

การประเมินผลทางเศรษฐกิจของการทำงานของระบบพลังงาน
แสงอาทิตย์ที่ไร้ปรับอากาศให้กับบ้านพักอาศัยในกรุงเทพฯ

นาย ปราโมทย์ เกระเพ็ญเลิศ

004088

วิทยานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาคำหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรมหาบัณฑิต

ภาควิชาวิศวกรรมเคมี

บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

พ.ศ. 2524

I16500581

AN ECONOMIC EVALUATION OF THE SYSTEM PERFORMANCE
OF A SOLAR-AIRCONDITIONED HOUSE IN BANGKOK

Mr. Pramote Techapeolers

A Thesis Submitted in Partial Fulfilment of the Requirements
for the Degree of Master of Engineering
Department of Chemical Engineering
Graduate School
Chulalongkorn University

1981

Thesis Title AN ECONOMIC EVALUATION OF THE SYSTEM
 PERFORMANCE OF A SOLAR-AIRCONDITIONED
 HOUSE IN BANGKOK

By Mr. Pramote Techapeolers

Department Chemical Engineering

Thesis Advisor Assis. Prof. Wiwut Tanthapanichakoon, Ph.D.

Thesis Co-advisor Assis. Prof. Wichan Lertwipatrakul, M.Sc.

Accepted by the Graduate School, Chulalongkorn University
 in partial fulfilment of the requirements for the Master's degree.

.....*S. Bunnag*.....Dean of Graduate School
 (Associate Professor Supradit Bunnag, Ph.D.)

Thesis Committee

.....*Mr. Kroekchai*.....Chairman
 (Associate Professor Kroekchai Sukanjanajtee, Ph.D.)

.....*S. Vanichseni*.....Member
 (Assistant Professor Sutham Vanichseni, Ph.D.)

.....*Woraphat Arthayukti*.....Member
 (Assistant Professor Woraphat Arthayukti, Dr-Ing.)

.....*Wiwut Tanthapanichakoon*.....Member
 (Assistant Professor Wiwut Tanthapanichakoon, Ph.D.)

.....*W. Lertwipatrakul*.....Member
 (Assistant Professor Wichan Lertwipatrakul, M.Sc.)

Copyright of the Graduate School, Chulalongkorn University.

| | |
|----------------------|---|
| หัวข้อวิทยานิพนธ์ | การประเมินผลทางเศรษฐกิจของการทำงานของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ที่ใช้ปรับอากาศให้กับบ้านพักอาศัยในกรุงเทพฯ |
| ชื่อนิสิต | นายปราโมทย์ เกษะเพ็ญเลิศ |
| อาจารย์ที่ปรึกษา | ผศ. ดร. วิวัฒน์ ศันสະพานิชกุล |
| อาจารย์ที่ปรึกษาร่วม | ผศ. วิชาญ เลิศวิภากระกุล |
| ภาควิชา | วิศวกรรมเคมี |
| ปีการศึกษา | 2524 |

บทคัดย่อ

การศึกษานี้มีจุดประสงค์เพื่อศึกษาการทำงานและความเป็นไปได้เชิงเศรษฐกิจของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ในกรุงเทพฯ โดยจำลองแบบพฤติกรรมจลน์ของการทำงานของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ที่ใช้ปรับอากาศ และ ทำน้ำร้อนให้กับบ้านพักอาศัยตัวอย่างในกรุงเทพฯ โดยอาศัยโปรแกรม MOSTPROSIT (A Modularized Solar Thermal Processes Simulator) บ้านตัวอย่างที่เราเลือกเป็นบ้านชั้นเดียวมีพื้นที่ตัวบ้าน 21.56 ตารางวา (86.25 ตารางเมตร) บนเนื้อที่ 50 ตารางวา (200 ตารางเมตร)

ระบบพลังงานแสงอาทิตย์ที่ใช้ติดตั้งกับบ้านตัวอย่าง ประกอบด้วยชิ้นส่วนสำคัญ ดังนี้ แผงรับแสงอาทิตย์, ถังเก็บน้ำร้อน, เครื่องปรับอากาศแบบดูดซึม (Absorption Air-conditioner) ขนาด 3 ตัน, หม้อต้มน้ำร้อนขนาด 200,000 kJ/hr, ตัวควบคุมอัตโนมัติ และ ปั๊มน้ำ เป็นต้น

การจำลองแบบพฤติกรรมจลน์ของการทำงานของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ได้กระทำขึ้น 3 กรณี ความขนาดของแผงรับแสงอาทิตย์ ดังต่อไปนี้คือ 76.4 ตารางเมตร,

91.68 ตารางเมตร และ 106.96 ตารางเมตร (ในขณะที่เดียวกัน ขนาดของถังเก็บ น้ำร้อนซึ่งหุ้มฉนวนกันความร้อนไว้อย่างดี ก็แปรเป็นสัดส่วนกับขนาดของแผงรับแสง อาทิตย์ กล่าวคือ จาก 4.0 ลูกบาศก์เมตร มาเป็น 4.824 และ 5.64 ลูกบาศก์เมตร ตามลำดับ)

จากผลของการคำนวณโดยใช้ข้อมูลภูมิอากาศจากกรมอุตุนิยมวิทยา สำหรับเดือน มีนาคมถึงเดือนมิถุนายน ปี ค.ศ. 1979 ปรากฏว่า แผงรับแสงอาทิตย์สามารถเก็บ พลังงานแสงอาทิตย์ได้ถึง 38.67%, 37.79% และ 36.12% ของพลังงานแสงอาทิตย์ที่ ตกลงบนแผงที่ทำมุมเอียง 13 องศากับพื้นราบ จำนวนทั้งสิ้น 1.84×10^8 kJ, 2.21×10^8 kJ และ 2.58×10^8 kJ ตามลำดับ ส่วนพลังงานความร้อนเสริมที่ต้อง ใช้เพื่อรักษาอุณหภูมิของตัวบ้านให้อยู่ในช่วงควบคุม 24 - 25°C ในเวลาที่มีพลังงานแสง อาทิตย์ไม่เพียงพอ ตลอดเวลา 4 เดือนดังกล่าวมีปริมาณเท่ากับ 3.89×10^7 kJ, 3.17×10^7 kJ และ 3.09×10^7 kJ ตามลำดับ

เนื่องจากภาระการปรับอากาศของบ้านพลังงานแสงอาทิตย์ทั้งบ้านมีค่าเฉลี่ย $\frac{4.46 \times 10^7 + 4.49 \times 10^7 + 4.48 \times 10^7}{3} = 4.48 \times 10^7$ kJ ใน 4 เดือนดังกล่าว ถ้าสมมุติเครื่องปรับอากาศระบบไฟฟ้ามีประสิทธิภาพ 60% และ โรงจักรไฟฟ้ามี ประสิทธิภาพในการผลิตกระแสไฟฟ้า 30% ปริมาณน้ำมันเตาที่สามารถประหยัดได้ทั้งหมด จะมีจำนวนเท่ากับ 6522.09 ลิตร, 6565.96 ลิตร และ 6551.33 ลิตร ตามลำดับ (น้ำมันเตา 1 ลิตร ให้ความร้อน 37990.57 kJ) อนึ่งประสิทธิภาพของเครื่อง ปรับอากาศระบบดูดซึมที่ใช้มีค่าค่อนข้างคงที่ประมาณ 62% เนื่องจาก น้ำร้อนที่ใช้ในการ เติมน้ำเครื่องปรับอากาศระบบดูดซึมถูกควบคุมอุณหภูมิไว้ในช่วง 85 - 88°C ในกรณีที่น้ำ ร้อนจากถังเก็บมีอุณหภูมิต่ำกว่าช่วงดังกล่าว ตัวควบคุมการไหลอัตโนมัติจะสับเปลี่ยนมา ใช้ น้ำร้อนจากหม้อต้มน้ำร้อนเพื่อเดินเครื่องปรับอากาศ หม้อต้มน้ำร้อนนี้จะควบคุม อุณหภูมิของน้ำที่ทางออกไว้ที่ 85°C

เพื่อศึกษาความเป็นไปได้ทางเศรษฐกิจของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ก็งกล่าว เมื่อเปรียบเทียบกับระบบทั่วไปที่ใช้พลังงานไฟฟ้า เราได้ทำการคำนวณค่าใช้จ่ายในการลงทุน ตลอดจนค่าใช้จ่ายในการปรับอากาศและทำน้ำร้อน โดยอาศัยสมมุติฐานต่างๆซึ่งมีรายละเอียดอยู่ในวิทยานิพนธ์นี้ ปรากฏว่า ภายในระยะเวลา 10 ปี เมื่อค่ากระแสไฟฟ้าคงที่ ระบบพลังงานแสงอาทิตย์ทั้งสามกรณีจะเสียค่าใช้จ่ายทั้งสิ้น 1,117,665.60 บาท, 1,159,676.40 บาท และ 1,220,652.00 บาท ตามลำดับ ในขณะที่ระบบที่ใช้พลังงานไฟฟ้าต้องเสียค่าใช้จ่าย 1,667,953.20 บาท ส่วนในกรณีที่ค่ากระแสไฟฟ้าเพิ่มขึ้นปีละ 8% ภายในระยะเวลา 10 ปี ระบบพลังงานไฟฟ้า, ระบบพลังงานแสงอาทิตย์ทั้งสามกรณีจะเสียค่าใช้จ่ายทั้งสิ้น 2,390,002.80 บาท, 1,260,664.30 บาท, 1,286,954.60 บาท และ 1,341,329.80 บาท ตามลำดับ.

Thesis Title AN ECONOMIC EVALUATION OF THE SYSTEM
 PERFORMANCE OF A SOLAR-AIRCONDITIONED
 HOUSE IN BANGKOK

Name Mr. Pramote Techapeolers

Thesis Advisor Assis. Prof. Wiwut Tanthapanichakoon, Ph.D.

Thesis Co-advisor Assis. Prof. Wichan Lertwipatrakul

Department Chemical Engineering

Academic Year 1981

ABSTRACT

The purpose of the present work is to study the performance and economic feasibility of a solar energy system in Bangkok by simulating the dynamic performance of a " typical " solar cooled house, complete with solar heated hot water, in Bangkok with the aid of a computer program called MOSTPROSIT (A Modularized Solar Thermal Processes Simulator). The solar house is one-storeyed with a floor area of 86.25 m^2 on 200 m^2 of land.

The solar system is composed of the following main components: a solar collector, a water storage tank, a 3-ton absorption air-conditioner, a 200,000 kJ/hr main heater, controllers and pumps.

Simulation of the solar house was carried out for 3 different cases according to the solar collector size, namely, 76.4 m², 91.68 m² and 106.96 m², respectively. (Simultaneously, the volume of the water storage tank was varied according to the collector size as 4.0 m³, 4.824 m³ and 5.64 m³, respectively.)

According to the computational results obtained with the use of actual meteorological data for March through June 1979, it was found that the solar collectors were able to collect 38.67%, 37.79% and 36.12% of the total solar radiation incident on the plates tilted 13° from the horizontal plane, namely, 1.84 x 10⁸ kJ, 2.21 x 10⁸ kJ and 2.58 x 10⁸ kJ, respectively. On the other hand, the amounts of supplemental energy necessary to maintain the house temperature within a control band of 24 - 25°C, when there was not enough solar energy available, were 3.89 x 10⁷ kJ, 3.17 x 10⁷ kJ and 3.09 x 10⁷ kJ, respectively.

Since the cooling loads of the whole solar house averaged out as $\frac{4.46 \times 10^7 + 4.49 \times 10^7 + 4.48 \times 10^7}{3} = 4.48 \times 10^7$ kJ for the same 4-month period, if the efficiencies of a conventional electric air-conditioner and a thermal power plant were assumed to be 60% and 30%, respectively, the amount of fuel oil that could have been saved turned out to be 6522.09 liters, 6565.96 liters and 6551.33 liters per house per 4 months for the three cases, respectively. (A liter of fuel oil has a heating value of

37990.57 kJ.) Incidentally, the efficiency of the solar absorption air-conditioner remained relatively constant around 62% because the hot water which was used to run the absorption air-conditioner was maintained its temperature within a control band of 85 - 88°C. In the case that the water temperature dropped below 85°C, the flow controller would divert the water flow through the main heater loop. The main heater was set to control its outlet water temperature at 85°C.

To evaluate the economic feasibility of the aboved solar system, as compared to a conventional electric system, the investment costs and operating costs of air-conditioning were computed using the assumptions listed in the present work. The results showed that if the rate of electricity price is constant along 10 years, the three cases of the solar system will cost 1,117,665.60 Baht, 1,159,676.40 Baht and 1,220,652.00 Baht, respectively, while the total cost of the electric system will be 1,667,953.20 Baht. If the annual electricity price increase 8% along 10 years, the total cost for the electric system and the three cases of the solar system turn out to be 2,390,002.80 Baht, 1,260,664.30 Baht, 1,286,954.60 Baht and 1,341,329.80 Baht, respectively.

ACKNOWLEDGEMENTS

The author is very grateful to Assoc. Prof. Somchai Thayanyong, director of the Computer Service Center Chulalongkorn University, for permission to use the Computer Service Center computer along the simulation in this thesis. Thanks are extended to Assis. Prof. Dr. Wiwut Tanthapanichakoon, the author's thesis advisor, for his providing helpful suggestions. The author also wishes to thank Assis. Prof. Wichan Lertwipatrakul, his co-advisor, for his encouragement and constructive suggestions along the simulation. Thanks are also extended to all of the Computer Service Center operators for their patiently running the computer along the simulation in this thesis.

The financial supports for this research from the Graduate School and Chulalongkorn University Alumni Foundation are gratefully acknowledged.

CONTENTS

| | PAGE |
|---|------|
| ABSTRACT IN THAI | iv |
| ABSTRACT IN ENGLISH | vii |
| ACKNOWLEDGEMENTS | x |
| LIST OF TABLES | xiii |
| LIST OF FIGURE | xv |
| CHAPTER | |
| I INTRODUCTION | |
| - General Remarks | 1 |
| - Objectives of Research | 3 |
| - Scope of Research | 3 |
| II MOSTPROSIT | |
| - Formulation of Component Models | 6 |
| - System Setup | 8 |
| - Description of Modules | 9 |
| III CONVERSION OF MOSTPROSIT | 16 |
| IV DESCRIPTION OF SOLAR HOUSE | 21 |
| V SIMULATION RESULTS | 44 |
| VI COST ESTIMATION | 112 |
| VII CONCLUSIONS & FUTURE WORK | |
| - Principal Conclusions | 133 |
| - Limitations & Future Work | 136 |

| | PAGE |
|------------------|------|
| REFERENCES | 137 |
| APPENDIX | 142 |
| VITA | 216 |

LIST OF TABLES

| | PAGE |
|---|------|
| TABLE 4.1 Sectional Views of Various Portions of the House | 27 |
| TABLE 4.2 List of Solar System Components | 28 |
| TABLE 4.3 List of System Parametric Values | 30 |
| TABLE 5.1 Sizes of Solar Collector and Storage Tank Investigated | 44 |
| TABLE 5.2 Simulation Results | 102 |
| TABLE 5.3 Overall Simulation Results for 4 Months | 110 |
| TABLE 6.1 Electricity Consumption by Electric Equipment | 113 |
| TABLE 6.2 Total Electricity Consumption by Electric Equipment for 4 Months | 117 |
| TABLE 6.3 Electricity Costs of Electric Equipment | 119 |
| TABLE 6.4 Costs of Fuel Oil for the Main Heater | 120 |
| TABLE 6.5 Operating Costs of the Solar System | 121 |
| TABLE 6.6 Investment Costs of the Solar System | 122 |
| TABLE 6.7 Operating Costs of the Electric System | 123 |
| TABLE 6.8 Investment Costs of the Electric System | 124 |
| TABLE 6.9 Projected Yearly Savings by the Solar System | 129 |

| | PAGE |
|--|------|
| TABLE B.8.1 Values Taken by Thermostat Control | |
| Functions Under Various Circumstances | 157 |
| TABLE C.1 List of Electric Appliances in | |
| the House | 212 |

LIST OF FIGURES

| | PAGE |
|------------|---|
| FIGURE 3.1 | A Simple Solar Water Heating System 18 |
| FIGURE 3.2 | Histogram of Frequency Distributions of Control Variable and Histogram of Time Integrals of the Instantaneous Solar Radiation normal to the Ground 19 |
| FIGURE 4.1 | Dimensions of the Solar House 23 |
| FIGURE 4.2 | Inside View of the Solar House 24 |
| FIGURE 4.3 | Diagram of the Solar House 25 |
| FIGURE 4.4 | Flow Chart and Signal Flow Chart of the Solar House 26 |
| FIGURE 5.1 | Solar Flux on Collector plate (1 st - 6 th March 1979) 46 |
| FIGURE 5.2 | Flat-Plate Collector Temperature (1 st - 6 th March 1979, Case 1) 48 |
| FIGURE 5.3 | Heat Gained by Water (1 st - 6 th March 1979, Case 1) 50 |
| FIGURE 5.4 | Heat Gain Through the Ceiling (1 st - 6 th March 1979, Case 1) 52 |

| | PAGE | |
|-------------|---|----|
| FIGURE 5.5 | Heat Gain Through Walls (1 st - 6 th March 1979) | 54 |
| FIGURE 5.6 | Heat Gain Through the Floor (1 st - 6 th March 1979) | 56 |
| FIGURE 5.7 | Rate of Heat Removal (1 st - 6 th March 1979, Case 1) | 59 |
| FIGURE 5.8 | Supplemental Energy Supplied by Main Heater. (1 st - 6 th March 1979, Case 1) | 61 |
| FIGURE 5.9 | Ambient and Room Temperatures (1 st - 6 th March 1979, Case 1) | 63 |
| FIGURE 5.10 | Water Temperature in the Storage Tank (1 st - 6 th March 1979, Case 1) | 66 |
| FIGURE 5.11 | Absorption Chiller Efficiency (1 st - 6 th March 1979, Case 1) | 67 |
| FIGURE 5.12 | Collector Plate Efficiency (1 st - 6 th March 1979, Case 1) | 68 |
| FIGURE 5.13 | Solar Flux on Tilted Collector Plate | 71 |
| FIGURE 5.14 | Solar Flux on a Horizontal Plane | 75 |
| FIGURE 5.15 | Total Heat Gain by House | 79 |

| | PAGE |
|--------------|---|
| FIGURE 5.16 | Collector Plate Efficiency 83 |
| FIGURE 5.17 | Daily Rate of Heat Removal 88 |
| FIGURE 5.18 | Supplemental Energy Supplied by Main Heater 92 |
| FIGURE 5.19 | Absorption Chiller Efficiency 97 |
| FIGURE 6.1 | Comparison of Costs Between a Solar and an Electric System 132 |
| FIGURE B.1.1 | Pressure Relief Valve 143 |
| FIGURE B.2.1 | On/off Auxiliary Heater 144 |
| FIGURE B.3.1 | Stratified Liquid Storage Tank 146 |
| FIGURE B.4.1 | Flow Diverter 148 |
| FIGURE B.5.1 | Flow Mixer 148 |
| FIGURE B.6.1 | Pump and Fan 149 |
| FIGURE B.7.1 | Absorption Air-Conditioner 151 |
| FIGURE B.7.2 | Normalized Cooling Capacity Function, f_1 152 |
| FIGURE B.7.3 | Normalized Input Energy Requirement Rate Function, f_2 153 |
| FIGURE B.7.4 | Efficiency of ARKLA WF 36 Three-ton Unit 154 |
| FIGURE B.8.1 | One Common Combination of an Auxiliary Heater, an Absorption Air-Conditioner and a Space Heater 156 |

| | PAGE |
|---------------|--|
| FIGURE B.9.1 | Space Heating and Cooling of a One-Node House 163 |
| FIGURE B.10.1 | A Typical Configuration of the Flat-Plate Solar Collector 165 |
| FIGURE B.11.1 | Heat Exchanger (Counter Flow) 180 |
| FIGURE B.12.1 | Roof Configuration and Various Types of Ceiling Cross Section 194 |
| FIGURE B.12.2 | Effective Solar-Air Networks 195 |
| FIGURE C.1 | Heat Generates by Occupants 210 |
| FIGURE C.2 | Heat Generates by Electrical Appliances 211 |
| FIGURE C.3 | Service Hot Water Demand 214 |