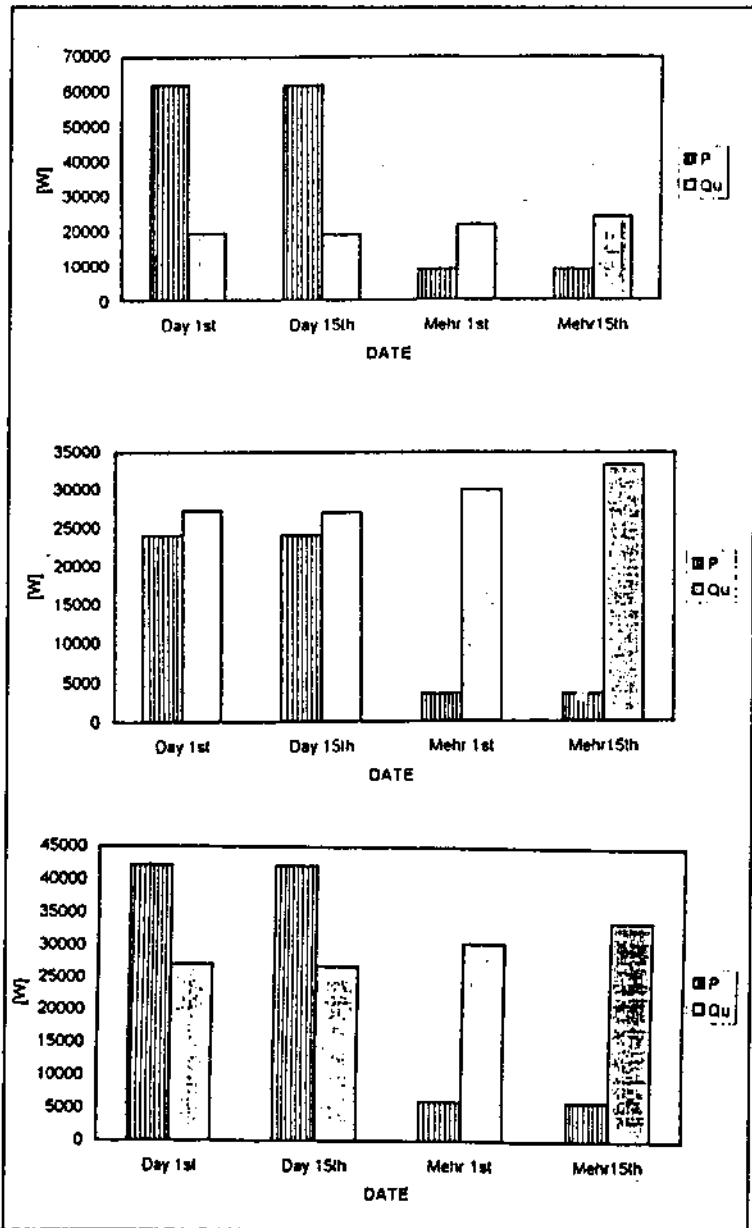
جدول ۳. اثر سرعت‌های مختلف هوا  
بر جذب حرارت توسط سیال هوا در اول دیماه

سرعت [m/sec]	$\Delta T_f$ [°K]	$\eta$
۱	۶/۳	٪۳
۰/۵	۱۷	٪۴۱
۰/۳	۲۳/۷	٪۶۵

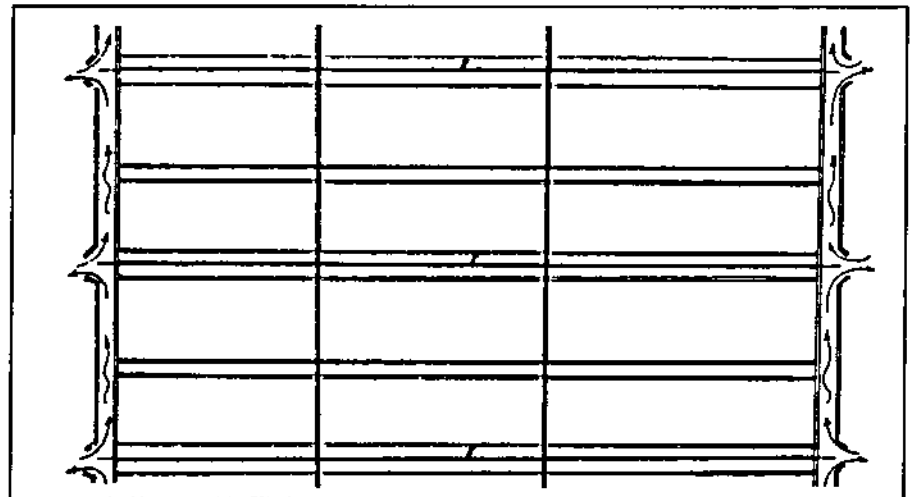
\* اختلاف دمای سیال ورودی برحسب کلونین  $\Delta T_f$  [°K]

\*\*  $\eta = (Q_{in} / A_c) / I$  - ضریب جذب به درصد  $\eta$

ذکر این نکته ضروری است که سرعت جریان هوای بین دو لایه شیشه نقش عمده در میزان جذب حرارت دارد. محاسبات با سرعت  $1 \text{ [m/sec]}$  نشان داد که حرارت کافی توسط سیال هوا جذب نمی‌شود. بنابراین سرعت به  $0.5 \text{ [m/sec]}$  کاهش داده شد. با چنین سرعتی هوا به اندازه‌ای گرم می‌شود که می‌تواند مانع از اتلاف حرارت اتاق‌های شمالی به سمت خارج گردد. انجام محاسبات با سرعت  $0.3 \text{ [m/sec]}$  حاکی از این امر بود که نه تنها شرایط قبل فراهم می‌شود، بلکه حرارت مازاد برای پیش گرمایش این فضاها از طریق سقف کاذب نیز می‌تواند تأمین شود. در (جدول ۳) مقایسه‌ای بین اثر سرعت‌های مختلف هوا بر میزان جذب حرارت توسط سیال مزبور صورت گرفته است.



نمودار ۳. میزان نیاز حرارتی (P) و گرمای جذب شده ( $Q_{in}$ ) برای دهانه‌های غربی (بالا، میانی (وسط)، و شرقی (پائین)).



شکل ۳. راه‌حل پیشنهادی برای کاهش بار ورودی - تابستان

جدول ۴. نسبت کاهش حرارت به توان سرمایشی مورد نیاز در ۱۵ تیرماه (برحسب درصد)

موقعیت آپارتمان	شرقی	میانی	غربی
جبهه جنوبی	٪۱۵۴	٪۲۳۱	٪۹۰
جبهه شمالی	٪۲۷	٪۶۰	٪۱۱

جدول ۶. نسبت کاهش حرارت به توان سرمایشی مورد نیاز در ۱۵ تیرماه (برحسب درصد)

موقعیت آپارتمان	شرقی	میانی	غربی
جبهه جنوبی	٪۲۳۷	٪۳۵۶	٪۱۹۳

جدول ۵. دمای روی شیشه

در صورت تأمین سایه بر نمای جنوبی (C°)

روز سال	۱۵ <sub>o</sub>	۱۵ <sub>i</sub>
اول دی	۵/۱	۱۴/۱
۱۵ دی	۵/۲	۱۴/۲
اول فروردین	۵/۹	۲۵/۳
۱۵ تیر	۴/۱	۳۰/۸
اول مهر	۶	۲۳/۵
۱۵ مهر	۵/۴	۲۲/۷

### ۳. نمای گردآورنده در اوقات گرم:

از نمای گردآورنده در اوقات سرد برای گرمایش فضاهای داخل می‌توان استفاده کرد. اما همین نما در اوقات گرم در اثر تابش خورشید باعث افزایش بیش از حد دمای داخل خواهد شد. بنابراین لازم است به ترتیبی گرمای ایجاد شده به بیرون رانده شود. چون در طول تابستان دمای هوا خارج فراتر از حد آسایش حرارتی است، برای ایجاد خنکی نمی‌توان آن را در مسیر زمستانی هوا به گردش در آورد و ایجاد سرما نمود. روش خنک‌سازی در وهله اول استفاده از سایبان است. بدیهی است که سایبان خارجی همواره بهتر از سایبان داخلی عمل می‌کند. در صورت استفاده از سایبان داخلی باید هوای بین دو جدار شیشه‌ای به بیرون رانده شود تا گرمای حاصله در اثر تابش آفتاب به فضای داخل منتقل نگردد. (شکل ۳)

با فرض سرعت حرکت هوا به میزان  $1 \text{ [m/sec]}$  نسبت کاهش حرارت به توان سرمایشی مورد نیاز برای ۱۵ تیرماه (گرمترین روز سال) در جدول ۴ نشان داده شده است. همانطور که در جدول مزبور مشاهده می‌شود میزان کاهش دما در نمای جنوبی بیش از نمای شمالی است. ریزا در جبهه

جنوبی به علت وجود فاصله‌ای بیشتر بین دو جدار شیشه‌ای حجم بیشتری از هوا به بیرون رانده می‌شود. در صورتی که در نمای جنوبی از سایبان استفاده شود، دمای لایه‌های شیشه در تاریخهای مختلف مطابق جدول ۵ خواهد بود. میزان سایه ایجاد شده ۱۰۰٪ و سایبان خارجی فرض شده است. همانطور که ملاحظه می‌شود، علیرغم تأمین ۱۰۰٪ سایه بر نمای جنوبی در ۱۵ تیرماه، دمای روی شیشه از حد آسایش خارج است و لازم است با خروج هوای گرم بین دو شیشه مانع از افزایش دمای داخل شد.

### ۴. نتیجه:

ملاحظه می‌شود که می‌توان در اقلیم‌های پر آفتابی نظیر اقلیم تهران، بخشی از انرژی گرمایشی مورد نیاز در زمستان و تمامی نیاز گرمایشی فصل پاییز را در بناهای بلند از تابش آفتاب تأمین نمود. برای این امر لازم است که بنای بلند از ابتدا با هدف استفاده از انرژی تابشی خورشید طراحی شود. در این صورت می‌توان در مصرف سوختهای فسیلی صرفه‌جویی کرد و از آلودگی هوا و تبعات بیماری‌زای آن در شهرها کاست و شرایط حرارتی مناسبتری را

برای ساکنین بنا فراهم آورد. یکی از راههای نیل به این هدف که اینک در معماری کشورهای پیشرفته از آن استفاده می‌گردد دو جداره کردن نمای ساختمان‌های شیشه‌ای است. حداقل فاصله جداره‌ها ۳۰ سانتیمتر و حداکثر آن در حدود ۷۰ سانتیمتر می‌باشد و می‌بایستی در تابستان فضای حد فاصل دو نما جهت خنک شدن رویه داخلی با جریان طبیعی هوا تهویه گردیده و در زمستان با جلوگیری از تهویه در اثر وجود تابش مستقیم و غیرمستقیم خورشید این فضا بصورت گلخانه خورشیدی عمل کرده و از هدر رفتن انرژی گرمایشی ساختمان جلوگیری می‌نماید.

در هر دو حالت فوق صرفه‌جویی قابل توجهی در مصرف سوختهای فسیلی به عمل می‌آید.

پی‌نوشتها:

محاسبات

محاسبه شدت تابش خورشید بر سطح:

$$I_t = I_o + I_{sc} + I_{ag}$$

$I_t$  = شدت کلی خورشید بر یک سطح

$I_o$  = شدت مستقیم خورشید

$I_{sc}$  = شدت پخش از آسمان

$I_{ag}$  = شدت پخش از محیط اطراف

$$I_o = I_{on} \cos i$$

$$I_{on} = A / [\exp(B/\sin \alpha)]$$

$I_{on}$  = شدت مستقیم عمودی

$A$  = شدت خورشید در توده هوای صفر

$B$  = ضریب محور جوی

$$I_{sc} = C I_{on} F_{sc}$$

$C$  = ضریب شدت پخش

$F_{sc}$  = زاویه بین سطح و آسمان (0/5 برای سطح عمودی)

$$I_{ag} = I_{a1} \rho_g F_{ag}$$

$I_{a1}$  =

شدت کل شدت خورشید که بر زمین می‌تابد

$$I_{a1} = I_{on} (C + \sin \alpha)$$

$\rho_g$  =

انعکاس از محیط

$F_{ag}$  =

ضریب زاویه بین سطح و زمین

$$F_{ag} = (1 - \cos \beta) / 2$$

$$I_{sc} = I_o + (\alpha_1 I_{o1} + \alpha_2 I_{o2} - \alpha_{sc}) (1/\eta_o + R_p/2)$$

محاسبه دمای روی شیشه:

$$I_p = I_o + \alpha_{sc} (1/\eta_o + R_p/2)$$

$$\alpha_{sc} = U [ \alpha_1 I_{o1} / \eta_o + \alpha_2 (I_{o2} + I_{o1} / \eta_o) (I_o - U) ]$$

$$\tau = \tau_o \tau_i / (1 - \rho_p \rho_i)$$

$$\alpha_1 = I_{o1}$$

$$F = \tau + U \alpha_i \eta_o + [ (U/\eta_o) + (U/\eta_i) ] \alpha_o$$

$$\alpha_2 = I_{o2}$$

$$\alpha_{sc} = F I_o + U (I_o - U)$$

$$\alpha_o = \alpha_1 + \alpha_2 \tau_o \rho_o / (1 - \rho_p \rho_o)$$

$$\alpha_i = \alpha_2 \tau_o / (1 - \rho_p \rho_o)$$

$\eta_o$  = دمای سطحی شیشه خارجی

$\alpha_1$  = شدت خورشیدی جذب شده توسط شیشه داخلی

$\eta_i$  = دمای سطحی شیشه داخلی

$\alpha_o$  = ضریب جذب شیشه خارجی در یک واحد

$I_o$  = دمای هوای خارج

$\alpha_i$  = ضریب جذب شیشه داخلی در یک واحد

$U$  = دمای فضای داخل

$\alpha_{sc}$  = ضریب جذب شیشه خارجی برای تابش خورشید بر سطح خارجی

$\eta_o$  = ضریب انتقال گرمای شیشه خارجی

$\alpha_{sc}$  = ضریب جذب شیشه خارجی برای تابش خورشید بر سطح داخلی

$\eta_i$  = ضریب انتقال حرارت در شیشه داخلی

$\alpha_1$  = ضریب جذب شیشه داخلی برای تابش خورشید بر سطح خارجی

$\eta_o$  = ضریب انتقال حرارت هوا

$\alpha_2$  = ضریب جذب شیشه داخلی برای تابش خورشید بر سطح داخلی

$R_{po}$  = مقاومت حرارتی شیشه خارجی

$\alpha_3$  = ضریب جذب شیشه داخلی برای تابش خورشید بر سطح خارجی

$R_{pi}$  = مقاومت حرارتی شیشه داخلی

$\tau_o$  = ضریب عبور شیشه خارجی

دریافت شدت به سمت داخل و انتقال حرارت از هوا

$\rho_p$  = ضریب انعکاس سطح داخلی شیشه خارجی

شدت خورشیدی جذب شده توسط شیشه خارجی

$\rho_i$  = ضریب انعکاس سطح خارجی شیشه داخلی

\* Table 7, ASHRAE Fundamentals, 1993, p 27-9

\*\*Table 12, ASHRAE Fundamentals, 1985, p 27-9

2. heat absorbing glass (ASHRAE - Fundamentals, 1993)

۲. برای نحوه محاسبه به «محاسبات» ارائه شده در پایان مقاله رجوع شود.

۲. برای نحوه محاسبه به «محاسبات» رجوع شود.

۵. برای نحوه محاسبه به «محاسبات» رجوع شود.

6. over heat

منابع و مآخذ:

○ Fuschillo, N.: Semi Transparent Solar Collector Window Systems. Solar energy, Vol. 17, 1975, pp. 159-165.

○ Hoffman, M., et al.: Solar Heating Using Common Building Elements as Passive Systems, Solar Energy, Vol. 30, No. 3, 1983, pp. 275-285.

○ ASHRAE Handbook: Fundamentals. American Society of Heating, Refrigerating and Air - Conditioning Engineers, 1993, pp. 27, 1-27, 27.

○ رضایی حریری، محمدتقی - قیاض، ریما: محدوده آسایش حرارتی در تهران. در دست چاپ.

○ Rezai, Hariri, M.T.: Betriebswirtschaftliche Optimierung des Wärmeschutzes Raumumschliessender Bauteile - Dissertation, Institut F. Hochbau U. Entwerfen, Wien, 1983. p. 85.



$$Q_c = A_c F_R [S - U_c (T_{i,r} - T_e)]$$

$Q_c =$  انتقال مفید حرارت [W]

$A_c =$  سطح گردآورنده [ $m^2$ ]

$F_R =$  ضریب برداشت گرما

$S =$  تشعشع خورشیدی جذب شده [ $W/m^2$ ]

$U_c =$  ضریب اتلاف حرارت گردآورنده [ $W/m^2 K$ ]

$T_{i,r} =$  دمای سیال ورودی به گردآورنده [ $^{\circ}K$ ]

$T_e =$  دمای محیط [ $^{\circ}K$ ]

$$F_R = (m_o c_{p,o} / U_c A_c) [1 - \exp(-F' U_c A_c / m_o c_{p,o})]$$

$m_o =$  میزان جریان هوا [kg/sec]

$c_{p,o} =$  گرمای ویژه هوا [kJ/kg K]

$F' =$  ضریب کارایی گردآورنده

$$F' = \bar{h}_c / (\bar{h}_c + U_c)$$

$\bar{h}_c =$  ضریب انتقال کانال

$$U_c = U_{conv} + U_r + U_g$$

$U_c =$  ضریب اتلاف حرارت گردآورنده [ $W/m^2 K$ ]

$U_{conv} =$  ضریب اتلاف حرارت از پوشش گردآورنده [ $W/m^2 K$ ]

$U_r =$  ضریب اتلاف حرارت از پشت گردآورنده [ $W/m^2 K$ ]

$U_g =$  ضریب اتلاف حرارت از سطوح مجاور گردآورنده [ $W/m^2 K$ ]

$$U_{conv} = \left( \frac{1}{(h_{p,ext} + h_{p,int})} \right) + \left( \frac{1}{(h_{g,ext} + h_{g,int})} \right)^{-1}$$

$h_{p,ext} =$  ضریب انتقال حرارتی هوا بین صفحه جاذب و پوشش

$h_{p,int} =$  ضریب انتقال حرارت از طریق تشعشع بین صفحه جاذب و پوشش

$h_{g,ext} =$  ضریب انتقال حرارتی هوا از پوشش به خارج

$h_{g,int} =$  ضریب انتقال حرارت تشعشعی از پوشش به خارج

$$h_{p,ext} = h_c = 2.6 v^{0.8} / D^{0.2}$$

$v =$  سرعت سیال [m/sec]

$D =$  فاصله بین دو سطح [m]

$$h_{g,ext} = 5.7 + 3.8 v$$

$v =$  سرعت باد (0-10 m/sec)

$$h_{g,int} = \epsilon_g \sigma (T_g^2 + T_e^2) (T_g + T_e)$$

$T_g =$  دمای پوشش [K]

$$U_r = \left[ \sum (k_i / \lambda_i) + 1/h_o \right]^{-1}$$

$k_i / \lambda_i =$  مقاومت لایه های پستی گردآورنده [ $m^2 K/W$ ]

$h_o = C_i$  ضریب انتقال حرارتی هوا [ $W/m^2 K$ ]

$$h_{p,ext} = \sigma (T_p^2 + T_e^2) (T_p - T_e) / (1/\epsilon_p + 1/\epsilon_g - 1)$$

$\sigma =$  ثابت اشتفان بولتزمن [ $W/m^2 K^4$ ]

$T_p =$  دمای صفحه جاذب [K]

$T_e =$  دمای محیط [K]

$\epsilon_p =$  ضریب تشعشع حرارتی صفحه جاذب

$\epsilon_g =$  ضریب تشعشع حرارتی پوشش

$$U_c = (A_o / A_c) \left[ \sum (k_i / \lambda_i) + 1/h_o \right]^{-1}$$

$A_o =$  سطح تبادل حرارت در سطوح جاتی گردآورنده [ $m^2$ ]

$A_c =$  سطح صفحه جاذب [ $m^2$ ]

$h_o =$  ضریب انتقال حرارتی هوا [ $W/m^2 K$ ]

$$\Delta T_c = Q_c / m_o c_{p,o}$$

$\Delta T_c =$  افزایش دمای هوا [K]

$$q_c = Q_c / A_c = I(\tau\alpha)_c - U_c (T_p - T_e)$$

$q_c =$  انرژی مفید جذب شده در هر واحد سطح گردآورنده [W]

$I =$  تشعشع کلی خورشید بر گردآورنده [ $W/m^2$ ]

$\tau =$  ضریب انتقال انرژی از پوشش

$\alpha =$  ضریب جذب انرژی از صفحه جاذب

$$(\tau\alpha)_c = (\tau\alpha) / [1 - (1 - \alpha)\rho]$$

$\rho =$  ضریب انعکاس پوشش برای شعاعهای پخش

$$\eta = (Q_c / A_c) / I$$

$\eta =$  بازده لحظه‌ای گردآورنده