

## امکان سنجی فنی- اقتصادی و زیست محیطی استفاده از پمپهای حرارتی زمین گرمایی

فریده عتابی<sup>۱</sup>

[far-atabi@jamejam.net](mailto:far-atabi@jamejam.net)

سید محمد رضا هبیتی<sup>۲</sup>

ستاره مهر خو<sup>۳</sup>

تاریخ پذیرش: ۸۸/۵/۱۵

تاریخ دریافت: ۸۸/۲/۱۵

### چکیده

**زمینه و هدف:** با توجه به منابع رو به اتمام سوخت های فسیلی و انتشار فراوان آلاینده های زیست محیطی از این منابع ، استفاده از انرژی های پاک همچون انرژی زمین گرمایی مورد توجه قرار گرفته است. پمپ های حرارتی زمین با مصرف برق در کمپرسور، جهت تأمین بار حرارتی و تأمین آب گرم مصرفی می توانند گرما را از زمین به داخل ساختمان منتقل نمایند.

**روش بررسی:** در این تحقیق با انجام محاسبات تهويه مطبوع، بار حرارتی مورد نیاز برای یک نمونه ساختمان ۴ طبقه ۱۲ واحدی واقع در شرق تهران با زیر بنای هر طبقه ۵۶۵ متر مربع به طور جداگانه محاسبه شده و با توجه به ویژگی های حرارتی خاک و دمای میانگین سالیانه منطقه مورد نظر، پمپ حرارتی زمین گرمایی مناسب انتخاب گردید. سپس با توجه به هزینه اولیه خرید، نصب و راه اندازی سیستم پمپ حرارتی زمین گرمایی و مصرف برق آن، با نرم افزار Proform مقرر به صرفه بودن جایگزینی این سیستم با سیستم قبلی تأمین کننده بار حرارتی ساختمان (بویلر)، بر اساس قیمت اعتبار کرbin در بازارهای جهانی، سناریو سازی شده و موردارزیابی فنی- اقتصادی وزیست محیطی قرار گرفته است.

**یافته ها:** با توجه به نتایج حاصل، در صورت استفاده از پمپ های حرارتی زمین گرمایی، انتشار کل آلاینده هادر طول انجام پروژه (۱۰ سال)، به میزان ۳۷۵۹ تن معادل CO<sub>2</sub> کاهش یافته و همچنین ۶۷ هزار گیگاژول در مصرف سوخت گاز طبیعی صرف جویی می گردد.

**بحث و نتیجه گیری:** با توجه به مشخصات خاک، شرایط آب و هوایی و شرایط زمین محل استقرار ساختمان، می توان از سیستم GSHP به جای بویلر استفاده شود. این امر موجب کاهش قابل توجه در مصرف انرژی الکتریکی و کوتاه شدن زمان بازگشت سرمایه می گردد.

**کلمات کلیدی:** انرژی زمین گرمایی، پمپ حرارتی، اعتبار کرbin، امکان سنجی فنی- اقتصادی- زیست محیطی

۱- استادیار دانشکده محیط زیست و ابریزی، واحد علوم و تحقیقات تهران، دانشگاه آزاد اسلامی<sup>\*</sup>(مسئول مکاتبات)

۲- استادیار دانشگاه آزاد اسلامی، واحد پردیس

۳- کارشناس ارشد مهندسی محیط زیست، دانشکده محیط زیست و ابریزی، واحد علوم و تحقیقات تهران، دانشگاه آزاد اسلامی

## مقدمه

حال حاضر، این سیستم در پنج شهر اهواز، بندرعباس، رشت، طالقان و مشکین شهر نصب شده است و توسط سیستم یاد شده در حالت سرمایشی ۵٪ و در حالت گرمایشی ۷۰٪ مصرف برق کاهش داده شده است. پیش‌بینی می‌شود که در سال‌های آینده، این سیستم‌ها جایگاه مناسبی بین سیستم‌های تهویه مطبوع در کشورمان به دست آورند. در طی دو دهه اخیر مطالعات بسیاری در زمینه طراحی و مدل‌سازی (۴-۷)، تست و ارزیابی کارآیی (۸-۱۲)، و مقایسه و امکان‌سنجد فنی - اقتصادی (۱۳-۱۷) پمپ‌های گرمایی ژئوتermal انجام یافته است. اسن<sup>۱</sup> (۱۳) یک سیستم پمپ حرارتی زمینی با مبدل افقی را برای استفاده گرمایشی در منطقه‌ای در شرق ترکیه از لحاظ فنی و اقتصادی ارزیابی کرده است. او تحلیل اقتصادی مفصلی ارایه داده و زمان بازگشت سرمایه سیستم پمپ حرارتی زمین گرمایی را با شش روش گرمایش دیگر (مقاومت الکتریکی، مازوت، گاز مایع، زغال سنگ، نفت، و گاز طبیعی) مقایسه کرده و به این نتیجه رسیده است که در این حالت سیستم پمپ حرارتی زمین گرمایی از لحاظ اقتصادی از پنج روش گرمایشی اول بهتر است، اما جایگزین اقتصادی مناسبی برای سیستم گرمایش با استفاده از گاز طبیعی نیست. هیلی<sup>۲</sup> (۱۴) استفاده از پمپ حرارتی زمین گرمایی را در آب و هوای سرد از لحاظ فنی و اقتصادی امکان‌سنجد کرده است. او تأثیر پارامترهای مختلف سیستم را بر کارآیی پمپ حرارتی زمین گرمایی با استفاده از یک مدل رایانه‌ای بررسی کرده و نیز یک ارزیابی اقتصادی قیاسی به منظور امکان‌سنجد استفاده از پمپ حرارتی زمین گرمایی به جای سیستم‌های گرمایشی و سرمایشی دیگر انجام داده است. نتایج او نشان داده‌اند که پمپ حرارتی زمین گرمایی از لحاظ اقتصادی از سیستم‌های دیگر بهتر است و پارامترهای مختلف این سیستم تأثیر به سزایی بر کارآیی آن دارند. پتیت<sup>۳</sup> قابلیت اقتصادی پمپ گرمایی ژئوتermal با مبدل

محیط اطراف ما منابع انرژی بسیار بزرگ و ارزانی را در اختیارمان می‌گذارد. یکی از این منابع، انرژی زمین گرمایی است و یکی از راههای بهره‌برداری از این منبع انرژی، پمپ حرارتی زمین گرمایی است. این وسیله که برای گرمایش، سرمایش و تأمین آب گرم مصرفی ساختمان‌های مسکونی، تجاری و اداری مورد استفاده قرار می‌گیرد، با زمین تبادل گرما می‌کند. دمای زمین، به عنوان چشمیه یا چاه گرمایی، در مقایسه با سیستم‌های تهویه مطبوع هوایی، در طول سال تقریباً ثابت و به دمای مطلوب محیط تهویه شده نزدیک تر است. به همین دلیل، این سیستم‌ها در مقایسه با بسیاری سیستم‌های دیگر، بازدهی بیش تری دارند و انرژی کم تری مصرف می‌کنند<sup>(۱)</sup>. مزایای اصلی این سیستم‌ها عبارتند از مصرف کم تر انرژی، طرح ساده‌تر، نیاز کم تر به تعمیر و نگهداری، و نداشتن آلایندگی. معایب آن‌ها هم مربوط به بالا بودن هزینه سرمایه‌گذاری اولیه نسبت به سایر سیستم‌های تهویه مطبوع، کمبود طراحان متخصص، و کمبود پیمان‌کاران با تجربه برای نصب و راهاندازی این سیستم‌ها هستند. بخش مهمی از هزینه سرمایه‌گذاری در پمپ‌های حرارتی زمین گرمایی مربوط به مبدل حرارتی زمینی است. این بخش شامل هزینه حفاری و پر کردن کانال زمینی، پمپ سیرکولاپور، سیال ضدیخ (در مناطق سردسیر)، لوله‌های پلی اتیلنی و نصب آنها می‌باشد. بررسی‌های اقتصادی نشان می‌دهند که گرچه سرعت بازگشت سرمایه پروژه‌های پمپ حرارتی زمین گرمایی کم است، اما برای استفاده در دوره ۵ تا ۷ سال توجیه اقتصادی دارند<sup>(۲)</sup>.

در سال ۱۹۱۲ برای نخستین بار ایده استفاده از زمین به عنوان منبع گرما مطرح شد و نخستین پمپ‌های حرارتی زمین گرمایی در اواسط دهه ۱۹۴۰ در آمریکا و انگلستان نصب شدند<sup>(۳)</sup>. بنابراین، استفاده از این پمپ‌ها در دنیا دارای سابقه طولانی مدت است. اما به کارگیری آنها در ایران روشی نوین است. در واقع، با توجه به رشد مصرف انرژی و افزایش قیمت برق در سال‌های اخیر، مطالعات فنی و اقتصادی و امکان‌سنجد استفاده از این سیستم‌ها در ایران آغاز شده، به طوری که در

۱- Esen

۲- Healy

۳- Petit

مبدل زمینی این گونه سیستم‌ها متشکل از شبکه‌ای از لوله‌های پلی‌اتیلنی است که برای تأمین تبادل گرمایی مورد نیاز در آب فرو برد شده است. این سیستم‌ها گرمایشی را با کارآیی بیش تری نسبت به گرمایشی انجام می‌دهند، بنابراین استفاده از آن‌ها در مناطق گرسنگ‌تر است. البته ساختمان باستی در نزدیکی منابع آب مناسب قرار داشته باشد.

### ۳- سیستم‌های حلقه‌بسته یا پمپ‌های حرارتی متصل به زمین (GCHP)

در این سیستم‌ها، مبدل حرارتی زمینی متشکل از شبکه‌ای از لوله‌های پلی‌اتیلنی به صورت افقی در یک ترانشه یا به طور عمودی در یک چاه قرار می‌گیرد و سیال حامل گرما در آنها به گردش در می‌آید و حرارت را از زمین به پمپ حرارتی (یا بالعکس) منتقل می‌کند. در این حالت، سیال حامل گرما توسط دیواره مبدل حرارتی از خاک، سنگ یا آب زیرزمین جدا شده که آن را تبدیل به یک سیستم بسته می‌نماید. هزینه نصب این گونه سیستم‌ها از انواع دیگر آن بالاتر است، اما در اکثر مکان‌ها و برای سیستم‌هایی با ظرفیت‌های مختلف قابل استفاده هستند. در میان سیستم‌های حلقه‌بسته، مبدل‌های زمینی عمودی به دلیل نفوذ در عمق بیشتر زمین و تماس با خاک زمین در عمق زیادتر که دمای نسبتاً ثابتی در طول سال دارد، کارایی بیش تری دارند و برای نصب آن‌ها، مساحت کمتری از سطح زمین مورد نیاز است. در مقابل، هزینه سرمایه‌گذاری اولیه آن‌ها بیشتر از مبدل‌های افقی می‌باشد. نمای سه نوع مختلف از لوله گذاری سیستم پمپ حرارتی حلقه‌بسته (عمودی، افقی، و مارپیچ) در شکل ۱ مشاهده می‌شود (۱۷).

زمینی عمودی (۱۵) و مبدل زمینی افقی (۱۶) را با سیستم‌های تهویه مطبوع هوایی در آفریقای جنوبی مقایسه کرده است. او هزینه‌های سرمایه‌گذاری اولیه و عمق بهینه چاههای مبدل زمینی را محاسبه کرده است. همچنین، ظرفیت‌های گرمایشی و سرمایشی ماهیانه و ضریب عملکرد را به منظور تعیین هزینه‌های عملکردی ارزیابی کرده است. سرانجام زمان بازگشت سرمایه، ارزش فعلی خالص، و سرعت بازگشت داخلی را به دست آورده و نتیجه گرفته است که استفاده از پمپ حرارتی زمین گرمایی با هر دو مبدل زمینی عمودی و افقی، ارزان‌تر و اقتصادی‌تر از سیستم تهویه مطبوع هوایی است.

در بیشتر مقالات یاد شده، نصب پمپ حرارتی زمین گرمایی از دیدگاه اقتصادی و در برخی از آنها از دیدگاه‌های فنی و اقتصادی بررسی شده است، اما از جنبه زیست‌محیطی موردنبررسی قرار نگرفته است. همچنین در هیچ یک از مقالات یاد شده اعتبار کربن در محاسبات مربوط به امکان سنجی اقتصادی در نظر گرفته نشده است.

سیستم‌های پمپ حرارتی زمین گرمایی، بسته به این که از زمین، آب زیرزمینی یا آب سطحی به عنوان چشممه یا چاه گرمایی استفاده کنند، به سه نوع حلقه‌بسته<sup>۱</sup> (GCHP)، حلقه باز<sup>۲</sup> (GWHP) و حلقه دریاچه‌ای<sup>۳</sup> (SWHP) تقسیم می‌شوند (۱۷).

### ۱- سیستم‌های حلقه‌باز یا پمپ‌های حرارتی بامنبع آب زمینی (GWHP)

در این سیستم‌ها، آب برگرفته از منابع آب زمینی (آب‌های سطحی و سفره‌های زیرزمینی) به عنوان سیال حامل گرما، مستقیماً به پمپ حرارتی ارسال می‌گردد و پس از تبادل حرارتی با پمپ حرارتی، مجدداً به زمین برگردانده می‌شود.

### ۲- سیستم‌های پمپ‌های حرارتی با منبع آب سطحی (SWHP)

<sup>۱</sup>- Ground Coupled Heat Pump

<sup>۲</sup> - Ground Water Heat Pump

<sup>۳</sup>- Surface Water Heat Pump



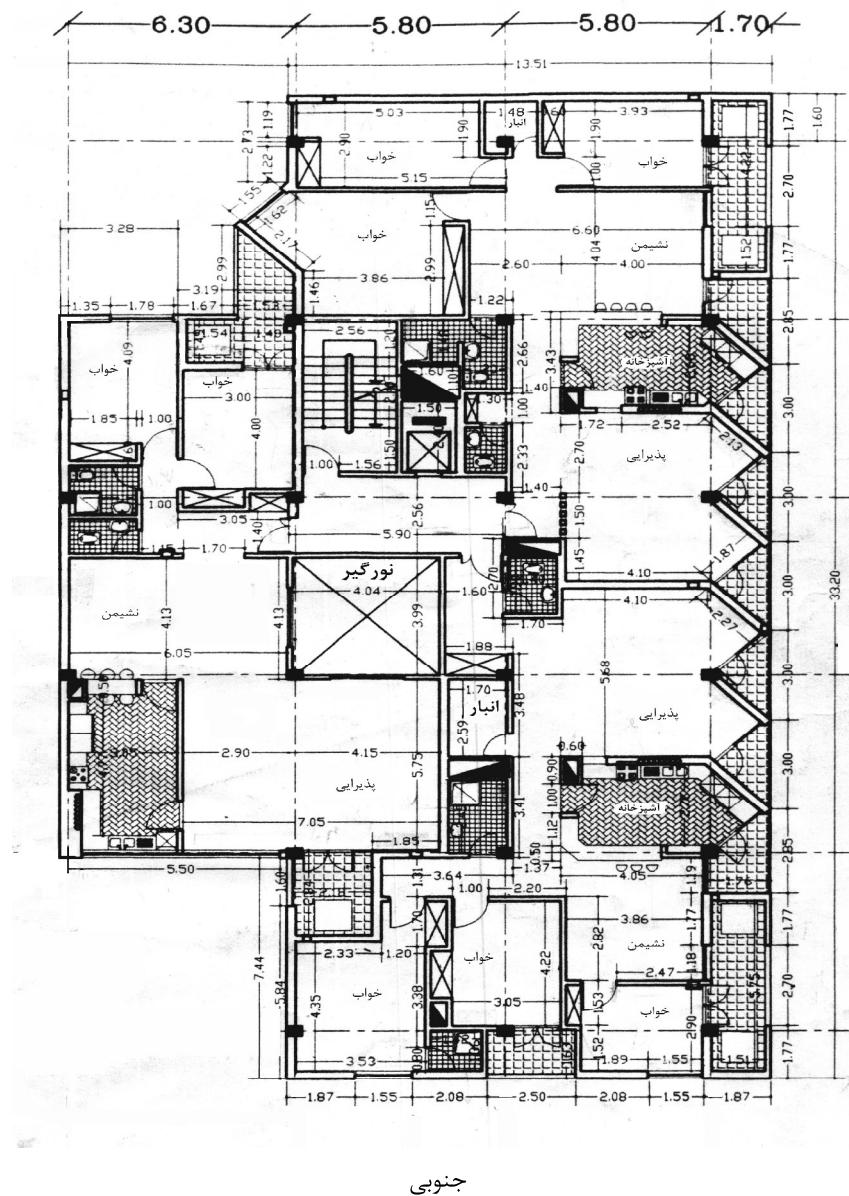
شکل ۱ - سیستم‌های پمپ حرارتی حلقه‌بسته یا پمپ‌های حرارتی متصل به زمین (GCHP) (۱۷)

### مواد و روش‌ها

حفظ حریم همسایگان، همچنین نفوذ به اعمق بیش تری از زمین و دستیابی به درجه حرارت ثابت در طول سال می‌باشد. سپس با در نظر گرفتن اعتبار کردن در بازار جهانی، ضمن تعریف سه سناریوی مختلف، سیستم GSHP موردنظر با سیستم قبلی (بویلر) توسط نرم افزار Proform از سه دیدگاه فنی، اقتصادی و زیستمحیطی مورد بررسی و مقایسه قرار گرفته است.

در شکل ۲، نمایی از نقشه کل ساختمان مورد مطالعه و در جدول ۱ مشخصات سیستم حرارتی ساختمان در وضعیت موجود، مشاهده می‌گردد.

در این تحقیق ساختمان مورد مطالعه، یک آپارتمان مسکونی ۱۲ واحدی واقع در شرق تهران با تعداد طبقات ۴ و زیربنای ۵۶۵ مترمربع می‌باشد. محاسبات تهییه مطبوع برای به دست آوردن بار حرارتی ساختمان انجام یافته است و با توجه به بار حرارتی موردنیاز، موقعیت جغرافیایی، مشخصات خاک و شرایط آب هوایی منطقه موردنظر، به منظور تامین گرمایش ساختمان در زمستان و تامین آب گرم مصرفی، به جای بویلر از یک سیستم پمپ حرارتی زمین گرمایی با مبدل زمینی عمودی (GSHP) استفاده گردیده است که انتخاب نوع سیستم عمودی، به دلیل محدودیت زمین و عدم دسترسی به زمین کافی و در نتیجه



شکل ۲- نمایی از نقشه کل ساختمان مورد مطالعه

جدول ۱- مشخصات سیستم حرارتی ساختمان مورد مطالعه در پرداخت موجود(بویلر)

نوع سیستم	بازده	نوع سوخت مصرفی	صرف سالیانه گاز طبیعی
بویلر	٪ ۷۵	گاز طبیعی	۱۶۷۵GJ/Y

مسکونی موردنظر، برخی اطلاعات و مشخصات موردنیاز است که در جدول ۲ به آنها اشاره شده است.

جهت جایگزین نمودن سیستم GSHP به جای سیستم بویلر موجود به منظور تأمین گرمایش موردنیاز در داخل ساختمان

جدول ۲- مشخصات و اطلاعات موردنیاز جهت انتخاب پمپ حرارتی ژئوترمال برای ساختمان موردنظر

۲۲۰ kW	بار حرارتی	% ۷۵	بازده آیزنتروپیک کمپرسور
۱۸۴/۴ kW	باربرودتی	% ۸۰	بازده الکتریکی کمپرسور
۲۸۸۰ h/y	کل زمان کارکرده حالت گرمایش	% ۸۰	بازده پمپ
۱۳۵۰ h/y	زمان کارکرد سیستم با بار کامل	% ۸۰	بازده موتور پمپ
۱۰ سال	طول عمر سیستم	۰/۰ ۳۱۸ m	قطر داخلی لوله درونی کندانسور
% ۱۰	نرخ بهره	۰/۰ ۳۴۸ m	قطر خارجی لوله درونی کندانسور
۴/۲ W/(m°C)	ضریب هدایت گرمایی خاک	۰/۳۹۸ kW/(m°C)	ضریب هدایت گرمایی لوله کندانسور
۱۶°C	دماهی زمین	۰/۰ ۳۱۸ m	قطر داخلی لوله درونی اوپراتور
۱۲ W/(m²°C)	ضریب کلی انتقال گرما در خاک	۰/۰ ۳۴۸ m	قطر خارجی لوله درونی اوپراتور
۰/۳۹۸ kW/(m°C)	ضریب هدایت گرمایی لوله اوپراتور	۰/۳۹۷۹ W/(m°C)	ضریب هدایت گرمایی لوله مبدل حرارتی

سیستم GSHP با مبدل زمینی عمودی بامضه ارایه شده در جدول ۳ جهت تأمین گرمایش و آب گرم مورد نیاز ساختمان مورد مطالعه، انتخاب گردید.

با توجه به اطلاعات موجود در جدول ۲ و مشخصات ارایه شده توسط کمپانی های سازنده انواع پمپ های حرارتی ژئوترمال (۱۸)، و با استفاده از روابط ارایه شده در مرجع شماره ۵،

جدول ۳- مشخصات فنی و هزینه های سیستم GSHP انتخابی در ساختمان مورد مطالعه

۳۹ kW	توان مصرفی کمپرسور	۹۰۰۰ متر	طول لوله مبدل عمودی
۵/۵ kW	توان مصرفی پمپ	پلی اتیلن	جنس لوله
۱۱۱/۸ متر	عمق چاه	۰/۱۱۷۵	ضریب بازگشت سرمایه
۴/۹۴	ضریب عملکرد	۳۰۳۱۹۵۶۳۰ ریال	*هزینه سرمایه گذاری اولیه
		۶۰ MWh/y	صرف انرژی الکتریسیته

\*هزینه سرمایه گذاری اولیه شامل: هزینه پمپ+هزینه کمپرسور+هزینه کندانسور+هزینه حفاری+هزینه لوله گذاری+هزینه مبدل زمینی عمودی+هزینه نصب و راه اندازی می باشد.

عنوان اطلاعات ورودی، به نرم افزار Proform داده می‌شود.  
این اطلاعات شامل بخش فنی و بخش اقتصادی طرح می‌باشد که در جداول ۴ و ۵ به اختصار ارائه گردیده است.

**GSHP** بررسی فنی - اقتصادی وزیست محیطی سیستم  
به منظور بررسی امکان سنجی فنی اقتصادی و زیست محیطی سیستم GSHP انتخابی در ساختمان مورد مطالعه، اطلاعاتی در مورد سیستم قدیم (بوبیلر) و سیستم جدید(GSHP) به

جدول ۴- اطلاعات فنی ورودی به نرم افزار Proform

میزان مصرف انرژی سیستم قدیم(بوبیلر)	نوع سوخت مصرفی توسط بوبیلر	بازده بوبیلر	میزان مصرف انرژی سیستم جدید (GSHP)	طول عمر GSHP (سال)	ضریب عملکرد GSHP	ظرفیت GSHP (kW)	دوره استهلاک (سال)
۴۶۵/۲ MWh/y	گاز طبیعی	%۷۵	۶۰ MWh/y	۱۰	۴/۹۵	۲۲۰	۱۰

جدول ۵- اطلاعات مالی واقتصادی ورودی به نرم افزار Proform

هزینه هر کیلووات ساعت برق (ریال)	*هزینه هر واحد مصرف گاز طبیعی (Rial/GJ)	نرخ رشد سالیانه قیمت گاز طبیعی	نرخ رشد سالیانه قیمت برق	*نرخ تورم	هزینه سرمایه گذاری اولیه GSHP (ریال)	نرخ مالیات بردرآمد	نرخ تنزیل
۱۲۴/۶۷	۲۹۲۸/۹	%۰/۵۶	%۰/۲۱	%۰/۲۰/۲	۳۰۳۱۹۵۶۳۰	%۰/۱۵	%۰/۱۶

\*نرخ تورم سالیانه برمبنای گزارش بانک مرکزی جمهوری اسلامی ایران ، مدیریت کل آمارهای اقتصادی فادره آماراًقتصادی، دایره شاخص بهای کالاهای خدمات مصرفی در اردیبهشت سال ۱۳۸۸ (۱۹).

\*طبق ترازنامه انرژی سال ۱۳۸۶، هریک مترمکعب گاز طبیعی ۰۰۳۷۲۶ GJ / و قیمت گاز طبیعی(خانگی) ۱۱۱/۳ Rials/m<sup>۳</sup> (۲۰).

در ادامه به منظور دستیابی به نتایج بهتر، براساس ارزش اعتبار کاهش هرتن دی اکسید کربن<sup>۱</sup> در بازارهای جهانی، سه سناریوی A,B,C مطابق اطلاعات جدول (۶) توسط نرم افزار Proform مورد بررسی و مقایسه قرار گرفت.

جدول ۶- سناریوسازی براساس ارزش اعتبار کاهش  $\text{CO}_2$  در سازمان بانک جهانی

سناریو	ارزش اعتبار کاهش هر تن $\text{CO}_2$	نرخ رشد قیمت (%)	اعتبار کاهش هر تن $\text{CO}_2$ (%)	مالیات بردرآمد فروش
سناریوی A	۱۰ \$/ton $\text{CO}_2$	۱۵	.	
سناریوی B	۱۵ \$/ton $\text{CO}_2$	۱۵	.	
سناریوی C	۲۰ \$/ton $\text{CO}_2$	۲۰	.	

درآمد ناشی از فروش ارزش اعتبار کاهش  $\text{CO}_2$ ، با توجه به استانداردهای مطرح شده در کنوانسیون های تغییر اقلیم و تجارت کربن، میزان مالیات صفر در صدر نظر گرفته شده است.

#### یافته ها

نتایج حاصل از نرم افزار، در رابطه با بررسی فنی - اقتصادی وزیست محیطی استفاده از فناوری GSHP به جای بولجرجهت تامین گرمایش و آب گرم مصرفی ساختمان مورد نظر، به شرح ذیل می باشد:

#### نتایج بررسی فنی

در طول مدت انجام کل پروژه، درازای مصرف  $\text{yr} / ۱۰ \text{MWh}$  ۶۰۰۰ GJ برق، ۶۷۰۰۰ سوخت فسیلی از نوع گاز طبیعی کاهش یافته است، که این امر ناشی از به کار گیری فناوری GSHP به جای استفاده از بولجرجهت باشد. در جدول ۷، میزان مصرف برق و کاهش در میزان مصرف سوخت در اثر استفاده از GSHP به صورت سالیانه و در طول انجام کل پروژه (۰۱ سال)، ارایه گردیده است.

همان گونه که در جدول ۶ مشاهده می گردد، ارزش اعتبار کاهش هر تن  $\text{CO}_2$  در سناریوی A معادل ۱۰ دلار، سناریوی B ۱۵ دلار و سناریوی C معادل ۲۰ دلار در نظر گرفته شده است، لیکن در سناریوی A درصد رشد قیمت آن معادل ۱۵٪، در سناریوی B معادل ۱۵٪ و در سناریوی C معادل ۲۰٪ در نظر گرفته شده است.

در صورتی که هیچ گونه اقدامی جهت فروش اعتبار کاهش کربن صورت نگیرد، مورد یاد شده نیز مورد مقایسه با سناریوهای قبلی (A,B,C) قرار می گیرد. در این نرم افزار کلیه محاسبات بصورت دینامیکی موردا رزیابی قرار می گیرد، لذا ارزش هزینه های مختلف انرژی براساس پول رایج، نرخ ارز و نرخ تنزیل برآورده شده است. همچنین نرخ مالیات بردرآمد ۱۵٪ در نظر گرفته شده است. همچنین نرخ مالیات در صورتحساب سوخت در نظر گرفته شده است که این مالیات در صورتحساب قبض پرداختی مالکان ساختمان پرداخت می شود، اما برای

جدول ۷- میزان مصرف برق و کاهش در میزان مصرف سوخت توسط GSHP طی انجام پروژه

میزان کاهش مصرف گاز طبیعی (GJ...)	میزان مصرف برق در GSHP (MWh)	میانگین سالیانه
۷	۶۰/۰۵۳	
۶۷	۶۰۱	کل پروژه

#### ۲- نتایج بررسی اقتصادی

لازم به ذکر است، در صورتی که نرخ بازگشت داخلی (IRR) از نرخ تنزیل بزرگ تر باشد، اقدامات جایگزینی پمپ حرارتی

پارامترهای مهم اقتصادی براساس سناریوهای مختلف برای ساختمان مورد مطالعه، مقایسه گردیده اند:

درنظر گرفتن مالیات انجام گرفته است. نتایج مالی برای سه سناریوی یاد شده به شرح جدول ۸ می باشد.

زمین گرمایی به جای سیستم گرمایش قدیمی در طول مدت زمان اجرای پروژه یاد شده مقرر گردید. مقایسه سناریوهای مذکور به دوروش بادرنظر گرفتن مالیات و بدون

جدول ۸- آنالیز مالی سناریوهای مختلف C,B,A

پس از مالیات		قبل از مالیات			سناریو
نرخ بازگشت داخلی (IRR) (%)	ارزش سود خالص (NPV) (US \$)	نرخ بازگشت داخلی (IRR) (%)	ارزش سود خالص (NPV) کنونی (دلار آمریکا)	زمان بازگشت سرمایه (سال)	
۲۵/۸۸	۱۵۰۰۰	۲۷/۴۵	۱۷۰۰۰	۳/۹	<b>A</b> ارزش اعتبار کاهش هر تن CO <sub>۲</sub> ۱۰ دلار با رشد قیمت ۱۵٪
۳۴/۶۶	۳۰۰۰۰	۳۶/۱۱	۳۳۰۰۰	۳/۱	<b>B</b> ارزش اعتبار کاهش هر تن CO <sub>۲</sub> ۱۵ دلار با رشد قیمت ۱۵٪
۴۶/۳۸	۵۹۰۰۰	۴۷/۶۶	۶۲۰۰۰	۲/۶	<b>C</b> ارزش اعتبار کاهش ۲۰ دلار هر تن CO <sub>۲</sub> با رشد قیمت ۲۰٪
منفی	-۱۶۰۰۰	۲/۷۴	-۱۴۰۰۰	۸/۸	بدون فروش ارزش اعتبار کاهش هر تن CO <sub>۲</sub>

است. بزرگ تر از نرخ تنزیل ۱۲٪ می باشد) بنابراین این سناریو مقرر گردید.

**سناریوی B:** در این سناریو، قیمت فروش اعتبار کاهش هر تن CO<sub>۲</sub> معادل ۱۵ دلار با افزایش قیمت ۱۵٪ در سال درنظر گرفته می شود. در حالت بدون درنظر گرفتن مالیات، زمان بازگشت سرمایه ۳/۹ سال، میزان ارزش سود خالص کنونی ۳۳۰۰۰ دلار و میزان نرخ بازگشت داخلی ۳۶/۱۱٪ می باشد. پس از اعمال مالیات، میزان ارزش سود خالص کنونی ۳۰۰۰۰ دلار و نرخ بازگشت داخلی ۳۴/۶۶٪ است. با توجه به عدد نرخ بازگشت داخلی که هم در سناریو A و هم در سناریو B بزرگ تر از نرخ تنزیل ۱۲٪ می باشد، بنابراین هر دو سناریو مقرر گردید.

### بحث و نتیجه گیری

با انجام آنالیز مالی سناریوهای مختلف، نتایج ذیل حاصل می گردد:

**سناریوی A:** در حالت بدون درنظر گرفتن مالیات، دوره بازگشت سرمایه ۳/۹ سال، میزان ارزش سود خالص کنونی معادل ۱۷۰۰۰ دلار و میزان نرخ بازگشت داخلی ۲۷/۴۵٪ می باشد. و پس از اعمال مالیات، ارزش کنونی سود معادل ۱۵۰۰۰ دلار و میزان نرخ بازگشت داخلی ۲۵/۸۸٪ می گردد. در این سناریو، هزینه سرمایه گذاری اولیه در مدت زمان ۳/۹ سال برمی گردد و سود ناشی از فروش ارزش اعتبار کاهش CO<sub>۲</sub> و همچنین سود ناشی از کاهش میزان مصرف انرژی در طی ۱۰ سال ۱۷۰۰۰ دلار می باشد، و از آن جا که میزان نرخ بازگشت داخلی ۲۷/۴۵٪

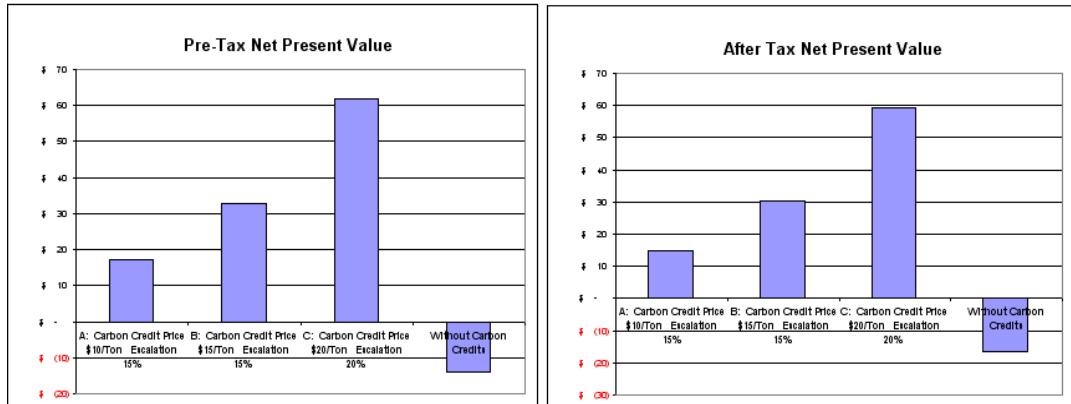
C بیش تر و پروژه مقررین به صرفه تر خواهد بود . درصورتی که از سازوکارهای یاد شده استفاده نشود، ارزش سودخالص کنونی (NPV) ناشی از اجرای پروژه منفی و به هیچ وجه در ایران با توجه به هزینه های غیر واقعی انرژی و همچنین هزینه سرمایه گذاری بالای خرید ، نصب و راه اندازی GSHP در محل مذکور توجیه اقتصادی ندارد، لذا به کار گیری سازوکار تجارت کرbin یکی از اقدامات مهم جهت به کار گیری از منابع تجدید شونده انرژی و تجهیزات نوین در کشور است که با توجه به این که ایران در آذر ۱۳۸۴ به پروتکل کیوتو پیوسته است می توان باستفاده از کمک های مالی کشورهای عضو این پروتکل از مزایای فروش اعتبار کرbin در جهان بهره مفید برد. برای آن که در تحلیل نتایج مالی و اقتصادی، سودآوری ناشی از فروش ارزش اعتبارکاهاش CO<sub>2</sub> و سودآوری ناشی از کلاهش مصرف انرژی از یکدیگر مجزا شوند، در جدول ۹، اطلاعات مالی کرbin و میزان سود خالص کنونی درهای از سه سناریو، به طور مجزا مورد بررسی قرارگرفته است. میزان سود خالص کنونی پروژه به ترتیب در سناریوهای C,B,A به ترتیب ۳۱۰۰۰ دلار، ۴۷۰۰۰ دلار و ۷۶۰۰۰ دلار می باشد که این ارقام در حالت قبل از اعمال کردن مالیات بردرآمد و پس از اعمال مالیات بردرآمد تغییری ننموده و ثابت باقی مانده اند، درنتیجه مشخص می شود در ازای فروش اعتبارات کرbin (کاهاش آلدگی) بر حسب تن معادل CO<sub>2</sub> هیچ گونه مالیاتی پرداخت نشده است.

**سناریوی C:** در این سناریو، ارزش اعتبارکاهاش هرتن CO<sub>2</sub> معادل ۲۰ دلار با رشد قیمت ۲۰٪ در سال در نظر گرفته می شود. در حالت بدون درنظر گرفتن مالیات، زمان بازگشت سرمایه ۶/۲ سال، میزان ارزش سود خالص کنونی ۶۲۰۰۰ دلار و میزان نرخ بازگشت داخلی معادل ۴۷/۶۶٪ درنظر گرفته می شود. پس از اعمال مالیات ، میزان سودخالص کنونی ۱۲۱۰۰۰ دلار و نرخ بازگشت داخلی معادل ۸۶/۷۰ درصد می باشد. همان گونه که مشاهده می گردد، میزان سود کنونی در حالت دوم (پس از اعمال مالیات) کم تر از حالت اول بوده و میزان نرخ بازگشت داخلی در هر دو حالت بیش از ۱۲٪ است، که نشان دهنده مقررین به صرفه بودن پروژه در مردم این سناریو نیز می باشد. در ادامه این سه سناریو، در آخرین سطر جدول ۸ موردنی با عنوان بدون فروش ارزش اعتبارکاهاش CO<sub>2</sub> مشاهده می شود که با توجه به منفی بودن ارزش سودخالص (US\$ ۱۴۰۰۰) بدون در نظر گرفتن سود ناشی از فروش کرbin این پروژه به هیچ وجه مقررین به صرفه نخواهد بود. هدف از انجام این پروژه، سودآوری براساس کاهاش میزان مصرف انرژی سوخت فسیلی و فروش این میزان کاهاش آلدگی براساس مکانیزم تجارت کرbin است، بنابراین می بایست این کاهاش آلدگی براساس سازو کار C تجارت کرbin در یکی از سناریوهای A,B,C باشد که سناریوی C مقررین به صرفه تر از سایر سناریوها می باشد، زیرا میزان نرخ بازگشت داخلی (IRR) آن از همه بزرگ تر است. در نتیجه نرخ بهره ناشی از اجرای پروژه مذکور با در نظر گرفتن سناریوی

**جدول ۹- مقایسه سناریوهای A,B,C از لحاظ میزان سودخالص کنونی در دو حالت قبل و پس از مالیات بردارآمد ناشی از فروش ارزش اعتبارکاهش CO<sub>2</sub>**

سناریو	قبل از مالیات بردارآمد فروش CO <sub>2</sub> ارزش اعتبارکاهش	پس از مالیات بردارآمد فروش CO <sub>2</sub> ارزش اعتبارکاهش	پس از مالیات بردارآمد فروش CO <sub>2</sub> میزان سودخالص کنونی (US \$)
سناریوی A	۳۱۰۰۰	۳۱۰۰۰	۳۱۰۰۰
سناریوی B	۴۷۰۰۰	۴۷۰۰۰	۴۷۰۰۰
سناریوی C	۷۶۰۰۰	۷۶۰۰۰	۷۶۰۰۰

مقایسه میزان سودخالص کنونی در سناریوهای مختلف سودخالص کنونی در کلیه سناریوهای یاد شده به صورت نمودارهای ستونی طی ۱۰ سال طول عمر GSHP با مقایسه با سناریوهای دیگر از سودآوری بالاتری برخوردار است.



شكل ۳- مقایسه سناریوهای مختلف از نظر میزان سودخالص کنونی در حالت قبل و بعد از اعمال مالیات با استفاده از نرم افزار Proform

مشخص شده است. به طوری که اگر در سال اول (سال صفر) ۳۰۰۰۰ دلار برای انجام پروژه سرمایه گذاری شود، در سال

باتوجه به جدول ۱۰، میزان درآمد حاصل از فروش ارزش اعتبارکاهش CO<sub>2</sub> در سه سناریوی یاد شده، به صورت سالانه

میزان سودآوری سالانه (Cash Flow) در جدول یاد شده با یکدیگر مقایسه شده اند. درواقع مجموع سودهای سالانه به دست آمده در طی ۱۰ سال طول عمر کارآمد GSHP، همان میزان سودخالص کوتی به دست آمده درستاریوهای یاد شده می باشد.

بعد (سال یک)، در سناریوی A ۷۰۰۰ دلار، درستاریوی B ۹۰۰۰ دلار و درستاریوی C ۱۰۰۰۰ دلار سود حاصل می شود در حالی که بدون فروش مالیات کربن تنها ۳۰۰۰ دلار در سال سود به دست می آید که در نهایت اجرای پروژه توجیه اقتصادی نداشته و مقرر به صرفه نخواهد بود. به همین ترتیب در سالهای آتی نیز در طول مدت زمان انجام پروژه (۱۰ سال)

#### جدول ۱۰- میزان سود سالیانه ناشی از فروش ارزش اعتبار کاهش CO<sub>2</sub>

در طی ۱۰ سال با استفاده از نرم افزار Proform

میزان سود سالیانه (US\$۰۰۰)				
با فروش ارزش اعتبار کاهش CO <sub>2</sub> (سناریوی C)	با فروش ارزش اعتبار کاهش CO <sub>2</sub> (سناریوی B)	با فروش ارزش اعتبار کاهش CO <sub>2</sub> (سناریوی A)	بدون فروش ارزش اعتبار کاهش CO <sub>2</sub>	طول عمر پروژه GSHP
-۳۰	-۳۰	-۳۰	-۳۰	۰ سال
۱۰	۹	۷	۳	۱ سال
۱۲	۱۰	۷	۳	۲ سال
۱۴	۱۱	۸	۳	۳ سال
۱۶	۱۲	۹	۳	۴ سال
۱۹	۱۳	۱۰	۳	۵ سال
۲۲	۱۵	۱۱	۴	۶ سال
۲۶	۱۷	۱۲	۵	۷ سال
۳۱	۱۹	۱۴	۵	۸ سال
۳۶	۲۱	۱۶	۵	۹ سال
۴۳	۲۴	۱۷	۶	۱۰ سال

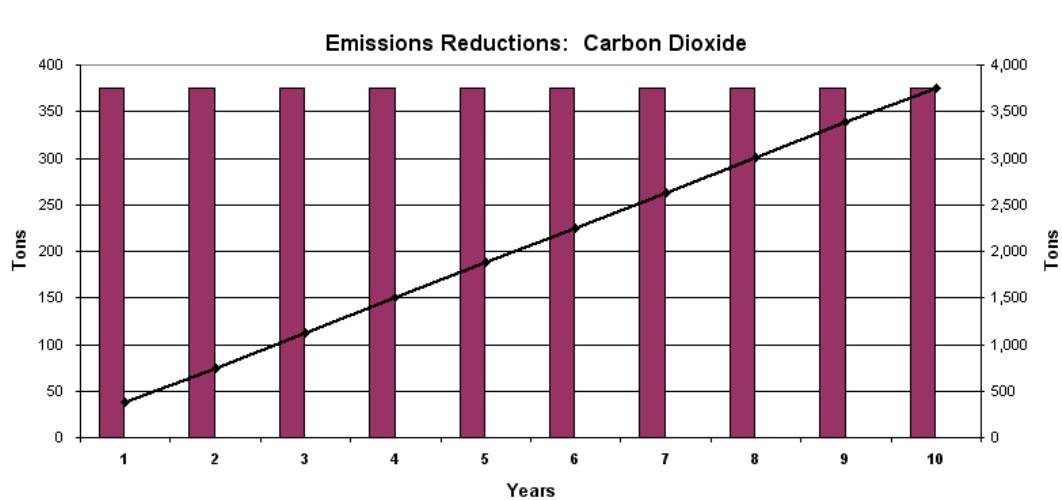
#### بررسی اقتصادی - زیست محیطی

ای، ۳۷۵۹ تن معادل CO<sub>2</sub> کاهش می یابد. در جدول ۱۱ میزان کاهش انتشار گازهای گلخانه ای به صورت سالیانه و در طول انجام کل پروژه نشان داده شده است.

نتایج اجرای نرم افزار نشان می دهد که با توجه به حذف مصرف سوخت گاز طبیعی در ساختمان مورد نظر، ۶۵۸ تن در هر سال CO<sub>2</sub> و در مجموع کل پروژه، میزان انتشار کل گازهای گلخانه

جدول ۱۱- میزان متوسط سالیانه و مجموع گازهای گلخانه‌ای

نوع گاز گلخانه‌ای	میانگین سالیانه (Tone)	کل پروژه (Tone)
CO <sub>2</sub>	۳۷۶	۳۷۵۹
SO <sub>x</sub>	•	•
NO <sub>x</sub>	•	•
ذرات	•	•
متان	•	•
کل گازهای گلخانه‌ای معادل CO <sub>2</sub>	۳۷۶	۳۷۵۹

شکل ۴- میزان کاهش انتشار CO<sub>2</sub> طی سال های مختلف طول عمر پروژه

زمین گرمایی بهینه انتخاب گردید. در نهایت، با استفاده از نرمافزار Proform و با در نظر گرفتن اعتبار کردن در بازار جهانی، ضمن تعریف سه سناریوی مختلف، پمپ حرارتی زمین گرمایی مورد نظر با سیستم قبلي (بویلر) از سه دیدگاه فنی، اقتصادی و زیستمحیطی مقایسه گردید.

باتوجه به این که GSHP موردنظر در این پروژه برای تامین بار حرارتی (۲۲۰ kW) برای یک مجتمع مسکونی ۴ طبقه ۱۲ واحدی با زیربنای ۵۶۵ m<sup>۳</sup> واقع در شرق تهران درنظر گرفته شده که سیستم پمپ حرارتی ژئوترمال از نوع مبدل زمینی عمودی جایگزین سیستم قدیم (بویلر) در این ساختمان گردیده است. از ضریب عملکرد بالای (۴/۹۴) برخوردار می باشد، فقط به میزان ۴۸ کیلووات از انرژی برق استفاده می کند و بقیه میزان

باتوجه به نمودار ۴، میزان کاهش انتشار CO<sub>2</sub> با گذشت زمان بیشتری شود و هر سال که از آغاز کار سیستم می گذرد، میزان کاهش از CO<sub>2</sub> بیشتری می یابد.

در مقاله حاضر، یک مجتمع مسکونی ۴ طبقه ۱۲ واحدی با سیستم پمپ حرارتی ژئوترمال از نوع مبدل زمینی عمودی جایگزین سیستم قدیم (بویلر) در این ساختمان گردیده است. به منظور به دست آوردن بار حرارتی ساختمان محاسبات تهویه مطبوع انجام یافته شده است. سپس با توجه به بار حرارتی ساختمان و ویژگی های زمین منطقه موردنظر، پمپ حرارتی

خانگی و تجاری نام برد. این امر موجب کاهش قابل توجه در مصرف انرژی الکتریکی و کوتاه شدن زمان بازگشت سرمایه می گردد.

### سپاس گزاری

این تحقیق با حمایت مالی شرکت بهینه سازی مصرف سوخت انجام یافته است که بدین وسیله مراتب قدردانی و سپاس نویسنده‌گان این مقاله از هیئت مدیره، مدیر عامل و ریاست پژوهش شرکت بهینه سازی مصرف سوخت ابراز می گردد. همچنین نویسنده‌گان مقاله از راهنمایی‌های ارزنده آقای مهندس علی کناری مشاور صنعت در این پژوهش، تقدیر و تشکر می نمایند.

### منابع

1. RETScreen International, ۲۰۰۵, "Ground source heat pump project analysis", Minister of Natural Resources, Canada.
2. McQuay Air Conditioning Application Guide, ۲۰۰۲, "Geothermal heat pump design manual", United States,.
3. Kavanaugh S. P., Rafferty K., ۱۹۹۷ "Ground-Source Heat Pumps: Design of Geothermal Systems for Commercial and Institutional Buildings", ASHRAE Inc., Atlanta.
4. Nagano K., Katsura T., Takeda S., ۲۰۰۶, "Development of a design and performance prediction tool for the ground source heat pump system", Applied Thermal Engineering, Vol. ۲۶, ۱۵۷۸-۱۵۹۲.
5. Sanaye S., Niroomand B., ۲۰۰۹, "Thermal economic modeling & optimization of vertical ground coupled heat pump", Energy Conversion & Management, Vol. ۵۰, ۱۱۳۶-۱۱۴۷.

انرژی موردنیاز خود را که معادل  $۱۷۵/۲۷$  کیلووات است، از ظرفیت حرارتی زمین تأمین می کند. به عبارتی سهم مصرف انرژی زمین گرمایی در تامین بار حرارتی موردنیاز ساختمان  $۸۷\%$  و سهم مصرف برق در تامین گرمایش  $۱۳\%$  کل انرژی مورد نیاز می باشد. در واقع  $۲۳۶۱۴/۵$  کیلووات ساعت در سال در مصرف انرژی صرفه جویی می شود.

نتایج حاصل از اجرای نرم افزار Proform نشان می دهد در صورتی که استفاده از سیستم GSHP عمودی با سیستم بویلر جایگزین شود، سرمایه گذاری اولیه ( $۳۰۰۰۰$  دلار) نه تنها سود آور نخواهد بود، بلکه به علت واقعی نبودن قیمت انرژی های سوخت فسیلی در کشور توجیه اقتصادی ندارد. در این پژوهش برای اصلاح معیار اجرای پژوهه به کار گیری از فناوری جدید پمپ حرارتی ژئوترمال در تولید حرارت مورد نیاز به جای سیستم های قدیمی بویلر از مکانیزم فروش اعتبار کردن در بازار های جهانی کشورهای عضو پروتکل کیوتو با در نظر گرفتن عضویت ایران در این پروتکل استفاده شده و این اعتبار در  $۳$  سناریو به کمک پارامتر نرخ بازگشت داخلی (IRR) مورد تحلیل و ارزیابی اقتصادی قرار گرفته و لذا با انتخاب IRR بیشتر، سناریوی C به عنوان سناریوی برتر انتخاب گردید. بنابراین مقرن به صرفه بودن پژوهه مورد نظر توجیه اقتصادی قابل قبولی را پیدا نمود که در نهایت با وجود  $۳۰۰,۰۰۰$  دلار سرمایه گذاری اولیه در اجرای پژوهه یاد شده میزان سود مالی طی  $۱۰$  سال  $۶۲,۰۰۰$  دلار برآورد گردیده است. بنابراین توصیه می شود با توجه به مشخصات خاک، شرایط آب و هوایی و شرایط زمین محل استقرار ساختمان، از سیستم GSHP به جای بویلر استفاده شود تا بدین ترتیب حدود  $۶۷,۰۰۰$  گیگاژول نیز در مصرف سوخت گاز طبیعی صرفه جویی گردد. همچنین طی طول عمر پژوهه، با گذشت زمان، میزان انتشار  $CO_2$  کاهش چشم گیری یافته، به طوری که طی  $۱۰$  سال طول عمر پژوهه، در مجموع  $۳۷۵۹$  تن معادل  $CO_2$  از میزان کل گازهای گلخانه ای حذف گردیده است.

از پمپ های حرارتی زمین گرمایی می توان به عنوان یکی از روش های کاهش مصرف سوخت و هزینه مصرف انرژی در مصارف

- source heat pump system for a heating season in eastern Turkey", Energy Conversion and Management, Vol. 47, 1281-1297.
۱۴. Healy P. F., Ugursal V. I., ۱۹۹۷, "Performance and economic feasibility of ground source heat pumps in cold climate", International Journal of Energy Research, Vol. 21, 857-870.
۱۵. Petit P. J., Meyer J. P., ۱۹۹۸, "Economic potential of vertical ground-source heat pumps compared to air-source air conditioners in South Africa", Energy, Vol. 23, 137- 143.
۱۶. Petit P. J., Meyer J. P., ۱۹۹۷, "A techno-economic analytical comparison of the performance of air-source and horizontal ground source air-conditioners in South Africa", International Journal of Energy Research, Vol. 21, 1011-1021.
۱۷. De Swardt C. A., Meyer J. P. ۲۰۰۱, "A performance comparison between an air-source and a ground-source reversible heat pump", International Journal of Energy Research, Vol. 25, 899-910..
۱۸. [http://www.fhp-mfg.com/aecinfo/1/company/09/09/81/company\\_1.html](http://www.fhp-mfg.com/aecinfo/1/company/09/09/81/company_1.html)
۱۹. نرخ تورم سالیانه برمبنای گزارش بانک مرکزی جمهوری اسلامی ایران، مدیریت کل آمارهای اقتصادی دایره آمار اقتصادی، دایره شاخص بهای کالاهای و خدمات مصرفی در اردیبهشت سال ۱۳۸۸
۲۰. وزارت نیرو- معاونت امور انرژی، ۱۳۸۶، ترازنامه انرژی، سازمان بهره وری انرژی ایران
۶. Zhao Y., Shigang Z., Xun L., ۲۰۰۳, "Cost-effective optimal design of groundwater source heat pumps", Applied Thermal Engineering, Vol. 23, 1595-1603.
۷. Hepbasli, A., ۲۰۰۵ "Thermodynamic analysis of a ground-source heat pump system for district heating", International Journal of Energy Research, Vol. 29, 671-687,.
۸. Inalli M., Esen H., ۲۰۰۸ "Performance prediction of a ground-coupled heat pump system using artificial neural networks", International Journal of Energy Research, Vol. 35, 1940-1948.
۹. Hepbasli A., Akdemir O., Hancioğlu E., ۲۰۰۷, "Performance evaluation of a vertical ground source heat pump system", Energy conversion & management, Vol. 48 , 527-548,.
۱۰. Ozgener O., Hepbasli A., Ozgener L., March ۲۰۰۷,"A Parametric study on the exergoeconomic assessment of a vertical ground-coupled (geothermal) heat pump system", Building and Environment, Vol. 42, 1503-1509.
۱۱. Sunner B., Karytsas C., Mendrinos D., Rybach L., ۲۰۰۵ "Current status of ground source heat pumps & underground thermal storage in Europe", Geothermics, Vol. 32, 579-588.
۱۲. Inalli M., Esen H., ۲۰۰۴ "Experimental thermal performance evaluation of a horizontal ground-source heat pump system", Applied Thermal Engineering, Vol. 24, 2219- 2232.
۱۳. Esen H., Inalli M., Esen M., ۲۰۰۶, "Technoeconomic appraisal of a ground

This document was created with Win2PDF available at <http://www.daneprairie.com>.  
The unregistered version of Win2PDF is for evaluation or non-commercial use only.