太陽エネルギー活用型ヒートポンプ暖冷房換気給湯システム搭載住宅のエネルギー自給率 向上に関する研究 (その2)エネルギー自立率向上に向けた夏期シミュレーション構築とケーススタディ Study on Improving the Energy Independence of House by Using Air-Conditioning and Hot-Water Supplying System Utilizing PVT Air Collector & Heat Pump for Houses Construction of Summer Simulation and Case Studies for Improving the Energy Independence

学生会員 ○天野 智也(東京大学) 正会員 前 真之(東京大学)
正会員 高瀬 幸造(東京理科大学) 正会員 盧 炫佑(OM ソーラー)
Tomoya AMANO^{*1} Masayuki MAE^{*1} Kozo TAKASE^{*2} Hyunwoo ROH^{*3}
*¹ The University of Tokyo *² Tokyo University of Science *³ OM Solar

This study shows about PVT air collector and heat pump system for domestic air conditioning ventilation and hot water supply in houses. This article shows construction of simulations using CFD and thermal network calculations, and case studies with simulations to improve the energy independence.

1. はじめに

近年、戸建住宅の省エネルギー化が求められており、 戸建住宅における省エネルギー基準の引き上げや、省エ ネルギー基準への適合義務化が進められている。これら の流れを受けて、戸建住宅の高断熱化や設備の高効率化 が促進されていることに加え、熱中症やヒートショック 等の熱的健康快適性への関心の高まりを背景に、様々な 全館空調システムが提案されている。

本研究では全館空調システムの中でも太陽エネルギー を最大限活用しエネルギー自立を目指す「太陽エネルギ ー活用型ヒートポンプ暖冷房換気給湯システム(以下、 本システム)」を研究対象とし、本システム搭載住宅のエ ネルギー自立率向上と快適な温熱環境の実現に向けて、 室温・熱負荷シミュレーションの構築と本システム搭載 住宅の運用要素をパラメータとしたケーススタディを行 いエネルギー消費やエネルギー自立の傾向を明らかにす ることを本研究の目的とする。その1¹⁰では冬期におい ての検討を行ったが、本報では夏期においての室温・熱 負荷シミュレーション構築とケーススタディを行った。

<u>2.システム概要</u>

本システムは(表1、図1)ダクト式全館空調システム の1種である。夏期において図2のように挙動し、屋根面 に設置されたPhotovoltaic and Thermal(以下PVT)で太陽 光発電および太陽熱集熱・夜間放射冷却を利用すること で太陽エネルギー利用の最大化を目指しながら、1台の ヒートポンプ(以下HP)による暖冷房・給湯沸上を行う。 これにより、冷房時の排熱を利用した給湯沸上といった エネルギー消費の高効率化やシステムのコンパクト化が 表1:本システム能力概要

	定格能力[kW]	4.0		定格風量[m³/h]	200
冷房	定格消費電力[kW]	1.115	協告	定格消費電力[W]	65
	エネルギー消費効率	3.59	196,20	温度交換効率[%](夏期/冬期)	80/90
	定格標準能力[kW]	4.0		全熱交換効率[%](夏期/冬期)	75/85
	定格標準消費電力[kW]	0.905		タンク容量[L]	370
暖房	定格低温能力[kW]	4.70	給湯	冬期高温消費電力[kW]	1.35
	定格低温消費電力[kW]	1.700	1	中間期標準消費電力[kW]	1.06
	Tネルギー消費効率	4.00			





	0時	6時	12時	18時	23時
放射冷却利用冷房	19:00~6:00において リターン空気温度が2	「取込外気の温度がリタ 23°C以上である時に稼(ーン空気温度を下回り、 動する	HP給湯沸	上と併用できる
換気熱利用冷房		主居室が設定温度 HP給湯沸上と併用	となるようHP冷房を行う 月できる	夜間においても室 HP冷房を行う	温が高い場合は
HP給湯沸上			冷房時の排熱を利用し HP冷房と併用できる		要が多い場合、 き上げを行う

図2:本システム夏期挙動イメージ

物性値・部位構成入力 建物・街区モデル入力 3発熱量・スケジュール入力 機器設定値・システム制御入力 表2:建物モデル概要 建物モデル パッシブ標準プラン CFD解析を用いた空調経路算出 木造2階建て 構造種別 空量経路・室間空気交換量入力 所在地 東京都23区(6地域) 熱回路網計算実行・結果出力 0.46W/m²K UA値 各システム要素の消費電力算出 ŋAC値 19 1F:63.76m 2F:60.45m 床面積 図 3:シミュレーション PVT積載量・ 積載屋根勾配 8.2kW (クワトロDM410W×20)・ フロー

可能である。日中の熱負荷はHPにて処理し、全熱交換器 で熱回収を行った後、PVTパネル裏面を通して排気する。 夜間は冷えた空気を屋根面から取り入れ室温が高い場合 はHP冷房を行う。また、本体に第一種全熱交換換気機能 を内蔵しており、各居室に換気口を設けず24 時間換気が 可能である。冷房時において空調空気は本体から給気ダ クトを通じて、A,C系統の送風ファンによって各室に供給 され、階段室や吹き抜けを通り小屋裏に設置された本体 へ戻り住戸全体を循環する全館空調方式をとる。本シス テムの運転制御について、主居室に設置された本システ ムのリモコンセンサが感知した温度に応じて、送風温度 と合計風量が制御され熱負荷が処理される。また、各居 室で送風量や送風温度は制御できないため主居室以外の 室温は成り行きで決定される。

3. シミュレーション構築

3.1 シミュレーション全体概要

構築したシミュレーションフローを図3に示す。シミ ュレーションは主に熱回路網計算を用いて行うが、一部 CFDで室間空気循環量・経路を導出し、全館空調システ ム特有の空調経路を熱回路網計算上で入力する。本研究 ではパッシブ標準プラン³をもとに作成した本システム 搭載標準住宅モデル・街区モデル、空調計画(表 2,図 4,5,6) を用いた。各吹出口の風量は本システムに使用されるダ クト部材の圧力損失実験値を用いて算出した。

3.2 CFD 解析条件

CFD の解析条件を表3 に示す。標準年拡張アメダス気 象データ(2010 年版)の東京(6 地域)において最高外 気温度計測時を解析対象日時として定常解析を行い、解 析結果を用いて空調経路を決定する。

3.3 熱回路網計算解析·制御条件/消費電力算出条件

熱回路網計算における計算条件を表4に示す。標準年 拡張アメダス気象データ(2010年版)の東京(6地域) を用い、解析期間は5/1~9/30(解析助走期間は1年間)、 解析間隔を1時間とした。なお、シミュレーション構築 において冷房時の排熱を利用した給湯沸上は再現できて おらず、排熱給湯時の COP で電力に換算している。今後 のシミュレーション精緻化における課題とする。本シス テムの放射冷却利用冷房の制御条件を図7 に示す。「① 19:00~5:59」、「②外気取込温度<リターン空気温度」、「③ リターン空気温度≧23℃」という3つの条件を満たした 時放射冷却利用冷房が稼働するように制御を入力した。 本システムの給湯沸上の制御条件を図8に示す。貯湯槽 を10ブロック分割し、「12:00~15:59に8番目の貯湯槽 ブロックの温度が65℃以下または20:00~23:59に2番目 の貯湯槽ブロックが45℃以下」という条件を満たした時、 給湯沸上が稼働するように制御を入力した。給湯使用条 件は図9に示す通りである。また各システム要素の消費 電力算出は表5に示すとおりである。



制御条件



図9:給湯使用条件

表5:各システム要素の消費電力算出

	HP冷房	平成28年省エネルギー基準に準拠したエネルギー消費性能の評価に関する技術情報 (住宅)現行版におけるダクト式セントラル空調機のエネルギー消費性能算定方法を用いた		
	HP給湯	冷房負荷なし	全国9地点でシミュレーションを行って結果の平均値である 以下の各外気温におけるCOPを線形補正したものを用いた 7℃:3.32、16℃:3.77、25℃:4.70	
		冷房負荷あり	COP : 8.54	
	換気送風	各使用ファンごとの消費電力量は以下の通り A,C系統ファン:65W 排気ファン:40W		







800

700

100

0

■ PV発電

757



図12:各ケース期間積算システム供給熱量(8月) シミュレーションを用いたケーススタディ

4.1 システム挙動によるケーススタディ

本検討では放射冷却利用冷房の稼働をパラメータとし てケーススタディを行った。HEAT20 G2 レベル (UA値 =0.46W/m²K)の断熱性能で AC 系統・設定温度 27℃-定の場合においてシステム挙動が「放射冷却利用冷房が 稼働しない(冷房運転は換気熱利用冷房のみ)」と「放射 冷却利用冷房が稼働する」の2ケースで比較を行った。 各ケースの解析期間における時刻別平均システム供給熱 量と室温推移の比較を図10に示す。各居室の室温につい ていずれのケースでも大きな差はなく、どの時間帯にお いてもおおよそ 28℃以下と快適範囲に維持されていた。 また放射利用冷却冷房が稼働するケースは放射利用冷却 冷房が稼働する19時以降にHP 冷房熱量(顕熱)が小さ くなる傾向にあった。各ケースの解析期間における時刻 別平均 0A1, 0A2 温度・熱源出口空気温度を図 11 に示す。 放射冷却利用冷房が稼働するケースでは稼働時間の 19 ~6時において0A1温度は0A2温度よりも3℃程度低くな っているが、熱源出口空気温度は大きな差はなく、また 19 時以降においては放射冷却利用冷房が稼働していな い方が熱源出口空気温度が低い結果になった。これがい ずれのケースでも室温差があまりなく、放射利用冷却冷 房が稼働する時19時以降にHP冷房熱量(顕熱)が小さ くなる要因だと推察される。各ケースの解析期間におけ 放射冷却利用冷房なし

71.7

196

■システム買電量

2温度

A1温度

放射冷却利用冷房あり

■システムPV自家消費量

778

熱源出口空気温度(放射冷却毎

熱源出口空気温度(放射冷却有

● システム自立率

71.7

195

放射冷却利用冷房あり

80

75

70

65

60

~」本自立率[%

シメナ

るシステム供給熱量(HP 給湯は除く)の積算値の比較 を図 12 に示す。放射利用冷却冷房が稼働するケースは HP 冷房熱量(顕熱)と換気回収熱量(潜熱)が小さく なる一方で、HP 冷房熱量(潜熱)が大きくなった。放 射利用冷却冷房は熱交換素子を経ずに外気を取り入れる ため、稼働条件である夜間の外気温度がリターン空気温 度より低い時は HP 冷房熱量(顕熱)を小さくできるこ とがわかる。潜熱については外気が熱交換素子を経ない ことで換気回収熱(潜熱)が小さくなるのに対し、その 分冷温水コイルが処理する潜熱が大きくなるため HP 冷 房熱量(潜熱)が大きくなっている。供給熱量の合計で は放射冷却利用冷房が稼働すると2%の熱量削減につな がった。各ケースの PV 発電量とシステム消費電力量・ システム自立率の比較を図13に示す。なお、本研究では システム消費電力量に対して PV 発電量が賄えた割合を システム自立率とし、家電等の消費電力は除いている。 放射冷却利用冷房が稼働するケースは PV 発電量が 3% 増加した。夜間に冷えた空気を屋根面から取り入れるこ とで日中熱くなった PVT パネルを冷やして発電効率を 上げることができたことが示唆される。しかし夜間放射 冷却により PV 発電量が増えてもシステム自立率は向上 せず、発電量の増加分はすべて売電していた。夜間放射 冷却は供給熱量・消費電力量の削減、PV 発電量の増加 につながるがシステム自立率向上にはつながらなかった。

図13:各ケース期間積算発電量・システム自立率(8月)



表6:各ケース概要

図 17: 各ケースのシステム 自立率と温熱環境の関係

4.2 設定温度によるケーススタディ

相対湿度の関係

本検討では HEAT20 G2 レベルの断熱性能で放射利用 冷却が稼働する場合において、設定温度によるケースス タディを行った。表6に示すように AC 系統・設定温度 27℃一定の Case1 に対して、夜間の設定温度を上げて夜 間 HP 冷房熱量削減を図る Case2、日中の設定温度を下げ る Case3、Case2,3 の両立を図る Case4 を比較した。8月



072+738 (RH40-56): 対象室作用温度が24~28%内かつ対象室相対湿度が40~60%内の時間数[h]

の時刻別平均 HP 冷房熱量・消費電力量(図 14) を比較 すると、Case2.4 に夜間 HP 冷房熱量削減が見られた一方 で、Case3 は夕方以降の HP 冷房熱量削減が見られた。 これは日中に建物全体の室温が下がり、設定温度にする ための必要熱量が小さくなったためと考えられる。また、 Case2~4 共通で設定温度を下げる時間でHP 冷房熱量が 増加しており、発電可能時間で設定温度を下げる必要性 が推察された。8月の積算システム供給熱量(HP 給湯は 除く)・消費電力量(図 15)においても Case1 より Case2.4 が 6~9%のシステム買電量削減、3~6% のシステム自立 率向上と夜間設定温度を上げることが効果的である一方 で、Case3 にも 6%のシステム買電量削減、7%のシステ ム自立率向上と効果が得られた。8 月の快適時間率を図 16、システム自立率と温熱環境の関係を図17に示す。本 検討では温熱環境評価に(1),(2),(3)式で定義した快適時間 率を用いている。Case1 と比較して Case2~4 はシステム 自立率と快適時間率の向上を図ることができており、中 でも Case3 が最も評価が高い結果となった。

<u>5. 総括</u>

本研究では熱回路網計算と CFD を用いて本システム 搭載住宅に近い挙動を再現した夏期シミュレーションを 構築し、本システム搭載住宅のシステム挙動・運用要素 に関するケーススタディを行いエネルギー消費やエネル ギー自立の傾向を明らかにした。シミュレーション構築 の課題である冷房排熱を給湯沸上の空気熱源として用い ることを再現することで更なるエネルギー自立率向上が 見込まれるが本研究の検討でも一定の効果が見られた。

参考文献

- 高橋勇斗,太陽エネルギー活用型ヒートポンプ暖冷房換気給湯シス テム搭載住宅のエネルギー自給率向上に関する研究(その1)エネ ルギー自給率向上に向けた冬期シミュレーション構築とケースス タディ,空気調和・衛星工学会大会2022,
- 谷口景一朗,新パッシブ標準プランの提案,自立循環プロジェクト シンポジウム 2020,

謝辞:本研究は、"国土交通省サステナブル建築物先導事業(省 CO2 先導型) 採択案件「「オール タイム・リアル ZEH の推進 ~太陽熱を活用した『エネルギー自立』へ向けた取組み~」に係る技 術検証"による成果の一部である。実測にご協力いただいた居住者、工務店をはじめとする関係者 の皆様に深く謝意を表します。